



Univerza v Ljubljani



Fakulteta za strojništvo

LADISK – Laboratorij za dinamiko strojev in konstrukcij

Dinamika togih teles

Rešeni kolokviji in izpiti

Dr. Janko Slavič

25. oktober 2012

Zadnja različica se nahaja na: <http://lab.fs.uni-lj.si/ladisk/data/pdf/PreizkusiDTT>

Uporabljamo L^AT_EX 2 ϵ .

V treh korakih do uspeha

1. Spoznavanje zakonov (predavanja).
2. Spoznavanje pristopov, postopkov in principov reševanja (vaje).
3. Osvojitev znanja (lasten študij prve in druge točke).

Za uspeh je najpomembnejša tretja točka. Veliko uspeha pri študiju!

Opombe

- Pri rešitvah nalog je postopek prikazan striktno analitično, pri opravljanju kolokvija/izpita se to ne pričakuje.
- Če nimate *Mathematica*, potem je ogled datotek mogoč z brezplačnim *MathematicaPlayer-jem*.

Kazalo

1	Kolokvij 1	4
1.1	Datum: 20.12.2001	4
1.2	Datum: 12.6.2003	8
1.3	Datum: 28.8.2003	12
1.4	Datum: 23.12.2004	16
1.5	Datum: 14.12.2007	21
1.6	Datum: 29.11.2010	24
1.7	Datum: 7.12.2011	27
2	Kolokvij 2	28
2.1	Datum: 28.3.2002	28
2.2	Datum: 17.3.2005	32
2.3	Datum: 28.3.2008	37
2.4	Datum: 30.5.2002	41
2.5	Datum: 27.5.2004	46
2.6	Datum: 26.5.2007	51
2.7	Datum: 17.1.2010	61
2.8	Datum: 9.1.2012	63
3	Izpiti	65
3.1	Datum: 12.6.2003	65
3.2	Datum: 25.11.2003	69
3.3	Datum: 29.6.2004	73
3.4	Datum: 14.6.2005	78
3.5	Datum: 27.6.2006	83
3.6	Datum: 12.9.2006	86
	Stvarno kazalo	94

Poglavje 1

Kolokvij 1

Obravnavana tematika:

- dinamika masne točke (MT),
- dinamika sistema masnih točk (SMT),
- masni vztrajnostni momenti teles (MVM),
- dinamika togega telesa (TT),
- rotacija togega telesa okoli stalne osi (Bal).

1.1 Datum: 20.12.2001

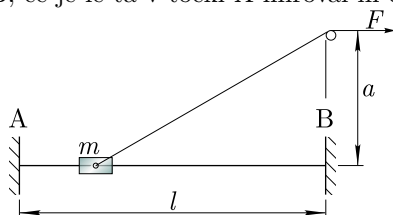


Naloga 1

(30 točk)

Zadostuje znanje: MT

Drsnik mase m se giblje po vodilu od točke A do točke B pod vplivom konstantne sile F . Določite hitrost drsnika v točki B, če je le-ta v točki A miroval in če zanemarimo trenje in velikost drsnika.



$$\begin{aligned} m &= 1 \text{ kg} \\ F &= 10 \text{ N} \\ a &= 0,5 \text{ m} \\ l &= 1 \text{ m} \end{aligned}$$

Rešitev

$$\begin{aligned} \Delta s &= 0,618 \text{ m} \\ v &= 3,516 \text{ m/s} \end{aligned}$$

Postopek

Gre za nekonservativen sistem kjer je vloženo delo enako spremembi mehanske energije. Ker se spremeni samo kinetična energija, velja:

$$\Delta E_k = W_{12}.$$

Ker je kinetična energija v začetku enaka nič, sledi:

$$E_{k_B} - E_{k_A} = E_{k_B} = W_{12}$$

_____ Točk: 10

$$\frac{1}{2} m v_B^2 = F \Delta s,$$

 Točk: 10

kjer je $\Delta s = \sqrt{l^2 + a^2} - a$. Sedaj lahko izračunamo hitrost v točki B:

$$v_B = \sqrt{\frac{2 F \Delta s}{m}}.$$

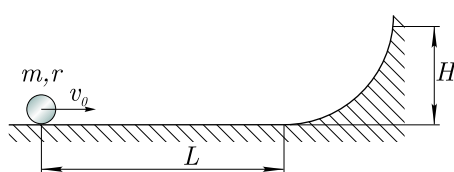
 Točk: 10

Naloga 2

(35 točk)

 Zadostuje
znanje: TT

Homogen valj mase m in polmera r vržemo na vodoravno ravnino z začetno hitrostjo v_0 in brez začetne kotne hitrosti. Pri danem koeficientu trenja določite najvišjo lego težišča valja H . Valj pri dviganju po krivulji ne podrsava.



$$m = 1 \text{ kg}$$

$$r = 0,1 \text{ m}$$

$$L = 1 \text{ m}$$

$$v_0 = 1 \text{ m/s}$$

$$\mu = 0,1$$

$$g = 9,81 \text{ m/s}^2$$

Rešitev

$$t_1 = 0,34 \text{ s}$$

$$x_1 = 0,283 \text{ m}$$

$$\dot{x}_1 = \frac{2}{3} \text{ m/s}$$

$$H = 0,134 \text{ m}$$

Postopek

Nalogo rešimo v dveh delih. Najprej izračunamo hitrost gibanja težišča, ko se začne valj kotaliti¹ V drugem delu pa izračunamo, kako visoko se dvigne valj s preostalo energijo.

Prvi del rešimo s pomočjo II. Newtonovega zakona:

$$\sum_i \vec{F}_i = m \vec{a}_T$$

$$\sum_i M_{T_i} = J_T \ddot{\varphi}$$

 Točk: 5

Ravnotežje sil za x in y os (slika 1.1):

$$-F_t = m \ddot{x},$$

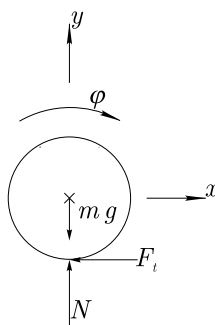
$$N - m g = 0 = m \ddot{y}.$$

Ravnotežje momentov glede na težišče:

$$J_T \ddot{\varphi} = F_t r.$$

 Točk: 5

¹Pri kotaljenju valj ne drsi.



Slika 1.1: Prikaz sil in kinematičnih spremenljivk.

Masni vztrajnostni moment za težišče valja $J_T = \frac{1}{2} m r^2$ in sila trenja $F_t = m g \mu$. Z integriranjem izraza za pospešek \ddot{x} izračunamo hitrost in nato še za pot v odvisnosti od časa:

$$\dot{x} = v_0 - g \mu t$$

$$x = v_0 t - g \mu \frac{t^2}{2}$$

Podobno naredimo za kotni pospešek valja $\ddot{\varphi}$:

$$\dot{\varphi} = \frac{2 g \mu}{r} t$$

_____ Točk: 5

Ko velja:

$$\dot{\varphi}(t_1) = r \dot{x}(t_1)$$

_____ Točk: 5

takrat valj ne podrsava več. Sledi:

$$t_1 = \frac{1 v_0}{3 g \mu}$$

_____ Točk: 5

Ker je $x(t_1) < L$, se to zgodi preden se valj začne dvigovati. Hitrost v tem trenutku je

$$\dot{x}_1 = \dot{x}(t_1),$$

$$\dot{\varphi}_1 = \frac{\dot{x}(t_1)}{r}.$$

Pri najvišji legi težišča se vsa kinetična energija spremeni v potencialno (predpostavimo primerno obliko krivulje):

$$E_{k_1} = E_p$$

$$\frac{1}{2} m \dot{x}_1^2 + \frac{1}{2} J_T \dot{\varphi}_1^2 = m g (H - r).$$

_____ Točk: 5

Sledi rešitev:

$$H = r + \frac{v_0^2}{3 g}.$$

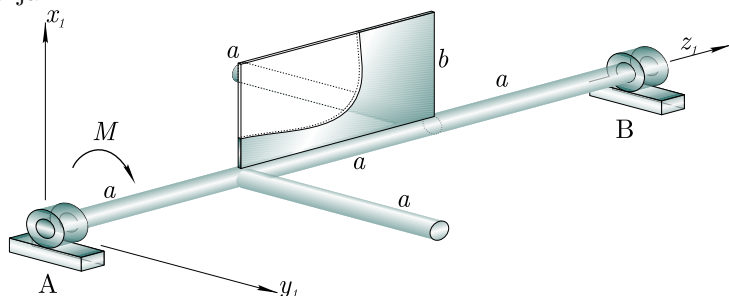
_____ Točk: 5

Naloga 3

(35 točk)

Zadostuje znanje: Bal

Na rotor dolžine $3a$ sta privarjeni homogeni palici, vsaka dolžine a in mase m ter homogena pravokotna plošča mase m in velikosti $a \times b$, kot prikazuje slika. Rotor poženemo iz mirovanja in ga poganjamo s konstantnim momentom M . Določite velikosti amplitud dinamičnih sil v podporah po 1 sekundi obratovanja.

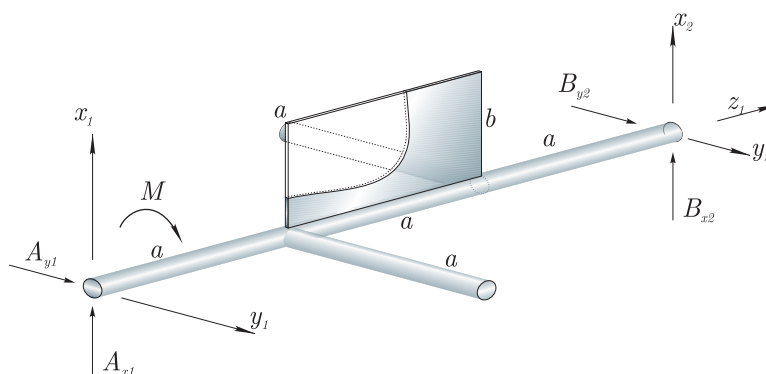


- $m = 1 \text{ kg}$
- $a = 10 \text{ cm}$
- $b = 5 \text{ cm}$
- $M = 1 \text{ Nm}$
- $t_1 = 1 \text{ s}$

Rešitev

$$\begin{aligned}
 J_{x_1 z_1} &= 0,00375 \text{ kg m}^2 \\
 J_{y_1 z_1} &= -0,005 \text{ kg m}^2 \\
 J_{z_1 z_1} &= 0,0075 \text{ kg m}^2 \\
 \ddot{\varphi}_1 &= 133,3 \text{ rad/s}^2 \\
 \dot{\varphi}_1 &= 133,3 \text{ rad/s} \\
 A_{x_1} &= -224,444 \text{ N} \\
 A_{y_1} &= -294,630 \text{ N} \\
 B_{x_2} &= -220 \text{ N} \\
 B_{y_2} &= 297,963 \text{ N}
 \end{aligned}$$

Postopek



Slika 1.2: Prikaz sil in kinematičnih spremenljivk.

Za izračun velikosti dinamičnih sil na ležaje bomo uporabili izraza:

$$\sum M_{x_1} = -J_{x_1 z_1} \ddot{\varphi} + J_{y_1 z_1} \dot{\varphi}^2$$

$$\sum M_{y_1} = -J_{x_1 z_1} \dot{\varphi}^2 - J_{y_1 z_1} \ddot{\varphi}$$

_____ Točk: 5

Da lahko zgornja izraza rešimo, rabimo kotni pospešek $\ddot{\varphi}$ in kotno hitrost $\dot{\varphi}$. Kotni pospešek določimo iz II. Newtonovega zakona:

$$\sum M_{z_1} = J_{z_1 z_1} \ddot{\varphi}$$

Izpeljemo:

$$\ddot{\varphi} = \frac{M}{J_{z_1 z_1}}$$

in upoštevajoč začetne pogoje z integriranjem:

$$\dot{\varphi} = \ddot{\varphi} t$$

Sedaj izračunamo potrebne masne vztrajnostne momente:

$$J_{x_1 z_1} = \underbrace{0 + m(0 \cdot a)}_{1. \text{ palica}} + \underbrace{0 + m(0 \cdot 2a)}_{2. \text{ palica}} + \underbrace{0 + m\left(\frac{b}{2} \cdot \frac{3a}{2}\right)}_{\text{plošča}} = \frac{3}{4} m a b$$

$$J_{y_1 z_1} = \underbrace{0 + m\left(\frac{a}{2} \cdot a\right)}_{1. \text{ palica}} + \underbrace{0 + m\left(\left(-\frac{a}{2}\right) \cdot 2a\right)}_{2. \text{ palica}} + \underbrace{0 + m\left(0 \cdot \frac{3a}{2}\right)}_{\text{plošča}} = -\frac{1}{2} m a^2$$

$$\begin{aligned} J_{z_1 z_1} &= \underbrace{\frac{1}{12} m a^2 + m\left(0^2 + \left(\frac{a}{2}\right)^2\right)}_{1. \text{ palica}} + \underbrace{\frac{1}{12} m a^2 + m\left(0^2 + \left(-\frac{a}{2}\right)^2\right)}_{2. \text{ palica}} + \underbrace{\frac{1}{12} m b^2 + m\left(\left(\frac{b}{2}\right)^2 + 0\right)}_{\text{plošča}} \\ &= \frac{1}{3} m (2a^2 + b^2) \end{aligned}$$

_____ Točk: 10

Označimo z:

$$\begin{aligned} \ddot{\varphi}_1 &= \ddot{\varphi}(t_1) \\ \dot{\varphi}_1 &= \dot{\varphi}(t_1). \end{aligned}$$

Sedaj lahko izračunamo sile v podpori B:

_____ Točk: 5

$$\begin{aligned} B_{y_2} &= -\frac{1}{3a} (-J_{x_1 z_1} \ddot{\varphi}_1 + J_{y_1 z_1} \dot{\varphi}_1^2) \\ B_{x_2} &= +\frac{1}{3a} (-J_{x_1 z_1} \dot{\varphi}_1^2 - J_{y_1 z_1} \ddot{\varphi}_1). \end{aligned}$$

_____ Točk: 5

Ker težišče rotorja leži v ravnini xz lahko za izračun sil A_{x_1} in A_{y_1} uporabimo izraza za ravnotežja sil:

$$\begin{aligned} A_{x_1} + B_{x_2} &= -m_t e \dot{\varphi}^2 \\ A_{y_1} + B_{y_2} &= m_t e \ddot{\varphi}, \end{aligned}$$

kjer je masa $m_t = 6m$ in $e = b/12$.

_____ Točk: 10

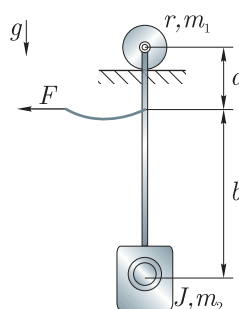
1.2 Datum: 12.6.2003

Povprečen uspeh 5 študentov: 51%



Naloga 1

Slika prikazuje tekoči trak. Pralni stroj mase m_2 in težišnega masnega vztrajnostnega momenta J je togo pritrjen na togo palico zanemarljive mase, le-ta pa je pritrjena na kolo mase m_1 in polmera r . Vrv je pripeta na razdalji a od vrlišča kolesa in se v nekem trenutku napne ter začne delovati na palico s silo F . Izračunajte pospešek težišča pralnega stroja v tem trenutku. Trenje in rotacijsko vztrajnost kolesa zanemarite.



(30 točk) Zadostuje znanje: TT
Povprečen uspeh: 50%

- $a = 0,5 \text{ m}$
- $b = 1 \text{ m}$
- $m_1 = 10 \text{ kg}$
- $m_2 = 60 \text{ kg}$
- $r = 0.1 \text{ m}$
- $F = 400 \text{ N}$
- $J = 6 \text{ kg m}^2$

Rešitev

$$\begin{aligned} a_T &= 5,71 \text{ m/s}^2 \\ \alpha &= 12,42 \text{ rad/s}^2 \\ J_T &= 25,286 \text{ kg m}^2 \\ y_T &= 1,286 \text{ m} \\ a_P &= 3,05 \text{ m/s}^2 \end{aligned}$$

Postopek

Postavimo nepomični koordinatni sistem na višino vrlišča kolesa; x -os naj bo v smeri delovanja sile, y -os pa naj bo navzdol, pozitivna rotacija je torej protiurna.

Pospešek težišča izračunamo iz II. Newtonovega zakona za translacijo (zunanja sila povzroči spremembo gibalne količine):

$$a_T = -\frac{F}{m_1 + m_2}.$$

_____ Točk: 10

Zunanji moment povzroči spremembo vrtilne količine in za izbrani koordinatni sistem zapišemo:

$$-F a = -y_T (m_1 + m_2) a_T + J_T \alpha$$

kjer je razdalja do težišča:

$$y_T = \frac{0 m_1 + m_2(a + b)}{m_1 + m_2}$$

_____ Točk: 5

in masni vztrajnostni moment sistema glede na težišče (zanemarimo rotacijsko vztrajnost kolesa):

$$J_T = J + m_2 (a + b - y_T)^2 + m_1 y_T^2$$

_____ Točk: 10

Pospešek pralnega stroja torej je:

$$a_P = a_T - (a + b - y_T) \alpha,$$

_____ Točk: 5

Naloga 2

(35 točk) Zadostuje znanje: TT
Povprečen uspeh: 46%

Helikopter mase m se dviguje glede na funkcijo $y(t)$, hkrati pa se pomika naprej glede na funkcijo $x(t)$. Pri tem helikopter izvaja še rotacijo okrog navpične osi sournno s kotno hitrostjo ω_h . Na hrbtu helikopterja je vzdolžno nameščena turbina, katere vrteči del ima masni vztrajnostni moment J_t in se vrti s kotno hitrostjo ω_t . Glavna elisa se vrti protiurno s hitrostjo ω_e , krmilna elisa pa 6 krat hitreje.

Masni vztrajnostni moment celotnega helikopterja okrog navpične osi je J_h . Krak glavne elise je dolg l_1 in težak m_1 , krak pomožne pa je dolg l_2 in težak m_2 . Deviacijske masne vztrajnostne momente zanemarite.

Izračunajte kinetično energijo ob času t_0 .

- $x(t) = t$
- $y(t) = t^2$
- $m = 1,5 \text{ t}$
- $m_1 = 20 \text{ kg}$
- $m_2 = 1 \text{ kg}$
- $l_1 = 6 \text{ m}$
- $l_2 = 0,35 \text{ m}$
- $J_h = 2000 \text{ kg m}^2$
- $J_t = 0,1 \text{ kg m}^2$
- $\omega_e = 7 \times 2\pi \text{ rad/s}$
- $\omega_h = 0,1 \times 2\pi \text{ rad/s}$
- $\omega_t = 250 \times 2\pi \text{ rad/s}$
- $t_0 = 1 \text{ s}$



Rešitev

- $E_{kHt}(t_0) = 3750 \text{ J}$
- $E_{kHr}(t_0) = 252,662 \text{ J}$
- $E_{kt} = 123370 \text{ J}$
- $E_{k1} = 676644 \text{ J}$
- $E_{k2} = 4265,45 \text{ J}$
- $E_k = 808282 \text{ J}$
- $J_1 = 720 \text{ kg m}^2$
- $J_2 = 0,1225 \text{ kg m}^2$

Postopek

Kinetična energija helikopterja je:

$$E_k = E_{kHt}(t) + E_{kHr} + E_{k1} + E_{k2},$$

_____ Točk: 5

kjer je kinetična energija translacije (težišča) helikopterja:

$$E_{kHt}(t) = \frac{1}{2} m v^2(t),$$

kjer je:

$$v(t) = \sqrt{\dot{x}^2(t) + \dot{y}^2(t)}.$$

_____ Točk: 5

Kinetična energija rotacije helikopterja je:

$$E_{kHr} = \frac{1}{2} (J_h - J_1) \omega_h^2.$$

_____ Točk: 5

Kinetična energija turbine:

$$E_{kT} = \frac{1}{2} J_t \omega_t^2.$$

_____ Točk: 5

Kinetična energija glavne elise:

$$E_{k1} = \frac{1}{2} J_1 (-\omega_e + \omega_h)^2.$$

_____ Točk: 5

Kinetična energija pomožne elise:

$$E_{k2} = \frac{1}{2} J_2 (6\omega_e)^2.$$

_____ Točk: 5

Za izračun potrebujemo še masna vztrajnostna momenta elis:

$$J_1 = 3 \frac{1}{3} m_1 l_1^2$$

$$J_2 = 3 \frac{1}{3} m_2 l_2^2.$$

_____ Točk: 5

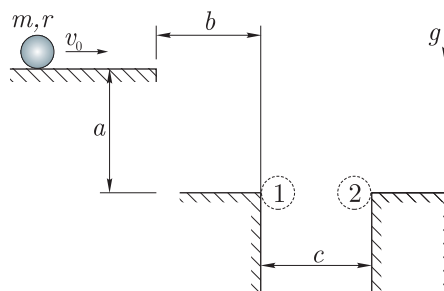
Kje so imeli študentje težave?

Pri E_k vrtenja helikopterja je potrebno odšteti masni vztrajnostni moment glavne elise J_1 , ker se ta mase vrti z drugo absolutno hitrostjo. Pri E_k glavne elise je potrebno upoštevati absolutno kotno hitrost.

Naloga 3

Na sliki je prikazana naprava za sortiranje ležajnih krogel. Kakšna je najmanjša in kakšna je največja hitrost v_0 , da krogla pade v luknjo. Skicirani sta skrajni legi 1 in 2.

Recimo, da krogla zaradi napake v proizvodnji poskakuje in zapusti tla z vertikalno hitrostjo v_{y0} in s horizontalno hitrostjo v_{x0} . Ali v tem primeru pade v luknjo?



(35 točk)

Zadostuje znanje: Trk
Povprečen uspeh: 57%

- $a = 20 \text{ cm}$
- $b = 20 \text{ cm}$
- $c = 10 \text{ cm}$
- $r = 1.5 \text{ cm}$
- $g = 9,81 \text{ m/s}^2$
- $v_{x0} = 1 \text{ m/s}$
- $v_{y0} = 0,1 \text{ m/s}$

Rešitev

$$\begin{aligned} v_y(a+r) &= 2,05 \text{ m/s} \\ T(a+r) &= 0,209 \text{ s} \\ v_0(a+r, b+r) &= 1,03 \text{ m/s} \\ v_0(a+r, b+c-r) &= 1,36 \text{ m/s} \\ T_d &= 0,0102 \text{ s} \\ y_d &= 0,510 \text{ mm} \\ T_s &= 0,2198 \text{ s} \\ x_d &= 0,2198 \text{ m} \end{aligned}$$

Postopek

Iz spremembe potencialne energije v kinetično najprej poiščemo navpično hitrost krogle v odvisnosti od globine padca:

$$m g y = \frac{1}{2} m v_y^2(y)$$

$$v_y(y) = \sqrt{2 g y}.$$

_____ Točk: 5

Ker velja $v_y = dy/dt$, z integriranjem (upoštevajoč začetne pogoje $y(0 \text{ s}) = 0 \text{ m}$, $\dot{y}(0 \text{ s}) = 0 \text{ m/s}$) pridemo do časa padanja v odvisnosti od globine padca:

$$T(y) = \int \frac{dy}{v_y(y)} = \sqrt{\frac{2y}{g}}.$$

_____ Točk: 5

Ker gibanje v horizontalni smeri ni pospešeno, velja $x = v_0 t$ in izpeljemo:

$$v_0(y, x) = \frac{x}{T(y)}.$$

_____ Točk: 5

Potrebna začetna hitrost za prvo lego je:

$$v_0(a+r, b+r) = \sqrt{\frac{g(b+r)^2}{2(a+r)}}$$

_____ Točk: 5

in za drugo lego:

$$v_0(a+r, b+c-r) = \sqrt{\frac{g(b+c-r)^2}{2(a+r)}}.$$

_____ Točk: 5

Pri krogli, ki poskakuje, moramo najprej ugotoviti koliko časa se dviga in kako visoko se dvigne. Iz ravnotežja sil $m g = m a$ in integriranja enačbe $dv/dt = a$ sledi:

$$T_d = \frac{v_{y0}}{g}.$$

Z nadaljnjim integriranjem pridemo do višine dviga:

$$y_d = \frac{1}{2} g T_d^2.$$

_____ Točk: 5

Skupni čas padanja krogle je torej:

$$T_s = T_d + T(y_d + b + r)$$

iz česar sledi novi domet krogle:

$$x_d = v_{x0} T_s.$$

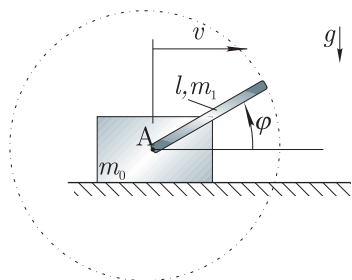
Glede na rezultat krogla pade v luknjo.

_____ Točk: 5

1.3 Datum: 28.8.2003

Naloga 1

(30 točk) Zadostuje znanje: TT
Povprečen uspeh: 50%



- $m_0 = 1 \text{ kg}$
- $m_1 = 0,1 \text{ kg}$
- $v = 3 \text{ m/s}$
- $l = 0,1 \text{ m}$
- $\varphi(0 \text{ s}) = 0 \text{ rad}$
- $\omega = 1 \text{ rad/s}$
- $t_e = 1 \text{ s}$

Masa m_0 drsi brez trenja po podlagi s konstantno hitrostjo v . Palica mase m_1 in dolžine l se vrti okoli točke A s konstantno kotno hitrostjo $\omega = \dot{\varphi}$. Izračunajte kinetično energijo sistema ob času t_e . Ali se mehanska energija ohranja?

Rešitev

$$\begin{aligned}
 J_1 &= 83,333 \cdot 10^{-6} \text{ kg m}^2 \\
 \varphi(1 \text{ s}) &= 2 \text{ rad} \\
 E_{k0} &= 4,5 \text{ J} \\
 E_{k1}(1 \text{ s}) &= 0,4382 \text{ J} \\
 E_k(1 \text{ s}) &= 4,9382 \text{ J}
 \end{aligned}$$

Postopek

Kinetična energija sistema je sestavljena iz kinetične energije drseče mase in kinetične energije relativno na maso vrteče se palice:

$$E_k(t) = E_{k0} + E_{k1}(t)$$

Podana je kinematika palice in mase; mehanska energija se spreminja. Kinetična energija drseče mase: Točk: 5

$$E_{k0} = \frac{1}{2} m_0 v^2.$$

Točk: 5

Palica ima translatorsno in rotacijsko kinetično energijo:

$$E_{k1}(t) = \frac{1}{2} m_1 v_1^2(t) + \frac{1}{2} J_1 \dot{\varphi}(t).$$

Točk: 5

Absolutna hitrost gibanja težišča palice je:

$$v_1(t) = \sqrt{\left(v + \frac{l}{2} \dot{\varphi}(t) \cos \varphi(t)\right)^2 + \left(\frac{l}{2} \dot{\varphi}(t) \sin \varphi(t)\right)^2}.$$

Točk: 5

Potrebujemo še masni vztrajnostni moment palice okoli težišča:

$$J_1 = \frac{1}{12} m_1 l^2.$$

Točk: 2.5

Kinetična energija sistema torej je:

$$E_k(t) = \frac{1}{2} (m_0 + m_1) v^2 + \frac{1}{2} l m_1 v \dot{\varphi}(t) \cos \varphi(t) + \frac{1}{6} l^2 m_1 \dot{\varphi}(t)^2$$

Točk: 5

Potrebujemo še zvezo med zasukom palice in časom. Ker je hitrost vrtenja konstantna, sledi:

$$\varphi(t) = \omega t$$

Točk: 2.5

Kje so imeli študentje težave?

Napačno so izračunali kinetično energijo po formuli: $E_k = \frac{1}{2} (m_0 + m_1) v^2 + \frac{1}{2} (\frac{1}{3} m_1 l^2) \omega^2$.

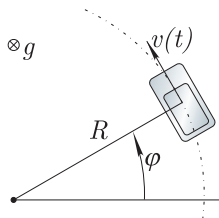
Pravilno izračunamo kinetično energijo sistema togih teles tako, da seštejemo kinetično energijo posameznih teles. Kinetična energija posameznega telesa: $\frac{1}{2} m v_t^2 + \frac{1}{2} J_t \omega_t^2$; vse glede na težišče in vedno absolutne vrednosti hitrosti!

Naloga 2

(35 točk)

Zadostuje znanje: MT
Povprečen uspeh: 36%

Vozilo se pelje v krogu s polmerom R . Hitrost vozila definira funkcija $v(t)$. Poiščite izraz za normalno in tangencialno komponento hitrosti ter pospeška. Izračunajte čas t_z , ko pralni stroj mase m , ki se nahaja v tovornem prostoru, zdrsne. Koeficient trenja med pralnim strojem in tlemi je μ . Vozilo začnemo spremljati pri času $t = 0$, ko je $\varphi(0) = 0$ rad. Nasvet: uporabite polarne koordinate.



$$v(t) = c \cdot t$$

$$c = 1 \text{ m/s}^2$$

$$R = 30 \text{ m}$$

$$m = 75 \text{ kg}$$

$$g = 9.81 \text{ m/s}^2$$

$$\mu = 0.8$$

$$\vec{e}_r = +\vec{i} \cos \varphi + \vec{j} \sin \varphi$$

$$\vec{e}_\varphi = -\vec{i} \sin \varphi + \vec{j} \cos \varphi$$

$$\vec{r} = r \cdot \vec{e}_r$$

Rešitev

$$s(t) = \frac{1}{2} c t^2$$

$$v_n(t) = 0 \text{ m/s}$$

$$v_t(t) = c t$$

$$a_n(t) = -\frac{c^2 t^2}{R}$$

$$a_t(t) = c$$

$$a_z = \mu g$$

$$t_z = 15,28 \text{ s}$$

Postopek

Z odvajanjem krajevnega vektorja \vec{r} po času dobimo vektor hitrosti ($\dot{\vec{e}}_r = \dot{\varphi} \vec{e}_\varphi$, $\dot{\vec{e}}_\varphi = -\dot{\varphi} \vec{e}_r$):

$$\vec{v}(t) = \dot{r}(t) \vec{e}_r + r(t) \dot{\varphi}(t) \vec{e}_\varphi$$

Razberemo normalno in tangencialno hitrost vozila:

$$v_n(t) = \dot{r}(t)$$

$$v_t(t) = r(t) \dot{\varphi}(t)$$

_____ Točk: 5

Z nadaljnjim odvajanjem pridemo do izraza za pospešek:

$$\vec{a}(t) = (\ddot{r}(t) - r(t) \dot{\varphi}(t)^2) \vec{e}_r + (r(t) \ddot{\varphi}(t) + 2\dot{r}(t) \dot{\varphi}(t)) \vec{e}_\varphi$$

$$a_n(t) = \ddot{r}(t) - r(t) \dot{\varphi}(t)^2$$

$$a_t(t) = r(t) \ddot{\varphi}(t) + 2\dot{r}(t) \dot{\varphi}(t)$$

_____ Točk: 5

Povežemo podatek za pot vozila s kotom $\varphi(t)$:

$$\varphi(t) = \frac{s(t)}{R}$$

_____ Točk: 5

Pomik vozila v odvisnosti od časa $s(t)$ dobimo z integriranjem izraza za hitrost:

$$s(t) = \int_0^t v(p) dp$$

_____ Točk: 5

Največjo silo trenja definira teža pralnega stroja:

$$F_{\text{tr}} = \mu m g.$$

_____ Točk: 5

Pospešek tik preden pralni stroj zdrsne s sedeža dobimo iz II. Newtonovega zakona ($\sum F = m a$):

$$a_z = \frac{F_{\text{tr}}}{m} = \mu g.$$

_____ Točk: 5

Pospešek tik pred zdrsom je sestavljen iz normalnega in tangencialnega pospeška:

$$a_z = \sqrt{a_n(t)^2 + a_t(t)^2}.$$

Iz zgornje enačbe sledi čas zdrsa:

$$t_z = \frac{(R^2 (-c^2 + g^2 \mu^2))^{\frac{1}{4}}}{c}$$

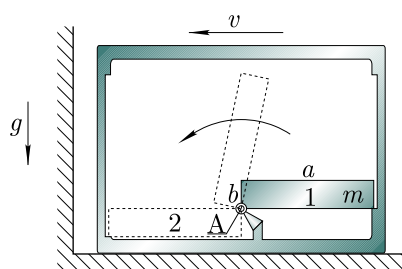
_____ Točk: 5

Naloga 3

(35 točk)

Zaposleni ste v podjetju, ki izdeluje elektromotorje. Da bi lahko ob uveljavljanju garancije preverili, ali je bil elektromotor izpostavljen prevelikim udarcem, razmišljate o možnih tehničnih rešitvah.

Zadostuje znanje: TT
Povprečen uspeh: 36%



$$\begin{aligned} a &= 10 \text{ mm} \\ b &= 2,5 \text{ mm} \\ m &= 0,5 \text{ g} \\ g &= 9.81 \text{ m/s}^2 \\ J_t &= \frac{1}{12}(a^2 + b^2) \end{aligned}$$

Na misel vam pride na sliki prikazana ideja: v zaprtem ohišju se nahaja kvader mase m , masnega vztrajnostnega momenta okoli težišča J_t in prečnega preseka $a \times b$. Kvader se lahko prosto vrtili okoli levega spodnjega roba (točka A). Zanima vas, pri kakšni hitrosti trka v ob steno se bo masa prevrnila iz položaja 1 v položaj 2. Ohišje se po trku ne odbije.

Rešitev

$$v = 1,31762 \text{ m/s}$$

Postopek

Med trkom se ohranja vrtilna količina:

$$L_0 = L_1.$$

_____ Točk: 5

Tik pred trkom je vrtilna količina okoli vrtilišča (gledano v absolutnih koordinatah):

$$L_0 = m v \frac{b}{2}.$$

_____ Točk: 5

Tik po trku je vrtilna količina okoli iste točke:

$$L_1 = J_A \omega,$$

_____ Točk: 5

kjer je J_A masni vztrajnostni moment okoli točke A:

$$J_A = J_t + m \left(\left(\frac{a}{2} \right)^2 + \left(\frac{b}{2} \right)^2 \right).$$

_____ Točk: 2.5

Sedaj lahko izpeljemo kotno hitrost vrtenja ω takoj po trku:

$$\omega = \frac{3bv}{2(a^2 + b^2)}$$

_____ Točk: 2.5

Da se masa zvrne, mora rotacijska kinetična energija biti vsaj enaka potencialni energiji največjega dviga težišča mase:

$$E_p = E_k.$$

Kjer je:

$$E_p = mg \left(\frac{\sqrt{a^2 + b^2}}{2} - \frac{b}{2} \right)$$

_____ Točk: 5

in

$$E_k = \frac{1}{2} J_A \omega^2.$$

_____ Točk: 5

Končno izpeljemo izraz za hitrost:

$$v = \frac{2\sqrt{\sqrt{a^2 + b^2} - b}\sqrt{g}}{\sqrt{3}\sqrt{\frac{b^2}{a^2 + b^2}}}$$

_____ Točk: 5

Kje so imeli študentje težave?

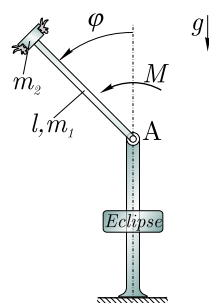
Napačno so predpostavili, da se med trkom ohranja mehanska energija. **Pravilno** bi bilo, da se ohranja vrtilna količina!

1.4 Datum: 23.12.2004

Povprečen uspeh 119 študentov: 52%



Naloga 1



$$\begin{aligned} m_1 &= 5m \\ m_2 &= m \\ m &= 1000 \text{ kg} \\ M &= 100 \text{ kNm} \\ l &= 22 \text{ m} \\ g &= 9.81 \text{ m/s}^2 \end{aligned}$$

(35 točk)

Zadostuje znanje: TT
Povprečen uspeh: 55%

V ljubljanskem BTC-ju je v decembru gostoval zabavišni park, ki je med drugim predstavljal napravo *Eclipse* (na sliki). Drogo dolžine l in mase m_1 se vrtilno nepomično vrte okoli točke A. Na koncu droge je privarjena konstrukcija s sedeži mase m_2 . Če je droga pri kotu $\varphi = 0$ rad miroval in nanj deluje motor s konstantnim momentom M , potem izračunajte pospešek na maso m_2 v najnižji točki. Maso m_2 aproksimirajte z masno točko.

Namig: uporabite II. Newtonov zakon.

Rešitev

$$\begin{aligned} \ddot{\varphi} &= 0,0775 \text{ rad/s}^2 \\ \dot{\varphi} &= 1,6816 \text{ rad/s} \\ J_O &= 1\,290\,667 \text{ kg m}^2 \\ a &= 62,236 \text{ m/s}^2 \end{aligned}$$

Postopek

Uporabili bomo polarni koordinatni sistem; pospešek na masno točko je:

$$a = \sqrt{a_r^2 + a_\varphi^2},$$

_____ Točk: 5

kjer je v splošnem $a_r = \ddot{r} - r\dot{\varphi}^2$ in $a_\varphi = r\ddot{\varphi} + 2\dot{r}\dot{\varphi}$ in v našem primeru ob konstantnem polmeru kroženja l velja:

$$a_r = -l\dot{\varphi}^2 \quad a_\varphi = l\ddot{\varphi}.$$

_____ Točk: 5

Za izračun pospeška nam manjkata kotni pospešek in kotna hitrost; pomagamo si z II. Newtonovim zakonom za rotacijo okrog nepomične osi $\sum M_A = J_A \ddot{\varphi}$:

$$M + \frac{1}{2} m_1 g l \sin \varphi + m_2 g l \sin \varphi = J_A \ddot{\varphi},$$

_____ Točk: 5

kjer je izraz za masni vztrajnostni moment okoli vrtilišča:

$$J_A = \left(\frac{1}{12} m_1 l^2 + m_1 \left(\frac{1}{2} l \right)^2 \right) + m_2 l^2 = \frac{8 l^2 m}{3}.$$

_____ Točk: 5

Kotni pospešek torej je:

$$\ddot{\varphi} = \frac{6 M + 21 l g m \sin \varphi}{16 l^2 m}.$$

Rabimo še kotno hitrost pri najnižji točki; najprej je potrebno izraz preoblikovati tako, da bomo po integriranju dobili zvezo kotna hitrost–kot: $\frac{d^2\varphi}{dt^2} = \frac{d\dot{\varphi}}{d\varphi} \frac{d\varphi}{dt} = \dot{\varphi} \frac{d\dot{\varphi}}{d\varphi}$:

$$\int \dot{\varphi} d\dot{\varphi} = \int \frac{6 M + 21 l g m \sin \varphi}{16 l^2 m} d\varphi.$$

_____ Točk: 5

Ob upoštevanju začetnih pogojev (pri $\varphi = 0$ rad je $\dot{\varphi} = 0$ rad/s) izpeljemo:

$$\dot{\varphi}^2 = \frac{6 M \varphi - 21 l g m (\cos \varphi - 1)}{8 l^2 m}.$$

_____ Točk: 5

Pospešek torej je:

$$a = \sqrt{\frac{9 M^2}{64 l^2 m^2} + \left(\frac{3 (14 l g m + 2 M \pi)}{8 l m} \right)^2} = \frac{3}{8} \sqrt{\frac{M^2 + (14 l g m + 2 M \pi)^2}{l^2 m^2}}$$

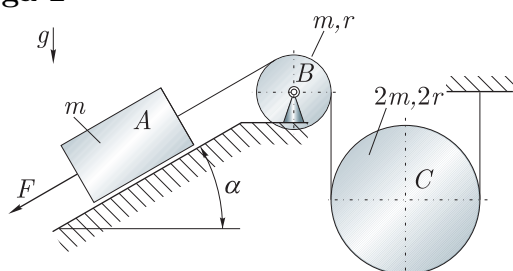
_____ Točk: 5

Kje so imeli študentje težave?

Niso narisali skice z momenti na os A in so se zato pogosto zmotili.

Naloga 2

(35 točk) Zadostuje znanje: TT
Povprečen uspeh: 43%



Izračunajte pospešek telesa A v odvisnosti od sile F , če sistem v začetku miruje. Razmišljajte, da morate najprej določiti gibalno enačbo, razmišljajte o energijah...

Telesi B in C sta valja, trenje pa na klancu je zanemarljivo majhno. Podani podatki so: F, m, r, g, α .

Rešitev

$$\ddot{x}_A = \frac{4(F + g m (\sin \alpha - 1))}{9 m}$$

Postopek

Sistem ima eno prostostno stopnjo in ker nas naloga sprašuje po pospešku telesa A, bomo vse spremenljivke zapisali s koordinato x_A (kolinearno z naklonom klanca; navzdol).

Nalogo rešimo s pomočjo energij: vloženo delo je enako spremembi mehanske energije:

$$E_{12} = A_{12},$$

kjer je:

$$E_{12} = E_k + E_p \quad A_{12} = F x_A.$$

_____ Točk: 5

Kinetična energija je:

$$E_k = E_{kA} + E_{kB} + E_{kC},$$

$$E_{kA} = \frac{1}{2} m \dot{x}_A^2,$$

$$E_{kB} = \frac{1}{2} J_B \dot{\varphi}_B^2,$$

$$E_{kC} = \frac{1}{2} (2m) \dot{x}_C^2 + \frac{1}{2} J_C \dot{\varphi}_C^2.$$

_____ Točk: 10

Masni vztrajnostni momenti so:

$$J_B = \frac{1}{2} m r^2 \quad J_C = \frac{1}{2} (2m) (2r)^2$$

_____ Točk: 5

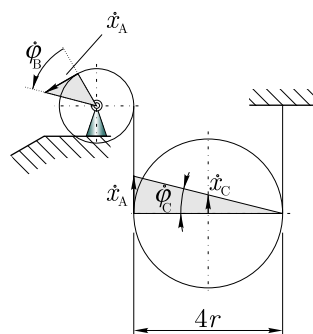
in manjkajoče povezave med koordinatami (slika 1.3):

$$\varphi_B = \frac{x_A}{r},$$

$$\varphi_C = \frac{x_A}{4r},$$

$$x_C = 2r \varphi_C = \frac{x_A}{2}.$$

_____ Točk: 5



Slika 1.3: Prikaz profilov hitrosti za pola hitrosti valja B in C.

Manjkajo še potencialne energija:

$$E_p = E_{pA} + E_{pC},$$

$$E_{pA} = -m g x_A \sin \alpha \quad E_{pC} = 2 m g x_C$$

_____ Točk: 5

Izpeljemo torej ravnotežje energij:

$$\frac{9}{8} m \dot{x}_A^2 + g m x_A - g m x_A \sin \alpha = F x_A$$

in nato z odvajanjem po času:

$$g m \dot{x}_A - g m \dot{x}_A \sin \alpha + \frac{9}{4} m \ddot{x}_A \dot{x}_A = F \dot{x}_A.$$

Ker zgornji izraz velja ob poljubnem času (hitrosti), velja:

$$\ddot{x}_A = \frac{4(F + g m (\sin \alpha - 1))}{9 m}.$$

_____ Točk: 5

Kje so imeli študentje težave?

Z določitvijo kotne hitrosti valja C. Telo C izvaja splošno ravninsko gibanje (translacija in rotacija)! Kljub navodilu so nekateri reševali po Newtonu; ker je potrebno obravnavati vsako telo posebej je tak pristop zamuden!

Naloga 3

(30 točk)

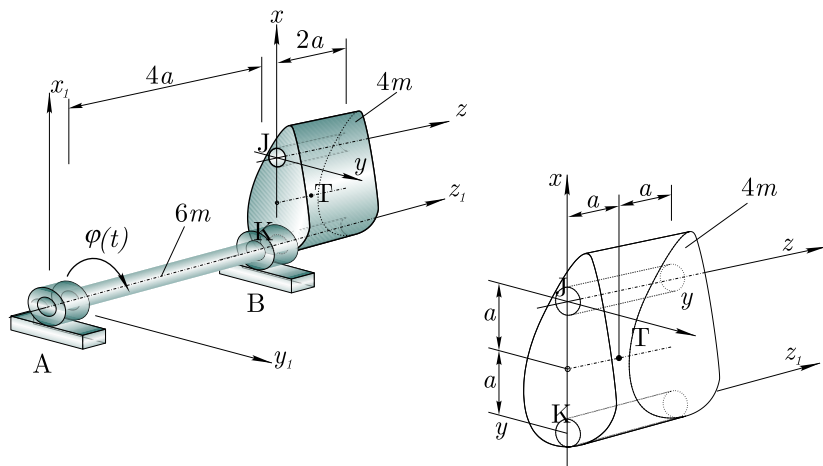
Na sliki je prikazan rotor z gredjo mase $6m$ in dolžino $6a$; na zunanji strani ležaja B je na dolžino gredi $2a$ pritrjeno telo mase $4m$. Za pritrjeno telo ste v *Ansysu* izračunali masne vztrajnostne momente za koordinatni sistem xyz v točki J: $J_{xx}, J_{yy}, J_{zz}, J_{xy}, J_{xz}, J_{yz}$.

Zadostuje znanje: Bal
Povprečen uspeh: 60%

Pritrjeno telo ima težišče v točki T in je pritrjeno na gred, kakor je prikazano na sliki.

Izračunajte dinamične sile na ležaj A pri poljubnem času t , če vrtenje gredi popisuje funkcija $\varphi(t)$.

Velikost ležajev zanemarite. Parametra a in m sta znana.



$$\begin{aligned}
 J_{xx} &= 2 m a^2 \\
 J_{yy} &= 4 m a^2 \\
 J_{zz} &= 6 m a^2 \\
 J_{xy} &= -1 m a^2 \\
 J_{xz} &= 2 m a^2 \\
 J_{yz} &= m a^2 \\
 \varphi(t) &= k t^2
 \end{aligned}$$

Rešitev

$$\begin{aligned}
 A_{x_1} &= \frac{1}{2} (20 a k^2 m t^2 + a k m) \\
 A_{y_1} &= a k^2 m t^2 - 5 a k m
 \end{aligned}$$

Postopek

Za sile na ležaj A moramo zapisati ravnotežje momentov za ležaj B (koordinatni sistem $x_2 y_2 z_2$):

$$\begin{aligned}
 \sum M_{x_2} &= -J_{x_2 z_2} \ddot{\varphi} + J_{y_2 z_2} \dot{\varphi}^2, \\
 \sum M_{y_2} &= -J_{x_2 z_2} \dot{\varphi}^2 - J_{y_2 z_2} \ddot{\varphi},
 \end{aligned}$$

kjer je vsota vseh momentov na os x_2 oz. y_2 :

$$\sum M_{x_2} = 4 a A_{y_1} \qquad \sum M_{y_2} = -4 a A_{x_1}$$

_____ Točk: 5

V zgornjem izrazu nam za izračun sil manjkajo masni vztrajnostni momenti:

$$J_{x_2 z_2} = \int_m x_2 z_2 dm = \underbrace{(0 + 4 m (0) (-2 a))}_{\text{Gred med ležaji.}} + \underbrace{(0 + 2 m (0) (+a))}_{\text{Gred na zun. str. lež. B.}} + \underbrace{(J_{x_T z_T} + 4 m (a) (a))}_{\text{Pritrjena masa.}},$$

$$J_{x_2 z_2} = J_{x_T z_T} + 4 m a^2$$

_____ Točk: 5

V zgornjem izrazu smo masni vztrajnostni moment za posamezno telo vedno zapisali v obliki: težišče + Steinerjev stavek.

Podobno velja za $J_{y_2 z_2}$:

$$J_{y_2 z_2} = \int_m y_2 z_2 dm = (0 + 4 m (0) (-2 a)) + (0 + 2 m (0) (+a)) + (J_{y_T z_T} + 4 m (0) (a)) = J_{y_T z_T}.$$

_____ Točk: 5

Težiščne masne vztrajnostne momente pritrjenega telesa določimo s pomočjo znanih za koordinatni sistem xyz :

$$J_{x_z} = J_{x_T z_T} + (-a) (a) 4 m \quad \Rightarrow \quad J_{x_T z_T} = J_{x_z} + 4 m a^2,$$

_____ Točk: 5

$$J_{yz} = J_{y_T z_T} + (0)(a)4m \Rightarrow J_{y_T z_T} = J_{yz}.$$

_____ Točk: 5

Za izračun sil potrebujemo še kotno hitrost in kotni pospešek:

$$\dot{\varphi} = 2kt \quad \ddot{\varphi} = 2k.$$

$$A_{x_1} = \frac{1}{2}(20ak^2mt^2 + akm) \quad A_{y_1} = ak^2mt^2 - 5akm$$

_____ Točk: 5

Kje so imeli študentje težave?

Stainerjev stavek velja za težišče: če premikamo masni vztrajnostni moment iz točke J v točko K, ga moramo najprej premakniti v težišče T in nato v točko K!

Najlažje se je postaviti v ležaj B in izračunati dinamične sile na ležaj A. Bolj zamudna metoda je, da najprej izračunamo sile na ležaj B in nato s pomočjo ekscentričnosti sile na ležaj A. Nekateri so imeli težave z določevanjem predznaka: $\sum M_x, \sum M_y$.

1.5 Datum: 14.12.2007

Povprečen uspeh 204 študentov: 46%



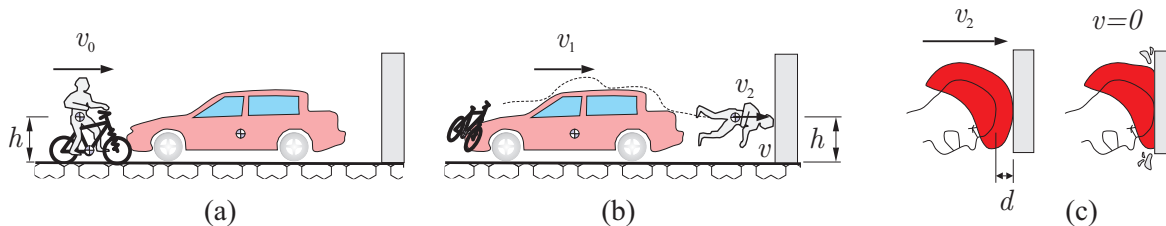
Naloga 1

(50 točk)

Zadostuje znanje: MT
Povprečen uspeh: 52%

Kolesar mase $2m$ se s kolesom mase m pri hitrost v_0 zaleti v mirujoči avtomobil mase $10m$, sl. (a). Kolo, kolesarja in avtomobil obravnavamo kot masno točko, vse izgube pri trku(ih) pa zanemarimo. Pri trku kolesarja v avto se kolo takoj sprime z avtomobilom, kolesar pa po večkratnih trkih z avtomobilom v nekem trenutku prileti v steno za avtomobilom, kjer ima horizontalno hitrost v_2 in vertikalno hitrost enako nič. Težišče kolesarja je v tem trenutku na enaki višini kot tik pred trkom, sistem kolo-avtomobil pa ima v tistem trenutku horizontalno hitrost v_1 , sl. (b). Izračunajte najprej hitrost kolesarja v_2 ter hitrost avtomobila s kolesom, v_1 . V nadaljevanju naloge (ko poznate v_2) določite, kakšen *konstanten pojemek* a doživi glava kolesarja, ko le-ta trči v steno pri v_2 – ob koncu deformacije čelade, d , se kolesar (in s tem glava kolesarja) ustavi, sl. (c). Med trkom v steno se kolesar vertikalno ne giblje.

Podatki: v_0, m, d



Rešitev

$$v_1 = 0,051 v_0$$

$$v_2 = 1,219 v_0$$

$$a = -0,074 \frac{v_0^2}{d}$$

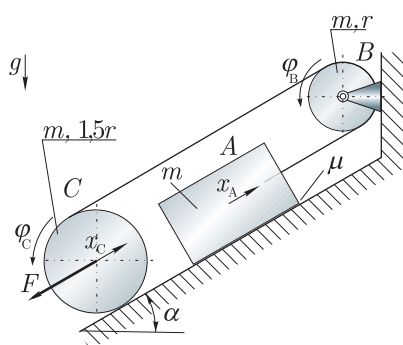
Postopek

Točkovanje (50%): uporaba zakona o gibalni količini 10%, uporaba zakona o ohranitvi mehanske energije 10%, uporaba obeh zakonov za izračun v_1 in v_2 10%, izbira in pravilni zapis ustreznega pristopa za določitev pospeška 10%, dokončna določitev pospeška 10%.

Naloga 2

(50 točk)

Zadostuje znanje: TT
Povprečen uspeh: 41%



Dinamski sistem na sliki sestavljajo tri toga telesa. Med telesom A in podlago nagiba α je koeficient trenja μ . Valj B ima polmer r in maso m . Na valj C, ki se kotali po podlagi ter ima polmer $1,5r$ in maso m , deluje konstantna sila F .

Določite a) število prostostnih stopenj, b) odvisnosti med koordinatami, ki popisujejo gibanje teles ($x_A, x_C, \varphi_B, \varphi_C$), c) kinetično energijo sistema, d) potencialno energijo sistema, e) delo zunanjih nekonservativnih sil in izračunajte f) kotni pospešek telesa B $\ddot{\varphi}_B$ in g) hitrosti $\dot{\varphi}_B$ v odvisnosti od kota φ_B . Potem zapišite še vrtilno količino sistema glede na vrtišče valja B h) kot funkcijo kota φ_B . Sistem je v začetku miroval.

Podani podatki so: F, m, r, g, α, μ .

Rešitev

$$\begin{aligned}
 x_A &= r \varphi_B \\
 \varphi_C &= \frac{1}{3} \varphi_B \\
 x_C &= -\frac{3}{2} r \varphi_C = -\frac{1}{2} r \varphi_B \\
 E_k &= \frac{15}{16} m r^2 \dot{\varphi}_B^2 \\
 E_p &= E_{p0} + \frac{1}{2} g m r \sin \alpha \varphi_B \\
 A &= \frac{1}{2} F r \varphi_B - g m r \mu \cos \alpha \varphi_B \\
 \ddot{\varphi}_B &= \frac{4}{15 m r} (F - 2 m g \mu \cos \alpha + m g \sin \alpha) \\
 \dot{\varphi}_B &= H \\
 H &= \frac{4}{15 m r} (F - 2 m g \mu \cos \alpha + m g \sin \alpha) \\
 \dot{\varphi}_B &= 2 \sqrt{H \varphi_B} \\
 L &= \frac{13}{4} m r^2 \sqrt{\varphi_B H}
 \end{aligned}$$

Postopek

a)

Sistem ima eno prostostno stopnjo in ker nas naloga zanima pospešek telesa B, bomo vse spremenljivke zapisali s koordinato φ_B .

_____ Točk: 5

b)

Povezave med koordinatami telesa A in B sta očitni in enostavno, povezavo med telesoma B in C določimo preko profila hitrosti. Telo C ima kotno hitrost $\dot{\varphi}_C$ in ima pol hitrosti glede na stičišče s podlago; sledi, da je hitrost težišča $3/2 r \dot{\varphi}_C = -\dot{x}_C$. Po drugi strani je obodna hitrost valja C glede na pol enaka hitrost obodni hitrosti valja A: $3 r \dot{\varphi}_C = r \dot{\varphi}_B$. Izpeljemo torej lahko:

$$\begin{aligned}
 x_A &= r \varphi_B, \\
 \varphi_C &= \frac{1}{3} \varphi_B, \\
 x_C &= -\frac{3}{2} r \varphi_C = -\frac{1}{2} r \varphi_B.
 \end{aligned}$$

_____ Točk: 5

c)

Kinetična energija sistema je:

$$E_k = E_{kA} + E_{kB} + E_{kC},$$

$$E_{kA} = \frac{1}{2} m \dot{x}_A^2,$$

$$E_{kB} = \frac{1}{2} J_B \dot{\varphi}_B^2,$$

$$E_{kC} = \frac{1}{2} m \dot{x}_C^2 + \frac{1}{2} J_C \dot{\varphi}_C^2.$$

Z upoštevanje masnih vztrajnostnih momentov $J_B = \frac{1}{2} m r^2$ in $J_C = \frac{1}{2} m (3/2 r)^2$ in povezav med koordinatami, izpeljemo:

$$E_k = \frac{15}{16} m r^2 \dot{\varphi}_B^2.$$

_____ Točk: 10

e)

Potencialna energija:

$$E_p = E_{pA} + E_{pC} + E_{p0},$$

$$E_{pA} = m g x_A \sin \alpha \quad E_{pC} = m g x_C \sin \alpha,$$

kjer je E_{p0} neka začetna potencialna energija.

_____ Točk: 5

f)

Delo zunanjih nekonservativnih sil:

$$A = -m g \mu \cos \alpha x_A - F x_C$$

_____ Točk: 5

g)

Do kotnega pospeška pridemo tako, da izpeljemo gibalno enačbo. Gibalno enačbo izpeljemo s pomočjo energij: vloženo delo je enako mehanski energiji:

$$A = E_m,$$

kjer je:

$$E_m = E_k + E_p.$$

_____ Točk: 5

Z odvajanjem izraza $A = E_m$ po času izpeljemo gibalno enačbo:

$$\ddot{\varphi}_B = H,$$

kjer je konstanta H :

$$H = \frac{4}{15 m r} (F - 2 m g \mu \cos \alpha + m g \sin \alpha).$$

_____ Točk: 5

g)

Da dobimo funkcijo kotne hitrosti $\dot{\varphi}_B$ od kota φ_B , je potrebno odvod $\frac{d\dot{\varphi}_B}{dt}$ preoblikovati v: $\frac{d\dot{\varphi}_B}{dt} = \frac{d\dot{\varphi}_B}{d\varphi_B} \frac{d\varphi_B}{dt}$ in z integriranjem izpeljemo:

$$\dot{\varphi}_B = 2\sqrt{H\varphi_B}.$$

_____ Točk: 5

h)

Vrtilna količina glede na vrtilišče valja B (pozitivno smer definira koordinata φ_B ; definicija vrtilne količine $L = \mathbf{r}_T \times m \mathbf{v}_T + J_T \dot{\varphi}$):

$$L = r(m\dot{x}_A) + J_B \dot{\varphi}_B + \frac{1}{2}r(m\dot{x}_C) + J_C \dot{\varphi}_C.$$

_____ Točk: 5

Kje so imeli študentje težave?

Težave s sledenjem navodilom. Pravilno je prostostne stopnje in ne prostorske stopnje. Nekateri so kotni pospešek $\ddot{\varphi}_B$ iskali s pomočjo II. Newtonovega zakona, kar je bistveno preveč zapleten postopek. Vrtilna količina sistema je vsota posameznih vrtilnih količin.

1.6 Datum: 29.11.2010

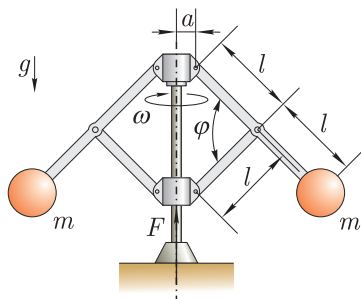
Naloga 1

(35 točk) Zadostuje zna-
nje: SMT

Mehanizem z dvema kroglama, vsaka masa m , se prosto vrti okoli navpične osi s hitrostjo n . Z delovanjem konstantne sile F se začetni kot φ spremeni na kot φ_1 . Opomba: pri spodnjih izračunih predpostavite, da je masa rok in drsnikov zanemarljiva.

Podatki: $m = 4 \text{ kg}$, $n = 20 \text{ min}^{-1}$, $\varphi = 85^\circ$, $\varphi_1 = 60^\circ$, $g = 9,81 \text{ m/s}^2$, $a = 0,15 \text{ m}$, $l = 0,2 \text{ m}$

Določite/izračunajte:



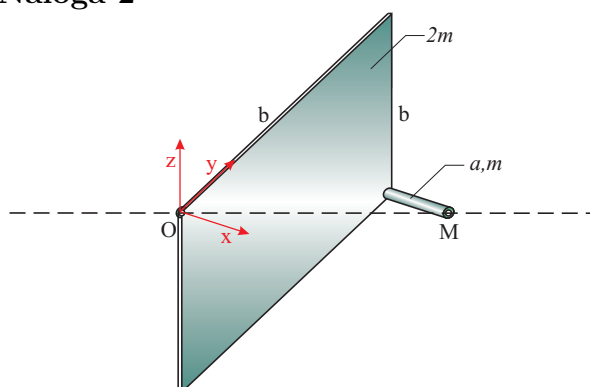
1. Število prostostnih stopenj sistema?
2. Spremembo višine krogel Δh zaradi spremembe kota φ ?
3. Polmer kroženja pred (r) in po (r_1) spremembi kota φ .
4. Določite kotno hitrost ω_1 krogel v novi legi mehanizma.
5. Izračunajte spremembo kinetične energije E_k krogel.
6. Izračunajte spremembo potencialne energije E_p krogel.
7. Izračunajte delo W sile F .

Rešitev

1. 2
2. $\Delta h = 0,0702 \text{ m}$
3. $r = 0,445 \text{ m}$, $r_1 = 0,496 \text{ m}$
4. $\omega_1 = 1,682 \text{ rad/s}$
5. $E_k = -0,683 \text{ J}$
6. $E_p = 5,512 \text{ J}$
7. $W = 4,829 \text{ J}$

Postopek

Naloga 2

(30 točk) Zadostuje
znanje: Bal

Na sliki je prikazan sistem, ki je sestavljen iz tanke kovinske plošče velikosti $b \times b$ in debeline t . Na spodnjem desnem robu je privarjena palica dolžine a in mase m . Izračunajte masni vztrajnostni moment celotnega sistema okoli osi OM, če je masa plošče enaka $2m$.

Podatki: $b = 0,8$ m, $a = 0,3$ m, $m = 1$ kg.

Namig: Masne vztrajnostne momente izračunajte glede na označeni koordinatni sistem

Rešitev

$$J_{OM} = 0,17 \text{ kgm}^2$$

Postopek

Masni vztrajnostni moment okoli osi OM izračunamo z enačbo:

$$J_{AB} = J_x \lambda_x^2 + J_y \lambda_y^2 + J_z \lambda_z^2 - 2J_{xy} \lambda_x \lambda_y - 2J_{xz} \lambda_x \lambda_z - 2J_{yz} \lambda_y \lambda_z.$$

Prvo je potrebno izračunati vse masne vztrajnostne momente glede na izbrani koordinatni sistem. Koordinatni sistem izberemo, tako da koordinatno izhodišče leži na osi OM. V našem primeru smo izhodišče koordinatnega sistema postavili v točko O.

$$J_x = \frac{1}{12} 2m (2b^2) + \left(\left(\frac{b}{2} \right)^2 + \left(\frac{b}{2} \right)^2 \right) 2m + m 2b^2 = 2,13 \text{ kgm}^2$$

$$J_y = \frac{1}{12} 2m b^2 + \left(\frac{b}{2} \right)^2 2m + \frac{1}{3} m a^2 + b^2 m = 1,09 \text{ kgm}^2$$

$$J_z = \frac{1}{12} 2m b^2 + \left(\frac{b}{2} \right)^2 2m + \frac{1}{12} m a^2 + \left(b^2 + \left(\frac{a}{2} \right)^2 \right) m = 1,09 \text{ kgm}^2$$

$$J_{xy} = \frac{a}{2} b m = 0,12 \text{ kgm}^2$$

$$J_{xz} = \frac{a}{2} (-b) m = -0,12 \text{ kgm}^2$$

$$J_{yz} = \frac{b}{2} \left(-\frac{b}{2} \right) 2m + b(-b)m = -0,96 \text{ kgm}^2$$

Sedaj je potrebno še določiti vektor usmerjenosti λ , ki ga določimo na osnovi krajnjega vektorja \mathbf{r}_{OM}

$$\mathbf{r}_{OM} = \mathbf{r}_M - \mathbf{r}_O = \begin{pmatrix} a \\ b \\ -b \end{pmatrix}$$

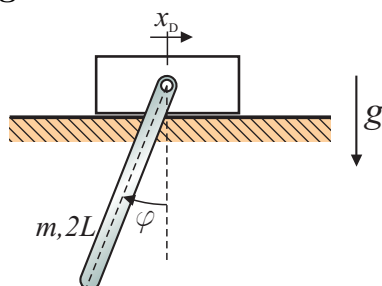
Sedaj lahko izračunamo enotski vektor λ

$$\lambda = \begin{pmatrix} \lambda_x \\ \lambda_y \\ \lambda_z \end{pmatrix} = \frac{\begin{pmatrix} a \\ b \\ -b \end{pmatrix}}{\sqrt{a^2 + b^2 + (-b)^2}} = \begin{pmatrix} 0,256 \\ 0,683 \\ -0,683 \end{pmatrix}$$

Sedaj lahko izračunamo masni vztrajnostni moment okoli osi OM, ki je enak:

$$J_{OM} = 0,17 \text{ kgm}^2$$

Naloga 3

(35 točk) Zadostuje
znanje: TT

Drsnik zanemarljive mase se giblje po podlagi brez trenja s sledečim funkcijskim predpisom $\dot{x}_D = A \cos(\varphi)$. Na drsnik je vrtljivo vpeta palica dolžine $2L$ in mase m . Določite število prostostnih stopenj sistema ter tip gibanja (rotacijsko, translatorno, splošno).

Določite tudi gibalno enačbo (zakon gibanja) sistema.

Podatki: $\dot{x}_D = A \cos(\varphi)$, mL .

Rešitev

$$\ddot{\varphi} = \frac{3}{4L} \left(A \frac{1 + \cos(2\varphi)}{2} - g \sin(\varphi) \right)$$

Postopek

Gibalno enačbo bomo zapisali z uporabo drugega Newtonovega zakona:

$$m \mathbf{a} = \sum_i \mathbf{F}_i,$$

$$J_T \ddot{\varphi} = \sum_i M_i.$$

V prvem koraku zapišemo koordinate težišča palice in izračunamo hitrost ter popešek težišča palice:

$$\mathbf{r}_T = \left\{ \begin{array}{l} x_D - L \sin(\varphi) \\ -L \cos(\varphi) \end{array} \right\}, \quad \dot{\mathbf{r}}_T = \left\{ \begin{array}{l} \dot{x}_D - L \cos(\varphi) \dot{\varphi} \\ L \sin(\varphi) \dot{\varphi} \end{array} \right\},$$

$$\ddot{\mathbf{r}}_T = \left\{ \begin{array}{l} \ddot{x}_D + L \sin(\varphi) \dot{\varphi}^2 - L \cos(\varphi) \ddot{\varphi} \\ L \cos(\varphi) \dot{\varphi}^2 + L \sin(\varphi) \ddot{\varphi} \end{array} \right\}.$$

Zapišemo drugi Newtonov zakon za smer x , y in φ . Pri tem je potrebno v formulacijo vključiti tudi notranje sile v spoju med palico in drsnikom:

$$(\ddot{x}_D + L \sin(\varphi) \dot{\varphi}^2 - L \cos(\varphi) \ddot{\varphi}) m = N_x,$$

$$(L \cos(\varphi) \dot{\varphi}^2 + L \sin(\varphi) \ddot{\varphi}) m = N_y - m g,$$

$$J_T \ddot{\varphi} = -N_y L \sin(\varphi) + N_x L \cos(\varphi).$$

Iz zgornjih dveh enačb izrazimo sile v podporah in jih vstavimo v enačbo za rotacijo okoli težišča:

$$J_T \ddot{\varphi} = m L (-L \ddot{\varphi} + \ddot{x}_D \cos(\varphi) - g \sin(\varphi)).$$

Enačbo uredimo in upoštevamo izraz za \ddot{x}_D pri čemer dobimo gibalno enačbo sistema:

$$\ddot{\varphi} = \frac{3}{4L} (A \cos^2(\varphi) \cos \varphi - g \sin(\varphi)) = \frac{3}{4L} \left(A \frac{1 + \cos(2\varphi)}{2} - g \sin(\varphi) \right).$$

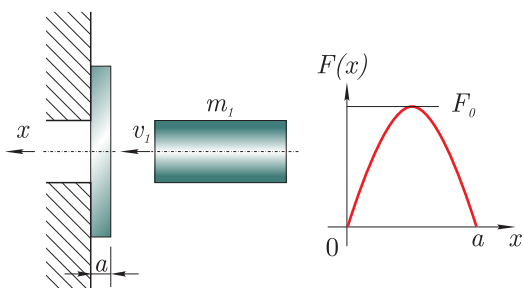
1.7 Datum: 7.12.2011

Naloga 1

(35 točk)

Zadostuje znanje: MT

Raziskujete nove pristope k procesu štančanja. Na sliki je prikazan rezilni nož mase m_1 , ki se s hitrostjo v_1 približuje pločevini debeline a . Rezilni nož zaradi velike vztrajnosti prereže pločevino in ima po rezanju hitrost $k \times v_1$. Med procesom rezanja izmerite na pločevini silo pol-sinusne oblike, amplitude F_0 .
 Podatki: $a=5 \cdot 10^{-4}$ m, $m_1=200$ kg, $v_1=0.2$ m/s, $k=0.9$, $v_3=1$ m/s.



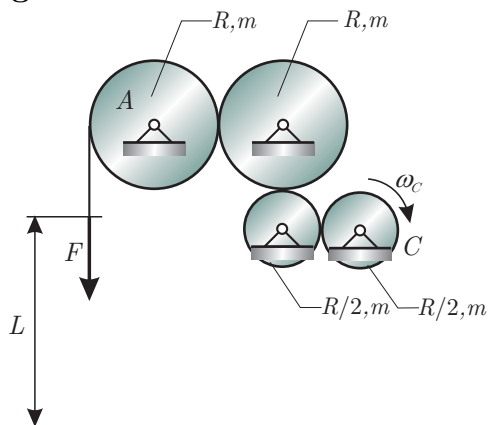
Določite/izračunajte:

1. Ali sila na nož povzroči spremembo gibalne količine noža?
2. Ali se mehanska energija sistema spremeni?
3. Izračunajte začetno gibalno količino noža.
4. Izračunajte spremembo gibalne količine noža.
5. Izračunajte amplitudo sile F_0 .
6. Predpostavite nespremenjeni potek sile $F(x)$ in izračunajte maso noža, da je hitrost pred rezanjem v_3 in po rezanju $k \times v_3$.

Naloga 2

(30 točk)

Zadostuje znanje: TT



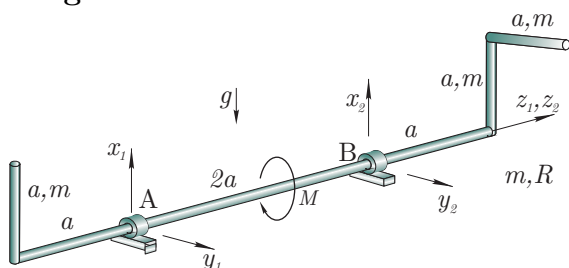
Na sliki je prikazan sistem štirih valjev, pri čemer je na valj A navita vrvi. Na prosti konec vrvi deluje konstantna sila F . Če sistem spustimo iz stanja mirovanja, določite kotno hitrost in kotni pospešek valja C v trenutku, ko sila F opravi pot L . Predpostavite, da valji ne podrsavajo.

Podatki: $R = 0,2$ m, $m = 1$ kg, $g = 9,81$ m/s², $F = 1$ kN $L = 5$ m.

Naloga 3

(35 točk)

Zadostuje znanje: Bal



Slika prikazuje rotor, ki je sestavljen iz gredi in dveh četrtink valja (pritrjeni na skrajnih koncih gredi). Zaradi konstantnega momenta M se rotor začne vrteti. Določite velikost amplitud dinamičnih sil v ležaju A po 2s obratovanja. Dolžino ležajev zanemarite.

Podatki: $m = 1$ kg, $R = 0,3$ m, $a = 0,2$ m, $M = 10$ Nm, $t = 2$ s.

Poglavje 2

Kolokvij 2

Obravnavana tematika:

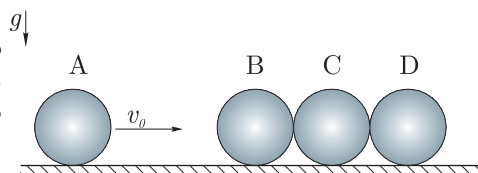
- trk togih teles (Trk),
- analitična statika (AS)*,
- analitična dinamika (AD)*.
- lastna nihanja (LN),
- lastna dušena nihanja (LDN),
- vsiljena nihanja (VN),
- prenosnost vibroizolacije (PV),
- pasivna vibroizolacija (PaV),
- merilniki vibracij (MV),
- lastna nihanja sistemov z več prostostnimi stopnjami (LSVP),
- vsiljena nihanja sistemov z več prostostnimi stopnjami (VVPS).

* Po Bolonski prenovi je analitična mehanika obravnavana v okviru predmeta Višja dinamika; naloge, ki obravnavajo izključno analitično mehaniko pri predmetu DTT ne obravnavamo; naloge iz AM se ponavadi lahko rešijo s pomočjo energijskih zakonov v okviru klasične mehanike. Naloge iz nihanj, pri katerih je uporabljena analitična mehanika rešite s pomočjo klasične mehanike.

2.1 Datum: 28.3.2002

Naloga 1

Kroglo A mase m zakotalimo s hitrostjo v_0 v smeri drugih krogel. Določite hitrost krogle D po trkih. Vse krogle imajo enako maso.



(30 točk) Povprečen uspeh: PV%

$$\begin{aligned}m &= 0,2 \text{ kg} \\v_0 &= 1 \text{ m/s} \\ \varepsilon &= 0,3\end{aligned}$$

Rešitev

$$\begin{aligned}v'_B &= 0,65 \text{ m/s} \\v'_C &= 0,4225 \text{ m/s} \\v'_D &= 0,2746 \text{ m/s}\end{aligned}$$

Postopek

Najprej se zgodi trk med krogla A in B, hitrosti krogel A in B po trku sta:

$$v'_A = v_A - (v_A - v_B)(1 + \varepsilon) \frac{m}{2m} = v_A - \frac{1}{2} v_A (1 + \varepsilon) = \frac{1}{2} v_A (1 - \varepsilon),$$

$$v'_B = v_B + (v_A - v_B)(1 + \varepsilon) \frac{m}{2m} = \frac{1}{2} v_A (1 + \varepsilon).$$

Trku med krogla A in B sledi trk med krogla B in C, hitrosti krogel po trku sta:

$$v''_B = v'_B - (v'_B - v_C)(1 + \varepsilon) \frac{m}{2m} = \frac{1}{2} v'_B (1 - \varepsilon),$$

$$v'_C = v_C + (v'_B - v_C)(1 + \varepsilon) \frac{m}{2m} = \frac{1}{2} v'_B (1 + \varepsilon).$$

Nadaljujemo z izračunom trka med krogla C in D:

$$v''_C = v'_C - (v'_C - v_D)(1 + \varepsilon) \frac{m}{2m} = \frac{1}{2} v'_C (1 - \varepsilon),$$

$$v'_D = v_D + (v'_C - v_D)(1 + \varepsilon) \frac{m}{2m} = \frac{1}{2} v'_C (1 + \varepsilon).$$

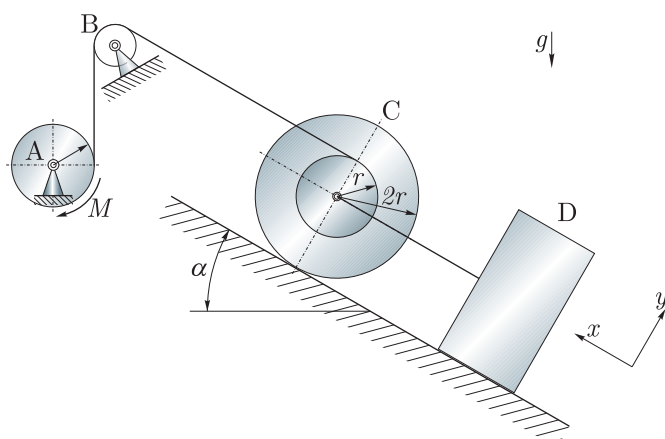
Hitrost krogle D po trkih torej je:

$$v'_D = \frac{1}{2} v'_C (1 + \varepsilon) = \left(\frac{1}{2}\right)^2 v'_B (1 + \varepsilon)^2 = \left(\frac{1}{2}\right)^3 v_A (1 + \varepsilon)^3 = \frac{1}{8} (1 + \varepsilon)^3 v_0.$$

Naloga 2

(35 točk)

Zadostuje znanje: AD



Na valj A polmera r in mase m deluje konstanten moment M . Preko vrvi in kolesa B zanemarljive mase poganja valj C polmera r in $2r$ in mase m . Na središče valja C pa je pripeto breme D mase m , ki drsi po klanecu nagiba α . Valj C se kotali brez podrsavanja. Določite pospešek središča valja C in silo v vrvi med valjem C in bremenom D, če je sistem v začetku miroval. Uporabite D'Alambertov princip analitične dinamike.

$$\begin{aligned} m &= 1 \text{ kg} & r &= 10 \text{ cm} \\ J_C &= m \cdot r^2 & M &= 10 \text{ Nm} \\ \mu &= 0,2 & \alpha &= 30^\circ \end{aligned}$$

Rešitev

$$\begin{aligned} \ddot{x}_C &= 41,034 \text{ m/s}^2 \\ S &= 47,638 \text{ N} \end{aligned}$$

Postopek

Sistem je nekonservativen in ima eno prostostno stopnjo ($P=1$), izberemo eno posplošeno koordinato ($N=1$): $q_1 = x_C$. Ker se valj kotali brez podrsavanja, je zasuk valja C (φ_C) enolično odvisen od pomika valja x_C :

$$\varphi_C = \frac{x_C}{2r}.$$

Velja $x_D = x_C$. Iz geometrije sistema lahko zapišemo odvisnost med zasukoma valja A in C:

$$r \varphi_A = 3r \varphi_C \quad \rightarrow \quad \varphi_A = 3\varphi_C = \frac{3}{2} \frac{x_C}{r}.$$

Uporabimo D'Alambertov princip in zapišemo ravnotežno enačbo gibanja:

$$\sum_{i=1}^n \left(\vec{F}_i - m_i \ddot{\vec{r}}_i \right) \delta \vec{r}_i = 0.$$

Index i nam predstavlja telesa A, B, C, D, kjer kolo B izpustimo, saj ni zunanjih sil, ki bi opravljale virtualno delo in tudi ni vztrajnostne mase. Telo A opravlja samo rotacijsko gibanje, telo C rotacijsko in translatorno, telo D pa samo translatorno gibanje. Sledi:

$$(M - J_A \ddot{\varphi}_A) \delta \varphi_A + (-mg \sin \alpha - m \ddot{x}_C) \delta x_C + (-J_C \ddot{\varphi}_C \delta \varphi_C) + (-mg \sin \alpha - F_{tr} - m \ddot{x}_D) \delta x_D = 0.$$

Izraz preoblikujemo:

$$\left[\frac{3}{2} \frac{M}{r} - mg(2 \sin \alpha + \mu \cos \alpha) - \frac{27}{8} m \ddot{x}_C \right] \delta x_C = 0$$

Ker virtualni pomik δx_C ni enak nič, sledi:

$$\frac{27}{8} m \ddot{x}_C = \frac{3}{2} \frac{M}{r} - mg(2 \sin \alpha + \mu \cos \alpha).$$

Pospešek valja C je torej:

$$\ddot{x}_C = \frac{4}{9} \frac{M}{mr} - \frac{8}{27} g(2 \sin \alpha + \mu \cos \alpha).$$

Za izračun sile v vrvi nastavimo ravnotežje sil za telo C:

$$m \ddot{x}_C = S - mg \sin \alpha - mg \mu \cos \alpha,$$

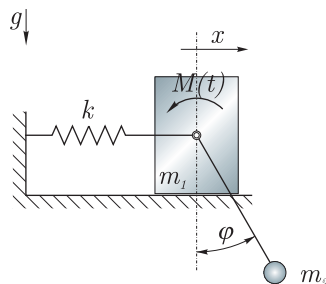
sledi, da je sila v vrvi:

$$S = m [\ddot{x}_C + g(\sin \alpha + \mu \cos \alpha)].$$

Naloga 3

(35 točk)

Telo mase m_1 drsi po podlagi brez trenja. Nanj je s tankim drogom zanemarljive mase pripeto breme mase m_2 , ki jo vzbujamo z momentom $M(t)$. Določite gibalni enačbi sistema. Uporabite Lagrangeve enačbe II. vrste.



- $m_1 = 10 \text{ kg}$
- $m_2 = 5 \text{ kg}$
- $k = 100 \text{ kN/m}$
- $L = 1 \text{ m}$

Rešitev

$$x : (m_1 + m_2) \ddot{x} + m_2 l (\ddot{\varphi} \cos \varphi - \dot{\varphi}^2 \sin \varphi) = -kx$$

$$\varphi : m_2 l \ddot{\varphi} + m_2 l \ddot{x} \cos \varphi = M - m_2 g l \sin \varphi$$

Postopek

Sistem je nekonservativen in ima dve prostostni stopnji ($P = 2$). Izberemo dve ($N = 2$) splošeni koordinati: $q_1 = x, q_2 = \varphi$.

Gibalni enačbi bomo določili s pomočjo Lagrangeve enačbe 2. vrste¹:

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial E_K}{\partial \dot{q}_j} - \frac{\partial E_K}{\partial q_j} = Q_j; \quad j = 1, \dots, N$$

Masa m_1 opravlja samo translatorno gibanje, masa m_2 pa translatorno in rotacijsko; ker pa obravnavamo maso m_2 kot masno točko, je kinetična energija rotacije enaka nič. Za določitev kinetične energije mase m_2 bomo potrebovali njeno absolutno hitrost, zato določimo najprej njen krajevni vektor:

$$\vec{r}_2 = \begin{pmatrix} x + l \sin \varphi \\ l \cos \varphi \end{pmatrix}.$$

Hitrost mase m_2 je:

$$\dot{\vec{r}}_2 = \begin{pmatrix} \dot{x} + l \dot{\varphi} \cos \varphi \\ -l \dot{\varphi} \sin \varphi \end{pmatrix}.$$

Absolutna hitrost mase m_2 torej je:

$$\begin{aligned} v_2^2 &= \dot{x}_2^2 + \dot{y}_2^2 = (\dot{x} + l \dot{\varphi} \cos \varphi)^2 + (-l \dot{\varphi} \sin \varphi)^2 \\ &= \dot{x}^2 + l^2 \dot{\varphi}^2 \cos^2 \varphi + 2 \dot{x} \dot{\varphi} l \cos \varphi + l^2 \dot{\varphi}^2 \sin^2 \varphi \\ &= \dot{x}^2 + l^2 \dot{\varphi}^2 + 2 l \dot{x} \dot{\varphi} \cos \varphi \end{aligned}$$

Sedaj lahko zapišemo kinetično energijo sistema:

$$E_K = \frac{1}{2} m_1 \dot{x}^2 + \frac{1}{2} m_2 (\dot{x}^2 + l^2 \dot{\varphi}^2 + 2 l \dot{x} \dot{\varphi} \cos \varphi) = \frac{1}{2} (m_1 + m_2) \dot{x}^2 + \frac{1}{2} m_2 l^2 \dot{\varphi}^2 + m_2 l \dot{x} \dot{\varphi} \cos \varphi$$

¹ Hitrejše reševanje in manj možnosti za napako predstavlja uporaba izraza:

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_j} - \frac{\partial L}{\partial q_j} = Q_j^N; \quad j = 1, \dots, N$$

kjer so Q_j^N nekonservativne splošene sile. Takšen postopek priporočen in je prikazan pri poznejših preizkusih.

Posplošeni sili Q_x in Q_φ izračunamo s pomočjo izraza:

$$\delta W = \sum_{i=1}^n \vec{F}_i \delta \vec{r}_i = \sum_{j=1}^N Q_j \delta q_j$$

Virtualno delo sistema je:

$$\begin{aligned} \delta W &= M \delta \varphi + m_2 g \delta y_2 - k x \delta x = M \delta \varphi + m_2 g (-l \sin \varphi) \delta \varphi - k x \delta x \\ &= (M - m_2 g l \sin \varphi) \delta \varphi - k x \delta x \end{aligned}$$

Sledi:

$$\begin{aligned} Q_x &= -k x \\ Q_\varphi &= M - m_2 g l \sin \varphi. \end{aligned}$$

x)

Najprej obravnavamo splošeno koordinato x :

$$\frac{\partial E_K}{\partial \dot{x}} = (m_1 + m_2) \dot{x} + m_2 l \dot{\varphi} \cos \varphi,$$

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial E_K}{\partial \dot{x}} = (m_1 + m_2) \ddot{x} + m_2 l \ddot{\varphi} \cos \varphi - m_2 l \dot{\varphi}^2 \sin \varphi,$$

$$\frac{\partial E_K}{\partial x} = 0.$$

Prva diferencialna enačba torej je:

$$(m_1 + m_2) \ddot{x} + m_2 l (\ddot{\varphi} \cos \varphi - \dot{\varphi}^2 \sin \varphi) = -k x.$$

φ)

Posplošena koordinata φ :

$$\frac{\partial E_K}{\partial \dot{\varphi}} = m_2 l^2 \dot{\varphi} + m_2 l \dot{x} \cos \varphi$$

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial E_K}{\partial \dot{\varphi}} = m_2 l^2 \ddot{\varphi} + m_2 l \ddot{x} \cos \varphi - m_2 l \dot{x} \dot{\varphi} \sin \varphi$$

$$\frac{\partial E_K}{\partial \varphi} = -m_2 l \dot{x} \dot{\varphi} \sin \varphi$$

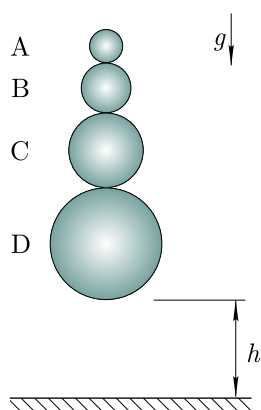
Druga diferencialna enačba je:

$$m_2 l^2 \ddot{\varphi} + m_2 l \ddot{x} \cos \varphi = M - m_2 g l \sin \varphi.$$

2.2 Datum: 17.3.2005

Naloga 1

(30 točk) Zadostuje znanje: Trk
Povprečen uspeh: 83%



Na sliki je prikazan Newtonov ojačevalnik (zakaj, boste izvedeli, ko boste nalogo rešili); sestavljen je iz 4 krogel (m_A, m_B, m_C, m_D). Koefficient trka med krogli ter kroglo D in podlago je ϵ . Izračunajte hitrost, s katero se odbije krogla A in kakšen je takrat njen delež energije glede na začetno energijo sistema. Sistem krogel spustimo iz višine h .

Podatki: $h = 1 \text{ m}$, $g = 9.81 \text{ m/s}^2$, $\epsilon = 0,95$, $m_A = m$, $m_B = 3m$, $m_C = 9m$, $m_D = 27m$.

Rešitev

$$\begin{aligned} v_{D0} &= -4.43 \text{ m/s} \\ v_{D1} &= 4,21 \text{ m/s} \\ v_{C1} &= 8,20 \text{ m/s} \\ v_{B1} &= 14,05 \text{ m/s} \\ v_{A1} &= 22,59 \text{ m/s} \\ n &= 0,65 \end{aligned}$$

Postopek

Pred prvim trkom imajo vse krogle enako hitrost:

$$v_{A0} = v_{B0} = v_{C0} = v_{D0} = -\sqrt{2gh}.$$

_____ Točk: 5

Najprej trči krogla D s podlago; njena hitrost po trku je:

$$v_{D1} = -\epsilon v_{D0},$$

_____ Točk: 5

nato trči krogla C v kroglo D; njena hitrost po trku je:

$$v_{C1} = v_{C0} - (v_{C0} - v_{D1})(1 + \epsilon) \frac{m_D}{m_C + m_D} = \frac{\sqrt{gh}(3\epsilon^2 + 6\epsilon - 1)}{2\sqrt{2}}.$$

_____ Točk: 5

Sledi trk krogle B v kroglo C; njena hitrost po trku je:

$$v_{B1} = v_{B0} - (v_{B0} - v_{C1})(1 + \epsilon) \frac{m_C}{m_B + m_C} = \frac{\sqrt{gh}(9\epsilon^3 + 27\epsilon^2 + 27\epsilon - 7)}{8\sqrt{2}}.$$

_____ Točk: 5

In končno trk krogle A v kroglo B:

$$v_{A1} = v_{A0} - (v_{A0} - v_{B1})(1 + \epsilon) \frac{m_B}{m_A + m_B} = \frac{\sqrt{gh}(27\epsilon^4 + 108\epsilon^3 + 162\epsilon^2 + 108\epsilon - 37)}{32\sqrt{2}}.$$

_____ Točk: 5

Delež energije krogle A glede na celoten sistem je:

$$n = \frac{E_{kA}}{E_p} = \frac{\frac{1}{2} m_A v_{A1}^2}{(m_A + m_B + m_C + m_D)gh} = \frac{(27\epsilon^4 + 108\epsilon^3 + 162\epsilon^2 + 108\epsilon - 37)^2}{163840}$$

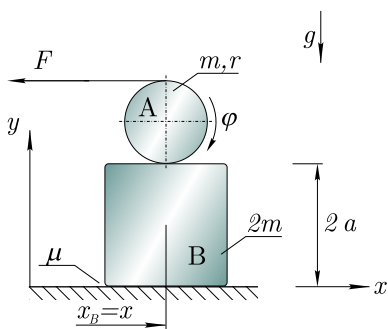
_____ Točk: 5

Kje so imeli študentje težave?

Pri predznakih hitrosti. Najbolje je, da izberemo koordinatni sistem, potem pa dosledno sledimo enačbam.

Naloga 2

(35 točk) Zadostuje znanje: AD
Povprečen uspeh: 60%



Na valj A, ki se brez podrsavanja kotali po kocki B, je navita vrv. Če vrv vlečemo s konstantno silo F in je med kocko B in tlemi koeficient trenja μ , potem s pomočjo D’Alambertovega principa izpeljite gibalno/e enačbo/e sistema.

Uporabite koordinati x in φ . Predpostavite, da je trenje dovolj majhno, da kocka B drsi.

Podatki: F, a, r, m, g, μ

Rešitev

$$\begin{aligned} -3m\ddot{x} - rm\ddot{\varphi} + F - 3gm\mu &= 0 \\ -mr\ddot{x} - \frac{3}{2}mr^2\ddot{\varphi} + 2Fr &= 0 \end{aligned}$$

Postopek

Sistem je nekonservativen in ima dve prostostni stopnji ($N=P=2$): $q_1 = x, q_2 = \varphi$. Da izračunamo dinamično ravnotežno stanje, moramo najprej določiti virtualno delo sistema:

$$\delta W = \sum_i^n (\mathbf{F}_i + \mathbf{F}_{v,i}) \delta \mathbf{r}_i.$$

Nastavimo torej virtualno delo:

$$\delta W = \underbrace{(\mathbf{F}_A + \mathbf{F}_{v,A}) \delta \mathbf{r}_A}_{A - translacija} + \underbrace{(M_A + M_{v,A}) \delta \varphi}_{A - rotacija} + \underbrace{(\mathbf{F}_B + \mathbf{F}_{v,B}) \delta \mathbf{r}_B}_{B - translacija} + \underbrace{(-F \delta x_F)}_{Sila F}$$

_____ Točk: 5

Posamezne zunanje aktivne sile so :

$$\mathbf{F}_A = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix} \text{ N,}$$

$$M_A = 0 \text{ Nm}$$

$$\mathbf{F}_B = \begin{pmatrix} -(m + 2m)g\mu \\ 0 \text{ N} \end{pmatrix}.$$

_____ Točk: 5

Opomba: Virtualno delo sile F bi lahko vključili tudi kot zunanjo aktivno silo in moment na težišče telesa A (translacija + rotacija!). V tem primeru bi se spremenila člena: $\mathbf{F}_A = (-F, 0 \text{ N})$, $M_A = -2rF$.

Vztrajnostne sile so:

$$\mathbf{F}_{v,A} = \begin{pmatrix} -m\ddot{x}_A \\ 0 \text{ N} \end{pmatrix},$$

$$M_{v,A} = -J\ddot{\varphi},$$

$$\mathbf{F}_{v,B} = -2m\ddot{x}_B.$$

_____ Točk: 5

Poiščimo še krajevne vektorje:

$$\mathbf{r}_A = \begin{pmatrix} x_A \\ y_A \end{pmatrix}, \quad \mathbf{r}_B = \begin{pmatrix} x_B \\ y_B \end{pmatrix}, \quad \mathbf{r}_F = \begin{pmatrix} x_F \\ y_F \end{pmatrix}.$$

_____ Točk: 5

Ker v y smeri ni zunanjih aktivnih sil (ki bi imele za posledico virtualno delo) nas koordinate y_A, y_B, y_F ne zanimajo več. Preostanejo koordinate:

$$x_A = x + r \varphi,$$

$$x_B = x,$$

$$x_F = x + 2r \varphi.$$

_____ Točk: 5

Izračunajmo sedaj še virtualne premike (po definiciji $\delta \mathbf{r}_i = \sum_j \frac{\partial \mathbf{r}_i}{\partial q_j} \delta q_j$):

$$\delta x_A = \delta x + r \delta \varphi,$$

$$\delta x_B = \delta x,$$

$$\delta x_F = \delta x + 2r \delta \varphi.$$

_____ Točk: 5

Potem, ko uporabimo še $J = \frac{1}{2} m r^2$, izpeljemo izraz za virtualno delo:

$$\delta W = \delta x (F - 3gm\mu - 3m\ddot{x} - mr\ddot{\varphi}) + \delta \varphi \left(2Fr - mr\ddot{x} - \frac{3}{2}mr^2\ddot{\varphi} \right)$$

Ker je virtualno delo enako nič, posplošeni sili Q_x in Q_φ pa v splošnem nista, ob namišljenih pomikih $\delta x \neq 0, \delta \varphi = 0$ izpeljemo $Q_x = 0$:

$$-3m\ddot{x} - r\ddot{\varphi} + F - 3gm\mu = 0$$

. Ob namišljenih pomikih $\delta x = 0, \delta \varphi \neq 0$ pa izpeljemo $Q_\varphi = 0$:

$$-m\ddot{x} - \frac{3}{2}mr^2\ddot{\varphi} + 2Fr = 0$$

_____ Točk: 5

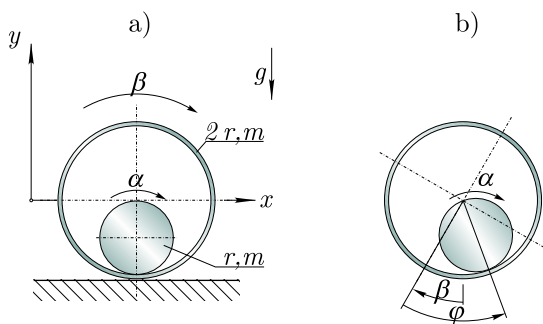
Kje so imeli študentje težave?

Sistem ima dve prostostni stopnji! S translacijo gredo skupaj pomiki, z rotacijo pa zasuki.

Naloga 3

(35 točk)

Zadostuje znanje: AD
Povprečen uspeh: 56%



Na sliki je prikazan dinamski sistem, ki je sestavljen iz tankega obroča mase m in polmera $2r$ ($J_1 = m(2r)^2$) ter valja mase m in polmera r . Valj nakotaljuje brez podrsavanja znotraj obroča in tudi obroč nakotaljuje po podlagi brez podrsavanja.

Za prikazan sistem nastavite *Lagrangeovo energijsko funkcijo*; torej: z danimi parametri in posplošenimi koordinatami definirajte *Lagrangeovo energijsko funkcijo*, pri čemer nastavljenih hitrosti ni potrebno odvajati. Kot posplošeni koordinati uporabite absolutna zasuka α in β . Po potrebi si pomagajte s pomožno koordinato φ in enakostjo $\varphi = \alpha - \beta$, glejte sliko b).

Podatki: r, m, g

Rešitev**Postopek**

Lagrangeva energijska funkcija je definirana kot:

$$L = E_k - E_p.$$

Kinetična energija je definirana kot:

$$E_k = E_{k1} + E_{k2}$$

kjer sta kinetični energiji obroča in valja:

$$E_{k1} = \frac{1}{2} m v_1^2 + \frac{1}{2} J_1 \dot{\beta}^2$$

$$E_{k2} = \frac{1}{2} m v_2^2 + \frac{1}{2} J_2 \dot{\alpha}^2.$$

_____ Točk: 5

Manjkajoče hitrosti so:

$$v_1 = \dot{x}_1,$$

_____ Točk: 5

$$v_2 = \sqrt{\dot{x}_2^2 + \dot{y}_2^2}.$$

_____ Točk: 5

Koordinate težišča obroča:

$$x_1 = 2r\beta, \quad y_1 = 0$$

_____ Točk: 5

in valja

$$x_2 = x_1 + r \sin(\varphi - \beta), \quad y_2 = -r \cos(\varphi - \beta).$$

Povezava koordinate φ s posplošenimi koordinatami²:

$$\varphi = \alpha - \beta.$$

_____ Točk: 10

Sedaj nastavimo še potencialno energijo (glede na to kako smo izbrali koordinatni sistem, je potencialna energija obroča enaka nič):

$$E_p = m g y_2.$$

_____ Točk: 5

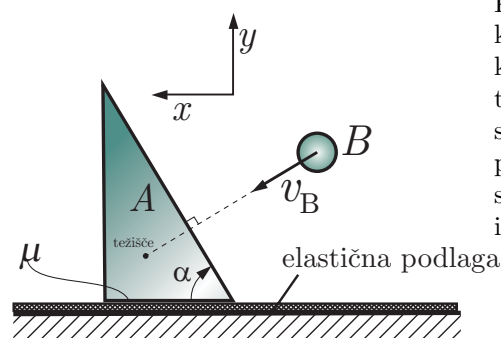
Kje so imeli študentje težave?

Valj opravlja translatorno in rotacijsko gibanje.

2.3 Datum: 28.3.2008

Naloga 1

(25 točk)

Zadostuje
znanje: Trk

Kroglica B mase m_B prileti pravokotno na ploskev klade A, ki je postavljena na tanko elastično podlago. Določite hitrost kroglice B in klade A takoj po trku, če je hitrost kroglice pred trkom enaka v_B in je klada na začetku mirovala. Ob predpostavki, da je gibanje klade v y -smeri zanemarljivo, določite tudi pot, ki jo opravi klada po trku, če je koeficient trenja med elastično podlago in klado enak μ . Koeficient trka med kroglico in klado je enak ε .

$$\begin{aligned} m_A &= 5 \text{ kg} & \alpha &= 60^\circ \\ m_B &= 0,5 \text{ kg} & \varepsilon &= 0,8 \\ v_B &= 10 \text{ m/s} & \mu &= 0,5 \end{aligned}$$

Rešitev

$$x = \frac{v_{Ax}^2}{2\mu m_B g} = 0,202 \text{ m}$$

Postopek

Hitrosti kroglice in klade po trku določimo z enačbami za premi centrični trk:

$$v'_B = v_B - (v_B - v_A)(1 + \varepsilon) \frac{m_A}{m_B + m_A}$$

$$v'_A = v_A + (v_B - v_A)(1 + \varepsilon) \frac{m_B}{m_B + m_A}$$

Zgornji enačbi ob upoštevanju, da je hitrost klade na začetku enaka nič, zapišemo kot:

$$v'_B = v_B - v_B(1 + \varepsilon) \frac{m_A}{m_B + m_A} = -6,3 \text{ m/s}$$

$$v'_A = v_B(1 + \varepsilon) \frac{m_B}{m_B + m_A} = 1,63 \text{ m/s}$$

Ker nas zanima kakšno pot nadalje opravi klada je potrebno določiti hitrost klade v x -smeri:

$$v_{Ax} = v'_A \sin \alpha = 1,41 \text{ m/s}$$

Sedaj je potrebno določiti le še pot, ki jo opravi klada po trku z kroglico. Mehanska energija se pretvori v delo sile trenja, torej:

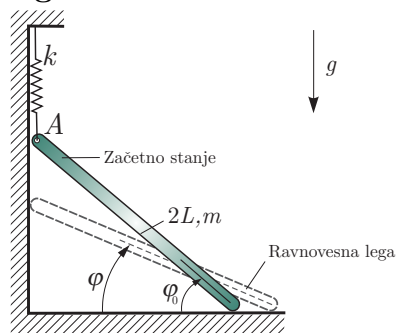
$$\Delta W_k = F_{tr} s$$

Iz zgornje enačbe izrazimo pot in dobimo rešitev:

$$s = \frac{v_{Ax}^2}{2\mu g} = 0,202 \text{ m}$$

Naloga 2

(25 točk) Zadostuje znanje: AS



Sistem na sliki je sestavljen iz palice dolžine $2L$ in mase m ter vzmeti togosti k . Vzmet je v točki A pritrjena na palico in je neobremenjena tedaj, ko je palica v začetnem stanju pri kotu φ_0 . Z uporabo analitične statike določite statično ravnovesno lego. Za popis lege palice uporabite označeni kot φ .

Podatki: m, L, k, φ_0

Rešitev

$$\varphi = \arcsin \left(\frac{4L^2 k \sin \varphi_0 - mgL}{4L^2 k} \right)$$

Postopek

Način 1

Ker je sistem konzervativen, je najenostavnejša rešitev z uporabo potencialne energije:

$$Q_\varphi = -\frac{\partial E_p}{\partial \varphi} = 0$$

Torej zapišemo potencialno energijo sistema:

$$E_p = mg \sin \varphi + \frac{1}{2}k(2L(\sin \varphi_0 - \sin \varphi))^2$$

Zgornji izraz odvajamo pri čemer dobimo:

$$Q_\varphi = -\frac{\partial E_p}{\partial \varphi} = (4L^2 k(\sin \varphi_0 - \sin \varphi) \cos \varphi - mgL \cos \varphi)$$

Pogoj statičnega ravnotežja zahteva, da je posplošena sila $Q_\varphi = 0$:

$$(4L^2 k(\sin \varphi_0 - \sin \varphi) - mgL) \cos \varphi = 0$$

Netrivalno rešitev zgornje enačbe predstavlja izraz:

$$\varphi = \arcsin \left(\frac{4L^2 k \sin \varphi_0 - mgL}{4L^2 k} \right)$$

Način 2

Izberemo posplošeno koordinato $q_1 = \varphi$. Uporabimo princip analitične statike in zapišemo enačbo za virtualno delo:

$$\delta W = \sum_{i=1}^n \vec{F}_i \delta \vec{r}_i$$

Index i predstavlja vse aktivne zunanje sile, ki delujejo na sistem. Na palico deluje sila teže in sila vzmeti. Virtualno delo zaradi obeh sil zapišemo v obliki:

$$\delta W = k \Delta L \delta y_A - mg \delta y_G$$

²Izpeljava ni potrebna, pomoč za zainteresirane študente: velja $r\phi = 2r\varphi$, ϕ je relativni zasuk valja glede na obroč. Če se obroč ne vrti ($\beta = 0$, potem je absolutni zasuk valja: $\alpha^* = \phi - \varphi = (2 - 1)\varphi = \varphi$. V kolikor pa se suka tudi obroč, je absolutni zasuk valja: $\alpha = \alpha^* + \beta = \varphi + \beta$. Iz slednjega izraza izpeljemo odvisnost φ od posplošenih koordinat.

Z izbrano posplošeno koordinato φ sedaj zapišemo oba pomika virtualna pomika in raztezek vzmeti:

$$y_A = 2L \sin \varphi, \quad \delta y_A = \frac{\partial y_A}{\partial \varphi} \delta \varphi = 2L \cos \varphi \delta \varphi$$

$$y_G = L \sin \varphi, \quad \delta y_G = \frac{\partial y_G}{\partial \varphi} \delta \varphi = L \cos \varphi \delta \varphi$$

$$\Delta L = 2L(\sin \varphi_0 - \sin \varphi)$$

Dobljene izraze sedaj vstavimo v enačbo za virtualno delo:

$$\delta W = \underbrace{(4L^2 k(\sin \varphi_0 - \sin \varphi) \cos \varphi - mgL \cos \varphi)}_{Q_\varphi} \delta \varphi$$

Pogoj statičnega ravnotežja zahteva $\delta W = 0$, kar pomeni da mora biti posplošena sila $Q_\varphi = 0$:

$$(4L^2 k(\sin \varphi_0 - \sin \varphi) - mgL) \cos \varphi = 0$$

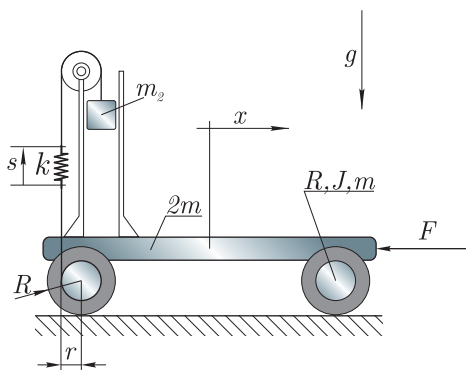
Netrivalno rešitev zgornje enačbe predstavlja izraz:

$$\varphi = \arcsin \left(\frac{4L^2 k \sin \varphi_0 - mgL}{4L^2 k} \right)$$

Naloga 3

(50 točk)

Zadostuje znanje: AD



Kot strojnik/ca ste si naredili na sliki prikazano vozilo.

Z uporabo Lagrangevih enačb II. vrste določite gibalne enačbe sistema.

Opombe: s je raztezek vzmeti, masa m_2 drsi v vodilu brez trenja, masni vztrajnostni moment posamezne osi skupaj s kolesom je J , njuna masa pa m . Karoserija ima maso $2m$. Bodite pozorni na absolutno gibanje mase m_2 . Poskusite uporabiti koordinate x in s .

Navodilo: a) je sistem konzervativen? b) določite število prostostnih stopenj (pazite na vzmet) in izberite posplošene koordinate, c) določite Lagrangevo energijsko funkcijo in d) izpeljite gibalne enačbe.

Podatki: $F, m, m_2 = m, k, J = mr^2, R, r, g$.

Rešitev

$$R + mr \ddot{s} + m \left(\frac{3r^2}{R} + 5R \right) \ddot{x} - gmr = -F$$

$$ks + m \left(-g + \ddot{s} + \frac{r \ddot{x}}{R} \right) = 0.$$

Postopek

a), b)

Sistem je nekonzervativen in ima dve prostostni stopnji ($P=2$); izberemo posplošeni koordinati ($N=P=2$):

$q_1 = x, q_2 = s$. Do gibalnih enačb pridemo z uporabo Lagrangevih enačb 2. vrste:

Točk: 10

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_j} - \frac{\partial L}{\partial q_j} = Q_j^N; \quad j = 1, \dots, N.$$

Q_j^N je j -ta nekonservativna posplošena sila.
Za obravnavani primer:

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{x}} - \frac{\partial L}{\partial x} = Q_x^N, \quad \frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{s}} - \frac{\partial L}{\partial s} = Q_s^N.$$

_____ Točk: 5

c)

Določimo torej Lagrangevo energijsko funkcijo $L = E_k - E_p$; najprej določimo kinetično energijo:

$$E_k = \left(\frac{1}{2} (2m) \dot{x}^2 \right) + 2 \times \left(\frac{1}{2} (m) \dot{x}^2 + \frac{1}{2} J \dot{\varphi}^2 \right) + \left(\frac{1}{2} m v^2 \right),$$

_____ Točk: 5

kjer je hitrost rotacije koles:

$$\varphi = \frac{x}{R}$$

in hitrost mase m_2 :

$$v = \sqrt{\dot{x}^2 + \dot{y}^2}.$$

Višina mase m_2 je:

$$y = cons - r\varphi - s.$$

_____ Točk: 5

Nadaljujemo s potencialno energijo, ki je v potencialni energiji mase m_2 in v vzmeti:

$$E_p = mgy + \frac{1}{2} k s^2.$$

_____ Točk: 5

Lagrangeva energijska funkcija torej je:

$$L = -\frac{1}{2} k s^2 + m \dot{x}^2 - gm \left(cons - s - \frac{rx}{R} \right) + 2 \left(\frac{1}{2} m \dot{x}^2 + \frac{m r^2 \dot{x}^2}{2R^2} \right) + \frac{1}{2} m \left(\dot{x}^2 + \left(-\dot{s} - \frac{r\dot{x}}{R} \right)^2 \right)$$

d)

Potrebujemo še nekonservativne posplošene sile, ki jih določimo s pomočjo virtualnega dela nekonservativnih sil:

$$\delta W^N = \sum_i \mathbf{F}_i^N \delta \mathbf{r}_i = -F \delta x,$$

_____ Točk: 5

Sledi, da je virtualno delo nekonservativnih sil definirano z:

$$\delta W^N = \underbrace{-F}_{Q_x^N} \delta x + \underbrace{0}_{Q_s^N} \delta s.$$

Kakor je prikazano zgoraj, razberemo nekonservativne posplošene sile.

_____ Točk: 5

Izračunamo odvode:

$$\frac{\partial L}{\partial x} = \frac{gm r}{R},$$

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{x}} = 2m \ddot{x} + 2 \left(\frac{m \ddot{x} r^2}{R^2} + m \ddot{x} \right) + \frac{1}{2} m \left(2\ddot{x} - \frac{2r \left(-\ddot{s} - \frac{r\ddot{x}}{R} \right)}{R} \right)$$

$$\frac{\partial L}{\partial s} = g m - k s$$

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{s}} = -m \left(-\ddot{s} - \frac{r \ddot{x}}{R} \right).$$

_____ Točk: 5

Gibalni enačbi torej sta:

$$R + m r \ddot{s} + m \left(\frac{3 r^2}{R} + 5 R \right) \ddot{x} - g m r = -F,$$

$$k s + m \left(-g + \ddot{s} + \frac{r \ddot{x}}{R} \right) = 0.$$

_____ Točk: 5

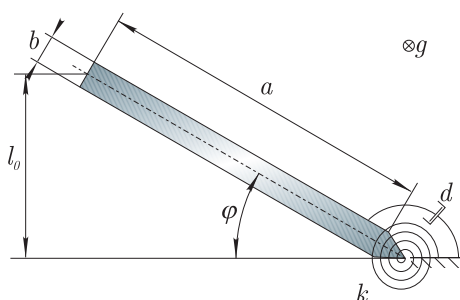
2.4 Datum: 30.5.2002



Naloga 1

Nihajna vrata višine h (tlorisna slika) izpustimo iz narisane lege. Vrata so pri kotu $\varphi = 0$ v ravnovesni legi.

Določite: *a)* gibalno enačbo, *b)* razmernik dušenja, *c)* čas in amplitudo konca vrat, ko pridejo le-ta v naslednjo skrajno lego.



(35 točk) Zadostuje zna-nje: LDN

- $h = 2 \text{ m}$
- $\rho = 800 \text{ kg/m}^3$
- $a = 0,6 \text{ m}$
- $b = 0,04 \text{ m}$
- $l_0 = 0,5 \text{ m}$
- $k = 40 \text{ N m/rad}$
- $d = 15 \text{ N m s/rad}$

Rešitev

- | | |
|---------------------------------------|---------------------------|
| $m = 38,4 \text{ kg}$ | $A = 0,985111 \text{ m}$ |
| $J = 4,61312 \text{ kg m}^2$ | $B = 0,652342 \text{ m}$ |
| $\omega_0 = 2,94464 \text{ rad/s}$ | $T = 2,5592 \text{ s}$ |
| $\delta = 0,552121$ | $t_1 = 1,2796 \text{ s}$ |
| $\omega_{0d} = 2,45514 \text{ rad/s}$ | $l_1 = -0,0736 \text{ m}$ |

Postopek

a)
Za točko vrtenja napišemo ravnotežje momentov

$$\sum M = J \ddot{\varphi}.$$

$$-k \varphi - d \dot{\varphi} = J \ddot{\varphi}.$$

Sedaj preoblikujemo ta izraz v splošno obliko:

$$\ddot{\varphi} + 2 \delta \omega_0 \dot{\varphi} + \omega_0^2 \varphi = 0.$$

b)
Iz gibalne enačbe določimo:

$$\omega^2 = \frac{k}{J} \quad \text{in} \quad \delta = \frac{d}{2 J \omega_0}.$$

Vztrajnostni moment vrat okoli vrtilišča je:

$$J = \frac{1}{12} m (a^2 + b^2) + m \left(\frac{a}{2}\right)^2.$$

c)

Za tak sistem pričakujemo odziv v naslednji obliki:

$$\varphi(t) = e^{-\delta \omega_0 t} (A \cos(\omega_{0d} t) + B \sin(\omega_{0d} t)).$$

Pri čemer je frekvenca dušenega nihanja: $\omega_{0d} = \sqrt{1 - \delta^2} \omega_0$.

Iz začetnih pogojev:

$$\varphi(0) = \arcsin \frac{l_0}{a} \quad \text{in} \quad \dot{\varphi}(0) = 0,$$

izračunamo konstanti A in B :

$$A = \arcsin \frac{l_0}{a} \quad \text{in} \quad B = \delta \frac{\omega}{\omega_{0d}} A$$

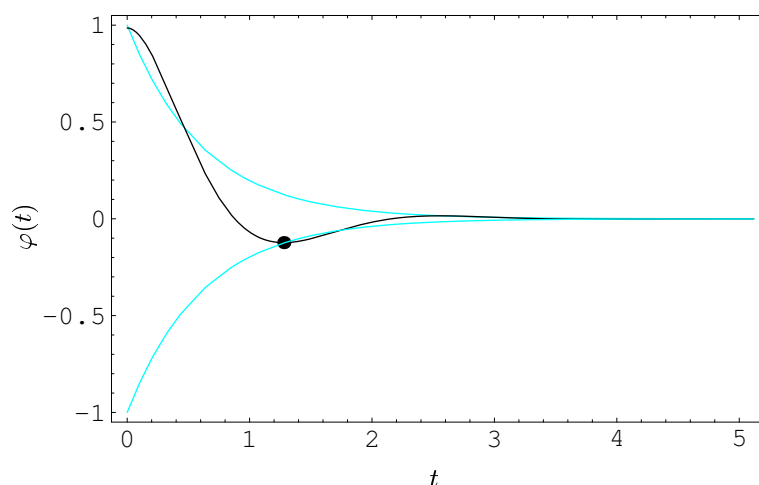
Čas enega nihaja:

$$T = \frac{1}{\nu} = \frac{2\pi}{\omega_{0d}}.$$

Čas in amplituda pri naslednji skrajni legi:

$$t_1 = \frac{T}{2}.$$

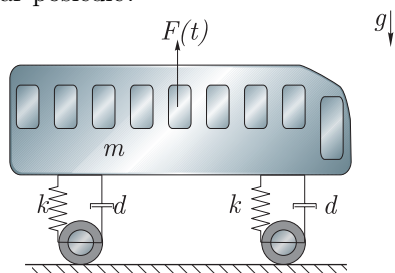
$$l_1 = a \sin \varphi(t_1).$$



Slika 2.1: Kot φ v odvisnosti od časa.

Naloga 2**(30 točk)**Zadostuje
znanje: VN

15 slovenskih navijačev se pelje v avtobusu celotne mase $m=20$ ton iz finala svetovnega prvenstva v nogometu (Slovenija : Brazilijska = 3 : 0). V evforiji vsi sinhrono skačejo "kdor ne skače ni Slovenec" - s frekvenco 2 krat na sekundo. Recimo, da silo posameznega navijača lahko aproksimiramo s harmonsko funkcijo amplitude 800 N. Če avtobus niha samo v navpični smeri, potem določite: a) gibalno enačbo, b) amplitudo pomika šasije avtobusa v ustaljenem stanju, c) amplitudo sile, ki se prenese na tla v ustaljenem stanju in d) amplitudo pomika v ustaljenem stanju, če bi navijači bili bolj utrujeni in bi skakali s frekvenco 1/3 Hz. Komentar posledic?



$$\begin{aligned} m &= 20 \text{ ton} \\ F_1 &= 800 \text{ N} \\ k &= 100 \text{ kN/m} \\ d &= 9 \text{ kNs/m} \end{aligned}$$

Rešitev

$$k_n = 200 \text{ kN/m}$$

$$d_n = 18 \text{ kNs/m}$$

$$F_0 = 12 \text{ kN}$$

$$f_0 = 0.6 \text{ N/kg}$$

$$\omega = 12,5664 \text{ rad/s}$$

$$\omega_0 = 3,1623 \text{ rad/s}$$

$$\delta = 0,142$$

$$X_0 = 0,06 \text{ m}$$

$$\beta = 0,0674102$$

$$X = 0,004045 \text{ m}$$

$$F_t = 1221,21 \text{ N}$$

Spremenjena frekvenca vzbujanja

$$\omega = 2,0944 \text{ rad/s}$$

$$\beta = 1,68875$$

$$X = 0.101325 \text{ m}$$

Postopek

a)

Najprej poiščemo nadomesten model. Nadomestna togost in dušenje sta:

$$k_n = 2k \quad d_n = 2d.$$

Skupna amplituda sile vseh n navijačev je:

$$F_0 = n F_1.$$

Uporabimo II.Newtonov zakon in dobimo gibalno enačbo:

$$m \ddot{x} + d_n \dot{x} + k_n x = F_0 \sin \omega t.$$

Preoblikujemo v splošno obliko:

$$\ddot{x} + 2\delta\omega_0\dot{x} + \omega_0^2 x = f_0 \sin \omega t,$$

b)

Iz gibalne enačbe določimo:

$$f_0 = \frac{F_0}{m}, \quad \omega_0^2 = \frac{k_n}{m} \quad \text{in} \quad \delta = \frac{d_n}{2m\omega_0}.$$

V ustaljenem stanju pričakujemo odziv v obliki:

$$x(t) = X \sin(\omega t - \varphi),$$

kjer je ω frekvenca vzbujanja. X je amplituda nihanja:

$$X = X_0 \beta.$$

Parameter $X_0 = f_0/\omega_0^2$. Dinamični faktor β je definiran kot:

$$\beta = 1/\sqrt{\left(1 - \left(\frac{\omega}{\omega_0}\right)^2\right)^2 + \left(2\delta\frac{\omega}{\omega_0}\right)^2}.$$

c)

Amplituda sile na tla (v ustaljenem stanju je)

$$f_T = f_0 \frac{\sqrt{1 + \left(2\delta\left(\frac{\omega}{\omega_0}\right)\right)^2}}{\sqrt{\left(1 - \left(\frac{\omega}{\omega_0}\right)^2\right)^2 + \left(2\delta\frac{\omega}{\omega_0}\right)^2}},$$

$$F_T = f_T m.$$

d)

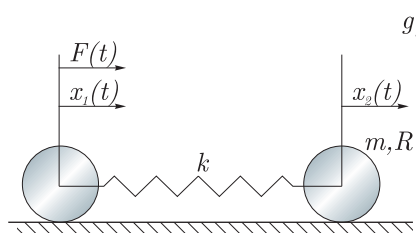
Pri frekvenci vzbujanja $\omega = 2\pi/3$, je $\beta = 1,68875$ in amplituda $X = 0,1013$ m, kar najverjetneje povzroči porušitev konstrukcije.

Naloga 3

(35 točk)

Zadostuje
zna-
nje: VVPS

Dva enaka valja sta povezana z vzmetjo togosti k . Enega od valjev vzbuja harmonska sila $F(t)$. Če se valja kotalita brez podrsavanja, potem določite: a) lastni frekvenci sistema, b) odziv sistema v ustaljenem stanju.



$$\begin{aligned} m &= 5 \text{ kg} \\ k &= 30 \text{ kN/m} \\ F(t) &= F_0 \sin(\omega t) \\ F_0 &= 10 \text{ N} \\ \omega &= 10 \text{ rad/s} \end{aligned}$$

Rešitev

$$\begin{aligned} \omega_{01} &= 0 \text{ rad/s} \\ \omega_{02} &= 89,4427 \text{ rad/s} \\ X_1 &= -6,582 \text{ mm} \\ X_2 &= -6,751 \text{ mm} \end{aligned}$$

Postopek

a)

Gre za nekonservativen sistem z dvema prostostnima stopnjama. Naloge se lotimo po *Lagrange-u*:

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial E_k}{\partial \dot{q}_j} - \frac{\partial E_k}{\partial q_j} = Q_j$$

Imamo dve posplošeni koordinati $q_1 = x_1$ in $q_2 = x_2$. Kinetična energija sistema je definirana kot:

$$E_k = \frac{1}{2}m\dot{x}_1^2 + \frac{1}{2}J\dot{\varphi}_1^2 + \frac{1}{2}m\dot{x}_2^2 + \frac{1}{2}J\dot{\varphi}_2^2.$$

Kjer je:

$$J = \frac{1}{2}mR^2 \quad \text{in} \quad \varphi_i = \frac{x_i}{R}.$$

Dobimo torej kinetično energijo:

$$E_k = \frac{3}{4}m(\dot{x}_1^2 + \dot{x}_2^2).$$

Odvodi kinetične energije:

$$\begin{aligned} \frac{\partial E_k}{\partial x_1} &= 0, & \frac{\partial E_k}{\partial x_2} &= 0, \\ \frac{\partial E_k}{\partial \dot{x}_1} &= \frac{3}{2}m\dot{x}_1, & \frac{\partial E_k}{\partial \dot{x}_2} &= \frac{3}{2}m\dot{x}_2, \\ \frac{d}{dt} \frac{\partial E_k}{\partial \dot{x}_1} &= \frac{3}{2}m\ddot{x}_1, & \frac{d}{dt} \frac{\partial E_k}{\partial \dot{x}_2} &= \frac{3}{2}m\ddot{x}_2. \end{aligned}$$

Sedaj poiščimo še posplošeno silo. Virtualno delo (predpostavimo: $x_1 < x_2$):

$$\delta W = k(x_2 - x_1)\delta x_1 + F(t)\delta x_1 - k(x_2 - x_1)\delta x_2.$$

Ker je $\delta W = Q_1\delta x_1 + Q_2\delta x_2$, sledi:

$$Q_1 = F(t) + k(x_2 - x_1) \quad \text{in} \quad Q_2 = -k(x_2 - x_1).$$

Ravnotežje za vsako posamezno komponento torej je:

$$\frac{3}{2}m\ddot{x}_1 = F(t) + k(x_2 - x_1),$$

$$\frac{3}{2}m\ddot{x}_2 = -k(x_2 - x_1).$$

Zgornji izraz zapišemo v matrični obliki:

$$\begin{bmatrix} 3/2m & 0 \\ 0 & 3/2m \end{bmatrix} \begin{pmatrix} \ddot{x}_1 \\ \ddot{x}_2 \end{pmatrix} + \begin{bmatrix} k & -k \\ -k & k \end{bmatrix} \begin{pmatrix} x_1 \\ x_2 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} F(t) \\ 0 \end{pmatrix}.$$

Ob predpostavki harmonskega odziva $x_i = X_i \sin(\omega t)$ izraz preoblikujemo ($\sin \omega t$ izpustimo) v:

$$\begin{bmatrix} -3/2\omega^2 m + k & -k \\ -k & -3/2\omega^2 m + k \end{bmatrix} \begin{pmatrix} X_1 \\ X_2 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} F_0 \\ 0 \end{pmatrix}.$$

Lastne frekvence dobimo tako, da izračunamo vrednosti ω , pri katerih je determinanta enaka nič:

$$\begin{vmatrix} -3/2\omega^2 m + k & -k \\ -k & -3/2\omega^2 m + k \end{vmatrix} = 0.$$

Dobimo dve rešitve:

$$\omega_{01} = 0 \text{ rad/s} \quad \text{in} \quad \omega_{02} = \sqrt{\frac{4k}{3m}} = 40\sqrt{5} \text{ rad/s.}$$

b)

Amplitudo odziva sistema v ustaljenem stanju dobimo z reševanjem gibalne enačbe pri vzbujani frekvenci:

$$X_1 = -\frac{2F_0(-2k + 3m\omega^2)}{3m\omega^2(-4k + 3m\omega^2)},$$

$$X_2 = -\frac{4F_0k}{3m\omega^2(4k - 3m\omega^2)}.$$

Odziv torej je:

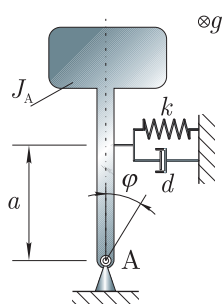
$$\begin{pmatrix} x_1(t) \\ x_2(t) \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} X_1 \\ X_2 \end{pmatrix} \sin \omega t.$$

2.5 Datum: 27.5.2004

Povprečen uspeh 71 študentov: 66%



Naloga 1



$$\begin{aligned} k &= 100 \text{ kN/m} \\ d &= 10 \text{ Ns/m} \\ J_A &= 0,003 \text{ kg m}^2 \\ a &= 6 \text{ cm} \\ n_z &= 6000 \text{ obr/min} \end{aligned}$$

(30 točk)

Na sliki je masa v obliki črke T, ki je eden od elementov med menjalnikom in prestavno ročico avtomobila ter zagotavlja bolj udobno prestavljanje.

a) Izračunajte lastno *nedušeno* in *dušeno* krožno frekvenco sistema, če je masa vpeta kakor je prikazano na sliki.

b) Kakšna mora biti togost vzmeti, da je lastna *nedušena* krožna frekvenca pri n_z . Za koliko odstotkov je v tem primeru *dušena* frekvenca manjša od *nedušene*?

Težnosti ne upoštevate; uporabite teorijo majhnih kotov.

Zadostuje
zna-
nje: LDN
Povprečen
uspeh: 80%

Rešitev

$$\begin{aligned} \omega_0 &= 346,41 \text{ rad/s} \\ \delta &= 0,01732 \\ \omega_{0d} &= 346,36 \text{ rad/s} \\ k_z &= 329 \text{ kN/m} \\ \omega_{0z} &= 628,319 \text{ rad/s} \\ \delta_z &= 0,00955 \\ \omega_{0z} &= 628,29 \text{ rad/s} \\ R &= 4,6 \times 10^{-3}\% \end{aligned}$$

Postopek

a) S pomočjo II. Newtonovega zakona najprej napišemo gibalno enačbo ($J_A \ddot{\varphi} = \sum_i M_{A,i}$):

$$J_A \ddot{\varphi} + d a^2 \dot{\varphi} + k a^2 \varphi = 0.$$

Izraz normiramo:

$$\ddot{\varphi} + \underbrace{\frac{d a^2}{J_A}}_{2 \delta \omega_0} \dot{\varphi} + \underbrace{\frac{k a^2}{J_A}}_{\omega_0^2} \varphi = 0.$$

_____ Točk: 10

Lastna nedušena krožna frekvenca in razmernik dušenja torej sta:

$$\omega_0 = \sqrt{\frac{k a^2}{J_A}},$$

$$\delta = \frac{\frac{d a^2}{J_A}}{2 \omega_0}.$$

_____ Točk: 5

Lastna dušena krožna frekvenca pa je:

$$\omega_{0d} = \omega_0 \sqrt{1 - \delta^2}.$$

_____ Točk: 5

b) Iz izraza za lastno nedušeno krožno frekvenco izrazimo togost:

$$k_z = \frac{J_A \omega_{0z}^2}{a^2},$$

kjer je:

$$\omega_{0z} = 2 \pi \frac{n_z}{60}.$$

_____ Točk: 5

Razlika med dušeno in nedušeno (krožno) frekvenco je:

$$R = 1 - \frac{\omega_{0d}}{\omega_{0z}},$$

kjer je δ_z razmernik dušenja pri n_z .

_____ Točk: 5

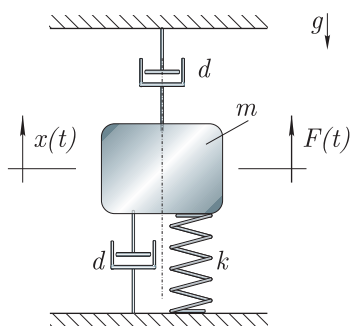
Kje so imeli študentje težave?

V primeru b) je potrebno izračunati pripadajoči razmernik dušenja δ_z .

Naloga 2

(35 točk)

Zadostuje znanje: VN
Povprečen uspeh: 72%



$$\begin{aligned} k &= 1 \text{ kN/m} \\ d &= 10 \text{ Ns/m} \\ m &= 3 \text{ kg} \\ F(t) &= F_0 \sin(\omega t) \\ F_0 &= 10 \text{ N} \\ \omega &= 2 \cdot 2 \pi \text{ rad/s} \\ X_z &= 1 \text{ mm} \end{aligned}$$

Sistem na sliki je sestavljen iz mase, vzmeti in dveh dušilk. Masa se lahko giblje samo v vertikalni smeri in jo vzbujamo s sinusno silo $F(t)$.

a) Izračunajte lastno nedušeno krožno frekvenco, razmernik dušenja, amplitudo nihanja mase m in kot zaostajanja nihanja mase za vzbujanjem. Določite, ali je sistem vzbujan pod- ali nad-resonančno.

b) Izračunajte kakšna lastna krožna frekvenca je potrebna, da bo masa *nedušene* sistema nihala z amplitudo X_z .

Upoštevajte teorijo majhnih zasukov.

Rešitev

$$\begin{aligned}
 f_0 &= 3,33 \text{ m/s}^2 \\
 \omega_0 &= 18,257 \text{ rad/s} \\
 \delta &= 0,1826 \\
 \omega &= 12,566 \text{ rad/s} \\
 X &= 17,15 \text{ mm} \\
 \beta &= 1,7147 \\
 X_0 &= 0,01 \text{ m/s}^2 \\
 \varphi &= 0,44555 \text{ rad} = 25,52^\circ \\
 \omega_{0,z} &= 59,087 \text{ rad/s}
 \end{aligned}$$

Postopek

a) S pomočjo II. Newtonovega zakona najprej napišemo gibalno enačbo ($m \ddot{x} = \sum_i F_i$):

$$m \ddot{x} + 2d \dot{x} + kx = F_0 \sin(\omega t).$$

Izraz normiramo:

$$\ddot{x} + \underbrace{\frac{2d}{m}}_{2\delta\omega_0} \dot{x} + \underbrace{\frac{k}{m}}_{\omega_0^2} x = \underbrace{\frac{F_0}{m}}_{f_0} \sin(\omega t).$$

 Točk: 5

Izračunamo lastno krožno frekvenco in razmernik dušenja:

$$\omega_0 = \sqrt{\frac{k}{m}},$$

$$\delta = \frac{\frac{2d}{m}}{2\omega_0}.$$

 Točk: 5

Ker je lastna frekvenca večja od vsiljene, je vzbujanje pod-resonančno.

 Točk: 5

Amplituda mase je:

$$X = X_0 \beta,$$

 Točk: 5

pri čemer je

$$X_0 = \frac{f_0}{\omega_0^2} \quad \text{in} \quad \beta = \sqrt{\frac{1}{\left(1 - \left(\frac{\omega}{\omega_0}\right)^2\right)^2 + \left(2\delta\frac{\omega}{\omega_0}\right)^2}}.$$

 Točk: 5

Kot zaostajanja mase za vzbujanjem je:

$$\varphi = \arctan\left(\frac{2\delta\frac{\omega}{\omega_0}}{1 - \left(\frac{\omega}{\omega_0}\right)^2}\right)$$

 Točk: 5

b) Lastno frekvenco, pri kateri imamo željeno amplitudo, izrazimo iz enačbe (ni dušenja, torej $\delta = 0$):

$$X_z = X_0 \beta = \frac{f_0}{\omega_0^2} \sqrt{\frac{1}{\left(1 - \left(\frac{\omega}{\omega_0}\right)^2\right)^2 + \left(2\delta\frac{\omega}{\omega_0}\right)^2}} = \frac{f_0}{\omega_0^2} \sqrt{\frac{1}{\left(1 - \left(\frac{\omega}{\omega_0}\right)^2\right)^2}}$$

_____ Točk: 5

Dobimo dve rešitvi, pri čemer je ustrezna nad-resonančna

$$\omega_{0,z} = \sqrt{\frac{\frac{F_0}{m} + X_z \omega^2}{X_z}}$$

_____ Točk: 5

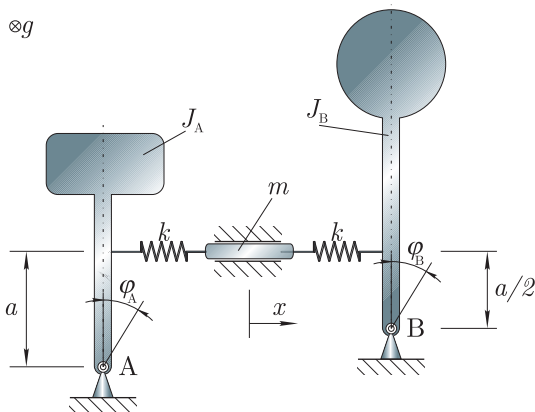
Kje so imeli študentje težave?

Težave s popisom vpliva dveh dušilk.

Naloga 3

(35 točk)

Zadostuje zna-
nje: LVPS
Povprečen uspeh: 49%



(Ni v merilu.)

Model pretičnega mehanizma iz naloge 1 izpopolnimo, kakor je prikazano na sliki. Element v obliki črke T se lahko vrti okoli točke A in je preko vzmeti togosti k pritrjen na drog mase m , le-ta pa preko vzmeti togosti k na prestavno ročico, ki se lahko vrti okoli točke B.

Z uporabo označenih koordinat in *Lagrangevimi enačbami 2. vrste a)* poiščite gibalne enačbe, *b)* lastne frekvence in *c)* drugi (2.) lastni vektor sistema. Opomba: pri določevanju lastnega vektorja normirajte amplitudo $X = 1$ m. Upoštevajte teorijo majhnih kotov.

Podatki:

$$J_A = J_B = J = 0,003 \text{ kg m}^2, \\ m = 0,2 \text{ kg}, a = 6 \text{ cm}, k = 100 \text{ kN/m}.$$

Rešitev

$$0 = a^2 k \varphi_A + J \ddot{\varphi}_A - a k x$$

$$0 = -a k \varphi_A + 2 k x + m \ddot{x} - \frac{1}{2} a k \varphi_B$$

$$0 = -\frac{1}{2} a k x + \frac{1}{4} a^2 k \varphi_B + J \ddot{\varphi}_B$$

$$\omega_{01} = 0 \text{ rad/s}$$

$$\omega_{02} = 270,1 \text{ rad/s}$$

$$\omega_{03} = 1037,8 \text{ rad/s}$$

$$\{X\}^1 = \begin{pmatrix} 16,67 \text{ rad} \\ 1 \text{ m} \\ 33,33 \text{ rad} \end{pmatrix}$$

$$\{X\}^2 = \begin{pmatrix} 42,53 \text{ rad} \\ 1 \text{ m} \\ -23,27 \text{ rad} \end{pmatrix}$$

$$\{X\}^3 = \begin{pmatrix} -2,09 \text{ rad} \\ 1 \text{ m} \\ -0,96 \text{ rad} \end{pmatrix}$$

Postopek

a) Sistem je konservativen in ima tri prostostne stopnje ($N = P = 3$). Do gibalnih enačb pridemo s pomočjo Lagrangevih enačb 2. vrste za konservativni sistem:

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_j} - \frac{\partial L}{\partial q_j} = 0; \quad j = 1, 2, 3.$$

Za posplošene koordinate izberemo: φ_A, x, φ_B .
Lagrangeva energijska funkcija:

$$L = E_k - E_p,$$

kjer sta kinetična in potencialna energija definirani kot:

$$E_k = \frac{1}{2} J \dot{\varphi}_A^2 + \frac{1}{2} m \dot{x}_1^2 + \frac{1}{2} J \dot{\varphi}_B^2,$$

$$E_p = \frac{1}{2} k (x - a \varphi_A)^2 + \frac{1}{2} k \left(\frac{a}{2} \varphi_B - x \right)^2,$$

kjer smo predpostavili: $a \varphi_A < x < \frac{a}{2} \varphi_B$.

_____ Točk: 10

Izračunamo odvode:

$$\begin{aligned} \frac{\partial L_k}{\partial \varphi_A} &= a k (x - a \varphi_A) & \frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{\varphi}_A} &= J \ddot{\varphi}_A \\ \frac{\partial L_k}{\partial x} &= -k (x - a \varphi_A) + k \left(-x + \frac{1}{2} a \varphi_B \right) & \frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{x}} &= m \ddot{x} \\ \frac{\partial L_k}{\partial \varphi_B} &= -\frac{1}{2} a k \left(-x + \frac{1}{2} a \varphi_B \right) & \frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{\varphi}_B} &= J \ddot{\varphi}_B \end{aligned}$$

Glede na Lagrangeve enačbe 2. vrste zapišemo sedaj gibalne enačbe:

$$\begin{aligned} a^2 k \varphi_A + J \ddot{\varphi}_A - a k x &= 0 \\ -a k \varphi_A + 2 k x + m \ddot{x} - \frac{1}{2} a k \varphi_B &= 0 \\ -\frac{1}{2} a k x + \frac{1}{4} a^2 k \varphi_B + J \ddot{\varphi}_B &= 0 \end{aligned}$$

_____ Točk: 5

b) Pričakujemo lastno nihanje oblike $\varphi_A = \Phi_A \sin \omega_0 t$, $x = X \sin \omega_0 t$ in $\varphi_B = \Phi_B \sin \omega_0 t$, zato uporabimo ta nastavek, da zgornje gibalne enačbe zapišemo v matrično obliko:

$$\begin{pmatrix} a^2 k - \omega_0^2 J & -a k & 0 \\ -a k & 2 k - \omega_0^2 m & -\frac{1}{2} a k \\ 0 & -\frac{1}{2} a k & \frac{1}{4} a^2 k - \omega_0^2 J \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \Phi_A \\ X \\ \Phi_B \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}.$$

_____ Točk: 5

Poiščemo lastne frekvence:

$$\det \begin{pmatrix} a^2 k - \omega_0^2 J & -a k & 0 \\ -a k & 2 k - \omega_0^2 m & -\frac{1}{2} a k \\ 0 & -\frac{1}{2} a k & \frac{1}{4} a^2 k - \omega_0^2 J \end{pmatrix} = 0,$$

sledi:

$$\begin{pmatrix} \omega_{01} \\ \omega_{02} \\ \omega_{03} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ \frac{\sqrt{\frac{5a^2k + \frac{8k}{m} - \frac{k\sqrt{64J^2+9a^4m^2}}{Jm}}{2\sqrt{2}}}}{\sqrt{\frac{5a^2k}{8J} + \frac{k}{m} + \frac{k\sqrt{64J^2+9a^4m^2}}{8Jm}}} \\ \frac{1}{\sqrt{\frac{5a^2k}{8J} + \frac{k}{m} + \frac{k\sqrt{64J^2+9a^4m^2}}{8Jm}}} \end{pmatrix}.$$

_____ Točk: 10

c) Izberemo $X = 1$ m in določimo drugi lastni vektor:

$$\begin{pmatrix} a^2k - \omega_{02}^2 J & -ak & 0 \\ -ak & 2k - \omega_{02}^2 m & -\frac{1}{2}ak \\ 0 & -\frac{1}{2}ak & \frac{1}{4}a^2k - \omega_{02}^2 J \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \Phi_A \\ X \\ \Phi_B \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$

$$\rightarrow \{X\}^2 = \begin{pmatrix} \frac{8am}{-8J+3a^2m+\sqrt{64J^2+9a^4m^2}} \\ 1 \\ \frac{-4am}{8J+3a^2m-\sqrt{64J^2+9a^4m^2}} \end{pmatrix}$$

_____ Točk: 5

Podobno bi lahko določili še prvi in tretji lastni vektor (naloga tega ne zahteva):

$$\{X\}^1 = \begin{pmatrix} \frac{1}{a} \\ 1 \\ \frac{2}{a} \end{pmatrix},$$

$$\{X\}^3 = \begin{pmatrix} \frac{8am}{-8J+3a^2m-\sqrt{64J^2+9a^4m^2}} \\ 1 \\ \frac{-4am}{8J+3a^2m+\sqrt{64J^2+9a^4m^2}} \end{pmatrix}.$$

Kje so imeli študentje težave?

Nekatere je motilo prepletanje koordinat za rotacijo in translacijo. Težave s potencialno energijo. Izračun determinante.

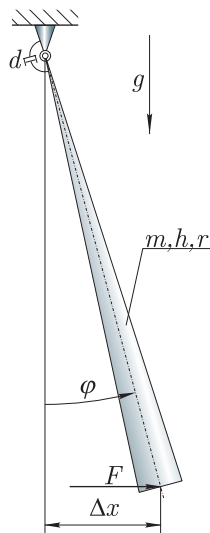
2.6 Datum: 26.5.2007



Naloga 1

(30 točk)

Zadostuje zna- nje: LDN Povprečen uspeh: 57%



Osrednji atrij hotela Mons v Ljubljani dopolnjuje visoka skulptura (časovno nihalo) nemškega kiparja Karla Schlammingerja.

Zamislite si, da vas je najel kipar za odgovor na naslednji vprašanji:

- a) kako visoko mora biti stožčasto nihalo, da bo nihajni čas T in
- b) kolikšna mora biti masa nihala, da bo statična sila F zadostovala za začetni odklik Δx .

Pomagajte si z modelom na sliki: ob predpostavki majhnih kotov najprej izpeljite gibalno enačbo, nato izrazite lastno frekvenco in razmernik dušenja. Določino h določite ob predpostavki, da je dušenje zanemarljivo.

Kipar zaradi estetskih razlogov omeji razmerje višine stožca proti polmeru: $h = 20r$. Masni vztrajnostni moment stožca okoli vrtišča je: $J = \frac{3}{5}m \left(h^2 + \frac{r^2}{4} \right)$, težišče je od vrha oddaljeno $3/4 h$.

Podatki: $T = 5$ s, $g = 9,81$ m/s², $F = 1000$ N, $\Delta x = 2$ r.

Rešitev

$$r = \frac{25 g T^2}{1601 \pi^2} = 0,388 \text{ m},$$

$$m = \frac{3 F}{2 g \tan \varphi_0} = 1352 \text{ kg}.$$

Postopek

Z uporabo II. Newtonovega zakona zapišemo gibalno enačbo:

$$J \ddot{\varphi} = -m g \frac{3h}{4} \sin \varphi - d \dot{\varphi},$$

Gibalno enačbo normiramo in lineariziramo:

$$\ddot{\varphi} + \frac{m g \frac{3h}{4}}{J} \varphi + \frac{d}{J} \dot{\varphi} = 0$$

_____ Točk: 5

in razberemo lastno krožno frekvenco in razmernik dušenja (upoštevamo $h = 20 r$):

$$\omega_0 = \sqrt{\frac{m g \frac{3h}{4}}{J}} = 10 \sqrt{\frac{g}{1601 r}},$$

$$\delta = \frac{d}{J 2 \omega_0}.$$

_____ Točk: 5

a)

Iz enačbe $\frac{2\pi}{T} = \omega_0$ izpeljemo

$$r = \frac{25 g T^2}{1601 \pi^2}$$

_____ Točk: 10

in tako definiramo polmer (dolžino) stožca³.

b)

Sledi še izračun mase nihala, ki v bistvu predstavlja varnostni faktor: dve osebi naj ne bi bili sposobni vzpostaviti takih začetnih pogojev, da bi nihalo nihalo bolj od željene amplitude.

Statično ravnotežje pri začetnih pogojih je:

$$m g \frac{3h}{4} \sin \varphi_0 - F h \cos \varphi_0 = 0,$$

kjer je željena amplituda definirana s:

$$\sin \varphi_0 = \frac{\Delta x}{h}.$$

_____ Točk: 5

Sledi, da je masa stožca:

$$m = \frac{3 F}{2 g \tan \varphi_0}.$$

_____ Točk: 5

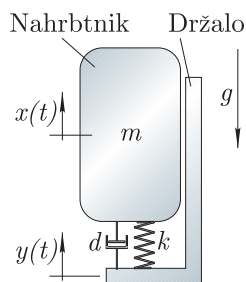
Kje so imeli študentje težave?

Nekateri so pozabili na težo stožca. F je statična sila, ki se uporabi v začetku, da se nihalo izmakne iz ravnovesne lege; pozneje na nihanje nima vpliva.

Naloga 2

(35 točk)

Zadostuje znanje: VN
Povprečen uspeh: 52%



Pri hoji človek dviguje svoje težišče za nekaj cm. Razmišljate o tem, da bi izdelali nahrbtnik, ki bi to gibanje dvakrat ojačal, relativno gibanje pa bi izkoristili za generiranje napetosti.

Za spremembo višine pri hoji predpostavite harmonično funkcijo $y(t)$. Za model na sliki najprej izpeljite gibalno enačbo nato pa izračunajte: a) togost, da bo lastna nedušena krožna frekvenca ω_0 enaka frekvenci vzbujanja ω , b) dušenje d , da bo razmerje med amplitudami $X = 2Y$, c) razmernik dušenja in dušeno lastno frekvenco in d) s katero frekvenco bo nihal nahrbtnik pri vzbujanju?

Podatki: $y = Y \sin(\omega t)$, $m = 10 \text{ kg}$, $\omega = 2\pi$.

Rešitev

$$\begin{aligned} \ddot{x} + \frac{k}{m}x + \frac{d}{m}\dot{x} &= +\frac{k}{m}Y \sin(\omega t) + \frac{d}{m}\omega Y \cos(\omega t) \\ k &= m\omega^2 = 394,8 \text{ N/m} \\ d &= \frac{m\omega}{\sqrt{3}} = 36,276 \text{ Ns/m} \\ \delta &= \frac{1}{2\sqrt{3}} = 0,289 \\ \omega_{0d} &= \sqrt{\frac{11}{12}}\omega = 6,02 \text{ rad} = 0,957 2\pi \end{aligned}$$

Niha z vsiljeno krožno frekvenco ω

Postopek

Iz II. Newtonovega zakona ob predpostavkah $x > y$ in $\dot{x} > \dot{y}$ sledi:

$$m\ddot{x} = -k(x - y) - d(\dot{x} - \dot{y}).$$

Vstavimo podatek o harmoničnem vzbujanju ter normiramo in uredimo enačbo:

$$\ddot{x} + \frac{k}{m}x + \frac{d}{m}\dot{x} = +\frac{k}{m}Y \sin(\omega t) + \frac{d}{m}\omega Y \cos(\omega t).$$

_____ Točk: 5

Razpoznamo torej parametre:

$$\omega_0 = \sqrt{\frac{k}{m}} \quad \delta = \frac{d}{m 2\omega_0}.$$

_____ Točk: 5

a)

Sedaj lahko določimo primerno togost, da bo lastna frekvenca enaka vsiljeni:

$$\omega_0 = \omega \quad \rightarrow \quad k = m\omega^2.$$

_____ Točk: 5

b)

V normirano obliki diferencialne enačbe razpoznamo splošno enačbo prenosnosti vibroizolacije. Ob predpostavki harmoničnega odziva $x(t) = X \sin(\omega t - \phi)$ vemo torej kakšno je ojačanje:

$$g = \frac{X}{Y} = \beta \sqrt{1 + \left(2\delta \frac{\omega}{\omega_0}\right)^2}.$$

_____ Točk: 5

Želja je $g = 2$; ob uporabi podatka za togost dobimo kvadratno enačbo z dvema rešitvama; fizikalno ustrežna je samo pozitivna:

$$d = \frac{m\omega}{\sqrt{3}}.$$

_____ Točk: 5

c)

Razmernik dušenja je definiran zgoraj; dušena lastna frekvenca je:

$$\omega_{0d} = \sqrt{\frac{11}{12}}\omega.$$

_____ Točk: 5

d)

Zaradi vzbujanja sistem niha s frekvenco vzbujanja ω .

_____ Točk: 5

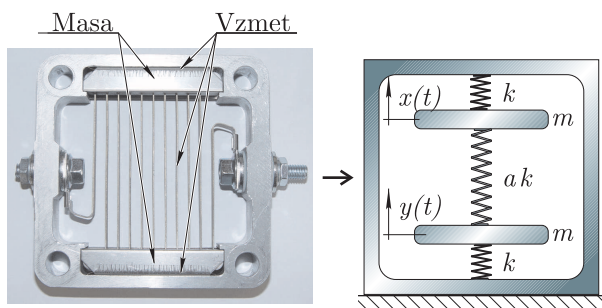
Kje so imeli študentje težave?

Narobe so zapisali gibalno enačbo, niso poznali enačbe za prenosnost vibroizolacije. Niso vedeli, da nahrbtnik niha z vsiljeno frekvenco pač pa so mnogi napisali, da niha z lastno dušeno frekvenco.

Naloga 3

(35 točk)

Zadostuje zna-
nje: LVVP
Povprečen
uspeh: 43%



Zaposleni ste v AET Tolmin in konstruirate grelnik zraka, ki je izpostavljen vibracijam. Dejansko konstrukcijo poenostavite s prikazanim modelom z dvema prostostnima stopnjama; s pomočjo Lagrangevih enačb 2. vrste izpeljite gibalne enačbe, lastne frekvence in lastne vektorje.

Določite parameter a , da bo druga lastna frekvenca 10 krat višja od prve. Za začetne pogoje: $x(0\text{ s}) = 1\text{ mm}$, $y(0\text{ s}) = 0\text{ mm}$, $\dot{x}(0\text{ s}) = 0\text{ mm/s}$, $\dot{y}(0\text{ s}) = 0\text{ mm/s}$ določite odziv $x(t)$ in $y(t)$ (namig glede faze: ker ni dušenja sta x in y lahko samo v fazi ali v kontrafazi).

Podatki: $k = 2000\text{ N/m}$, $m = 50\text{ kg}$.

Rešitev

$$\begin{aligned}
 m\ddot{x} + (1+a)kx - ak y &= 0 \\
 m\ddot{y} - akx + (1+a)ky &= 0 \\
 \omega_{01} &= \sqrt{\frac{k}{m}} = 6,32\text{ rad/s} \\
 \omega_{02} &= \sqrt{\frac{(1+2a)k}{m}} \\
 a &= \frac{99}{2} \\
 \mathbf{x}^{(1)} &= \begin{pmatrix} 1 \\ 1 \end{pmatrix} \text{ m} \\
 \mathbf{x}^{(2)} &= \begin{pmatrix} 1 \\ -1 \end{pmatrix} \text{ m}
 \end{aligned}$$

³Glede na teoretično poznavanje fizikalnega nihala smo lahko pričakovali, da je nihajni čas odvisen samo od dolžine nihala.

Postopek

Sistem je konservativen in ima dve prostostni stopnji ($N = P = 2$): x , y . Do gibalnih enačb pridemo s pomočjo Lagrangevih enačb 2. vrste:

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{x}} - \frac{\partial L}{\partial x} = 0 \quad \frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{y}} - \frac{\partial L}{\partial y} = 0.$$

Lagrangeva energijska funkcija:

$$L = E_k - E_p,$$

kjer sta kinetična in potencialna energija⁴ definirani kot (predpostavka $x > y$):

$$E_k = \frac{1}{2} m \dot{x}^2 + \frac{1}{2} m \dot{y}^2$$

$$E_p = \frac{1}{2} k x^2 + \frac{1}{2} k y^2 + \frac{1}{2} a k (x - y)^2.$$

 Točk: 10

Po odvajanju izpeljemo gibalni enačbi:

$$m \ddot{x} + (1 + a) k x - a k y = 0 \quad m \ddot{y} - a k x + (1 + a) k y = 0.$$

Gibalni enačbi v matrični obliki:

$$\begin{pmatrix} m & 0 \\ 0 & m \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \ddot{x} \\ \ddot{y} \end{pmatrix} + \begin{pmatrix} (1 + a) k & -a k \\ -a k & (1 + a) k \end{pmatrix} \begin{pmatrix} x \\ y \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix}.$$

Ob predpostavki harmonskega odziva ($x = X \sin(\omega_0 t)$, $y = Y \sin(\omega_0 t)$) in ob upoštevanju, da $\sin(\omega_0 t)$ ne predstavlja rešitve, izpeljemo:

$$\begin{pmatrix} (1 + a) k - m \omega_0^2 & -a k \\ -a k & (1 + a) k - m \omega_0^2 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} X \\ Y \end{pmatrix} = \mathbf{A} \mathbf{x} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix}.$$

 Točk: 5

Netrivialno rešitev predstavlja rešitev izraza:

$$\det(\mathbf{A}) = 0$$

iz česar izpeljemo dve lastni frekvenci:

$$\omega_{01} = \sqrt{\frac{k}{m}} \quad \omega_{02} = \sqrt{\frac{(1 + 2a)k}{m}}.$$

Izpeljemo vrednost parametra a :

$$10 \omega_{01} = \omega_{02} \quad \Rightarrow \quad a = \frac{99}{2}.$$

 Točk: 5

Da določimo prvi lastni vektor, vstavimo v matriko \mathbf{A} prvo lastno frekvenco, izberemo amplitudo $X = 1$ m in izpeljemo:

$$Y = 1.$$

⁴Potencialno energijo mas ni potrebno upoštevati, saj se uniči s potencialno energijo prednapetja

Prvi lastni vektor torej je:

$$\mathbf{x}^{(1)} = \begin{pmatrix} 1 \\ 1 \end{pmatrix} \text{ m.}$$

Za drugi lastni vektor je postopek podoben, vendar v matriko \mathbf{A} vstavimo drugo lastno frekvenco, izberemo amplitudo $X = 1 \text{ m}$ in izpeljemo:

$$Y = -1 \text{ m.}$$

Drugi lastni vektor torej je:

$$\mathbf{x}^{(2)} = \begin{pmatrix} 1 \\ -1 \end{pmatrix} \text{ m.}$$

_____ Točk: 5

Odziv na poljubne začetne pogoje je:

$$\begin{pmatrix} x(t) \\ y(t) \end{pmatrix} = C_1 \mathbf{x}^{(1)} \sin(\omega_{01} t - \varphi_1) + C_2 \mathbf{x}^{(2)} \sin(\omega_{02} t - \varphi_2).$$

_____ Točk: 5

Imamo štiri neznanke in iz štirih začetnih pogojev $x(0 \text{ s}) = 1 \text{ mm}$, $y(0 \text{ s}) = 0 \text{ mm}$, $\dot{x}(0 \text{ s}) = 0 \text{ mm/s}$, $\dot{y}(0 \text{ s}) = 0 \text{ mm/s}$ lahko vse določimo. Uporabimo namig, da so sta x in y v fazi: $\varphi_1 = \varphi_2$ in rešimo sistem enačb. Sistem ima štiri rešitve, tukaj je prikazana ena:

$$C_1 = -0,0005 \quad C_2 = -0,0005 \quad \varphi_1 = \varphi_2 = \pi/2.$$

_____ Točk: 5

Kje so imeli študentje težave?

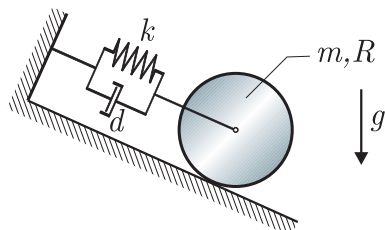
Odziv na poljubne začetne pogoje je vsota posameznih lastnih odzivov!

Dinamika togih teles

Kolokvij 3

15.5.2009

Naloga 1

(35 točk) Zadostuje
zna-
nje: LDN

Valj radija R in mase m nakotaljuje po klancu in je preko vzmeti in dušilke pritrjen, kakor je prikazano na sliki. Izračunajte lastno nedušeno in dušeno krožno frekvenco sistema, če valj na začetku izmaknemo iz statične ravnovesne lege za amplitudo A_0 . Določite čas po katerem je amplituda nihanja enaka $1/10$ začetne amplitude.

Podatki:

 $m = 10 \text{ kg}$, $R = 0,5 \text{ m}$, $k = 10 \text{ kN/m}$, $d = 100 \text{ Ns/m}$,
 $g = 9,81 \text{ m/s}^2$.

Rešitev

$$\omega_0 = 25,82 \text{ rad/s}$$

$$\delta = 0,258$$

$$\omega_{0d} = 24,94 \text{ rad/s}$$

$$t = 0.69 \text{ s}$$

Postopek

Sistem ima ena prostostno stopnjo ($P = 1$, $N = 1$). Z izbrano posplošeno koordinato x in uporabo Lagrangeovih enačb druge vrste zapišemo gibalno enačbo sistema:

$$\frac{\partial}{\partial t} \frac{\partial L}{\partial \dot{x}} - \frac{\partial L}{\partial x} = Q_x^N,$$

kjer je L Lagrangeova energijska funkcija:

$$L = E_k - E_p$$

Kinetična in potencialna energija imata obliko:

$$E_k = \frac{1}{2} m \dot{x}^2 + \frac{1}{2} (J_T) \dot{\varphi}^2 = \frac{3}{4} m \dot{x}^2$$

$$E_p = \frac{1}{2} k x^2$$

Zapišemo Lagrangeovo energijsko funkcijo:

$$L = \frac{3}{4} m \dot{x}^2 - \frac{1}{2} k x^2$$

Posplošeno silo dušilke dobimo iz zapisa za virtualno delo:

$$\delta W = \sum_i F_i \delta r_i = \underbrace{-d \dot{x}}_{Q^N} \delta x$$

Končno zapišemo normirano gibalno enačbo:

$$\ddot{x} + \underbrace{\frac{2d}{3m}}_{2\delta\omega_0} \dot{x} + \underbrace{\frac{2k}{3m}}_{\omega_0^2} x = 0$$

_____ Točk: 10

Kakor je prikazano razberemo lastno nedušeno krožno frekvenco in razmernik dušenja.

$$\omega_0 = \sqrt{\frac{2k}{3m}} = 25,82 \text{ rad/s}$$

_____ Točk: 5

$$\delta = \frac{d}{3m\omega_0} = 0,129$$

_____ Točk: 5

$$\omega_{0D} = \omega_0 \sqrt{1 - \delta^2} = 24,94 \text{ rad/s}$$

_____ Točk: 5

Potrebno je še določiti čas po katerem je amplituda nihanja za 1/10 manjša od začetne amplitude. Odziv sistema podaja enačba:

$$x(t) = e^{-\delta\omega_0 t} (A \cos(\omega_{0D}t) + B \sin(\omega_{0D}t))$$

_____ Točk: 5

Na osnovi začetnih pogojev razberemo velikost konstant A in B:

$$x(0) = A_0 \implies A = A_0$$

$$\dot{x}(0) = 0 \implies B = 0$$

Amplitudo odziva sistema potemtakem podaja enačba:

$$X = A_0 e^{-\delta\omega_0 t}$$

Sedaj lahko izračunamo še čas pri katerem se amplituda zmanjša na $X = 1/10 A_0$:

$$t = -\frac{1}{\delta\omega_0} \ln 1/10 = 0,69 \text{ s}$$

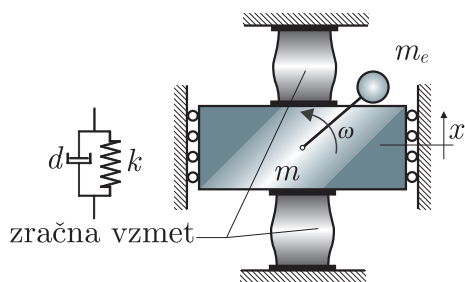
_____ Točk: 5

Kje so imeli študentje težave?

Zapis gibalnih enačb: gre za statično ravnovesno lego, zato potencialne energije ni treba upoševati (uniči se s potencialno energijo prednapetja).

Naloga 2

(30 točk) Zadostuje znanje: VN



Na sliki je prikazana naprava, ki se uporablja za testiranje zračnih vzmeti. Klado mase m vzbujamo z ekscentrično maso m_e na ročici dolžine e , ki se vrti s konstantno kotno hitrostjo ω . Iz slike je razvidno, da lahko hkrati testiramo dve zračni vzmeti. Zračno vzmet modeliramo z vzporedno vezavo vzmeti togosti k in dušilke s koeficientom dušenja d . Določite kolikšna je lahko maksimalna togost k testiranih vzmeti, da bo amplituda nihanja vzmeti enaka X . Vzbujanje sistema je podresonančno. Podatki:

$$m = 150 \text{ kg}, m_e = 10 \text{ kg}, \omega = 6\pi \text{ rad/s}, \delta = 0,01, e = 0,05 \text{ m}, X = 0,01 \text{ m}.$$

Rešitev

$$k = 35.97 \text{ kN/m}$$

Postopek

Gibalno enačbo sistema določimo na osnovi drugega Newtonovega zakona:

$$m\ddot{x} + 2d\dot{x} + 2kx = m_e e \omega^2 \sin(\omega t)$$

Opomba: kot pravilna rešitev se smatra tudi, da se masa ekscentra doda k osnovni masi. Gibalna enačba v tem primeru je $(m + m_e)\ddot{x} + 2d\dot{x} + 2kx = m_e e \omega^2 \sin(\omega t)$. Enačbo normiramo ter razberemo lastno krožno frekvenco:

$$\ddot{x} + \frac{2d}{m}\dot{x} + \frac{2k}{m}x = \frac{m_e e}{m}\omega^2 \sin(\omega t)$$

_____ Točk: 5

$$\omega_0 = \sqrt{\frac{2k}{m}}$$

_____ Točk: 5

Za izračun togosti vzmeti uporabimo enačbo:

$$\frac{X}{\frac{m_e e}{m}} = \frac{\left(\frac{\omega}{\omega_0}\right)^2}{\sqrt{\left(1 - \left(\frac{\omega}{\omega_0}\right)^2\right)^2 + \left(2\delta \frac{\omega}{\omega_0}\right)^2}}$$

_____ Točk: 5

Uvedemo novo neznanko:

$$r = \left(\frac{\omega}{\omega_0}\right)^2$$

s čimer dobi zgornja enačba enostavnejšo obliko

$$\frac{X}{\frac{m_e e}{m}} = \frac{r}{\sqrt{(1-r)^2 + 4\delta^2 r}}$$

Zgornjo enačbo preuredimo v obliko:

$$r^2 \left(1 - \left(\frac{m_e e}{X m}\right)^2\right) + r(4\delta^2 - 2) + 1 = 0$$

_____ Točk: 5

Rešitvi enačbe:

$$r_1 = 0.74$$

$$r_2 = 1.50$$

_____ Točk: 5

Ker naloga od nas zahteva podresonančno vzbujanje je prava rešitev $r_1 = 0.8$. Togost vzmeti je potem-takem enaka:

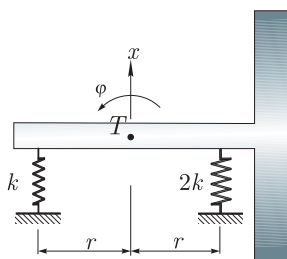
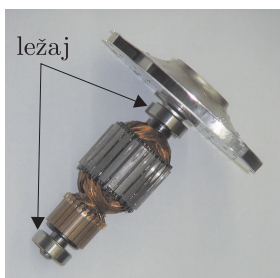
$$k = \frac{m\omega^2}{2r_1} = 35.97 \text{ kN/m}$$

_____ Točk: 5

Kje so imeli študentje težave?

Pri zapisu amplitude odziva centrifugalno vzbujanega sistema v ustaljenem stanju.

Naloga 3



(30 točk) Zadostuje zna-
nje: LVPS

Rotor modeliramo s togim telesom mase m in masnim vztrajnostnim momentom J_T okoli težišča T . Ležaje poenostavimo z vzmetema togosti k in $2k$. Z uporabo Lagrangeovih enačb II vrste in označenih koordinat zapišite gibalne enačbe sistema. Določite tudi lastne frekvence in lastne vektorje.

Podatki:
 $k, m, r, J_T = m r^2$.

Rešitev

$$\omega_{01} = \sqrt{2} \sqrt{\frac{k}{m}}$$

$$\omega_{02} = 2 \sqrt{\frac{k}{m}}$$

$$X_1 = \left\{ \begin{matrix} 1 \\ 1/r \end{matrix} \right\}$$

$$X_2 = \left\{ \begin{matrix} 1 \\ -1/r \end{matrix} \right\}$$

Postopek

Sistem ima dve prostostni stopnji. Zapišemo Lagrangeove enačbe za konzervativne sisteme pri čemer izberemo za posplošeni koordinati pomik x in zasuk φ :

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{x}} - \frac{\partial L}{\partial x} = 0$$

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{\varphi}} - \frac{\partial L}{\partial \varphi} = 0$$

$$L = E_k - E_p$$

Kinetično in potencialno energijo sistema zapišemo v obliki:

$$E_k = \frac{1}{2} m \dot{x}^2 + \frac{1}{2} J_T \dot{\varphi}^2$$

_____ Točk: 5

$$E_p = \frac{1}{2} k (x - r \varphi)^2 + \frac{1}{2} 2k (x + r \varphi)^2$$

_____ Točk: 5

Lagrangeova energijska funkcija ima potemtakem obliko:

$$L = \frac{1}{2} m \dot{x}^2 + \frac{1}{2} J_T \dot{\varphi}^2 - \frac{1}{2} k (x - r \varphi)^2 - \frac{1}{2} 2k (x + r \varphi)^2$$

Sedaj izračunamo vse odvode v Lagrangeovih enačbah s čimer dobimo dve gibalni enačbi:

$$m \ddot{x} + 3k x + k r \varphi = 0$$

$$J_T \ddot{\varphi} + k r x + 3k r^2 \varphi = 0$$

_____ Točk: 5

Ob predpostavki harmonskega odziva:

$$x(t) = X \sin \omega t$$

$$\varphi(t) = \Phi \sin \omega t$$

_____ Točk: 5

iz gibalnih enačb razberemo masno in togostno matriko:

$$M = \begin{bmatrix} m & 0 \\ 0 & m r^2 \end{bmatrix}, \quad K = \begin{bmatrix} 3k & k r \\ k r & 3k r^2 \end{bmatrix}$$

_____ Točk: 5

Lastne frekvence sistema dobimo z rešitvijo spodnje determinante:

$$\begin{vmatrix} 3k - m\omega^2 & k r \\ k r & 3k r^2 - m r^2 \omega^2 \end{vmatrix} = 0, \implies 8 k^2 r^2 - 6 k m r^2 \omega^2 + m^2 r^2 \omega^4 = 0$$

Z rešitvijo zgornje enačbe določimo obe lastni krožni frekvenci:

$$\omega_{01} = \sqrt{2} \sqrt{\frac{k}{m}}, \quad \omega_{02} = 2 \sqrt{\frac{k}{m}}$$

_____ Točk: 5

Lastna vektorja pa sta enaka:

$$X_1 = \left\{ \begin{matrix} 1 \\ 1/r \end{matrix} \right\}$$

$$X_2 = \left\{ \begin{matrix} 1 \\ -1/r \end{matrix} \right\}$$

_____ Točk: 5

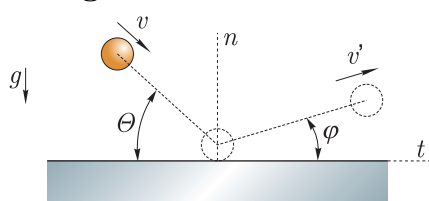
Kje so imeli študentje težave?

Zapis gibalne enačbe, predvsem potencialna energija.

2.7 Datum: 17.1.2010

Naloga 1

(35 točk) Zadostuje znanje: Trk



$$\begin{aligned} v &= 40 \text{ m/s} \\ \Theta &= 40^\circ \\ \varepsilon &= 0.2 \end{aligned}$$

Krogla udari v masivno ploščo s hitrostjo v pod kotom θ . Koeficient trka je ε .

- 1 Kakšen je trk? (premi centrični / poševni centrični)
- 2 Izračunajte hitrost krogle v n -smeri po trku.
- 3 Izračunajte hitrost krogle v t -smeri po trku.
- 4 Izračunajte amplitudo hitrosti krogle po trku.
- 5 Izračunajte kot φ .
- 6 Ali se kinetična energija pri trku ohranja?
- 7 Izračunajte delež izgubljene kinetične energije krogle v odstotkih.

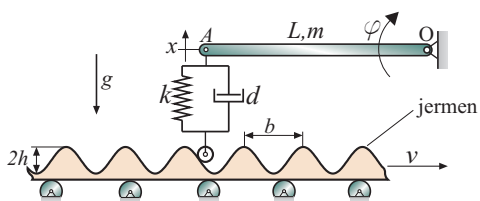
Rešitev

	Vprašanje	Odgovor
1	Kakšen je trk? (1 = Premi centrični, 2 = Poševni centrični)	2
2	Izračunajte hitrost krogle v n -smeri po trku.	5.142301 m/s
3	Izračunajte hitrost krogle v t -smeri po trku.	30.641778 m/s
4	Izračunajte amplitudo hitrosti krogle po trku.	31.070272 m/s
5	Izračunajte kot φ .	9.526601 °
6	Ali se kinetična energija pri trku ohranja? (1 = Da , 2 = Ne)	2
7	Izračunajte delež izgubljene kinetične energije krogle v odstotkih.	39.664887

Naloga 2

(35 točk)

Zadostuje znanje: VN



Sistem na sliki se uporablja za valjanje zobatih jermenov. Jermen ima profil zoba sinusne oblike in se giblje s translatorsno hitrostjo v . Amplituda sinusnega profila zoba je podana z h , medtem ko je razdalja med dvema vrhoma podana z b . Zapišite gibalno enačbo sistema in določite translatorsno hitrost jermena v , tako da bo amplituda odziva palice v točki A enaka $h/3$. Ugotovite tudi ali je sistem vzbujan pod- ali nad-resonančno.

Opomba: Sistem linearizirajte in ga rešite glede na ravnotežno lego.

Podatki:

$$k = 1 \cdot 10^4 \text{ N/m}, m = 3 \text{ kg}, d = 100 \text{ Ns/m}, L = 1 \text{ m}, b = 0.01 \text{ m}$$

Rešitev

$$\ddot{x} + \frac{3d}{m}\dot{x} + \frac{3k}{m}x = \frac{3k}{m}y(t) + \frac{3d}{m}\dot{y}(t)$$

$$\omega_0 = \sqrt{\frac{3k}{m}} = 100 \text{ rad/s}$$

$$\delta = \frac{3d}{2m\omega_0} = 0.5$$

$$\omega = 327.7 \text{ rad/s}$$

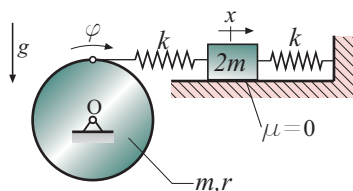
$$v = 0.52 \text{ m/s}$$

Sistem je vzbujan nad-resonančno

Naloga 3

(35 točk)

Zadostuje znanje: LVPS



Sistem na sliki je sestavljen iz valja mase m in radija r , ki je vrtljivo vpet v točki O. Valj je preko vzmeti togosti k pripet na klado mase $2m$, ki je preko vzmeti pritrjena na togo podlago. Določite število prostostnih stopenj sistema. Z uporabo označenih koordinat zapišite gibalno/e enačbo/e sistema ter določite lastne frekvence in lastne vektorje. Predpostavite majhne zasuke.

Podatki: $k = 10^3 \text{ N/m}, m = 0,5 \text{ kg}, r = 0,1 \text{ m}$.

Rešitev

$$\omega_{01} = 27.7 \text{ rad/s}$$

$$\omega_{02} = 72.36 \text{ rad/s}$$

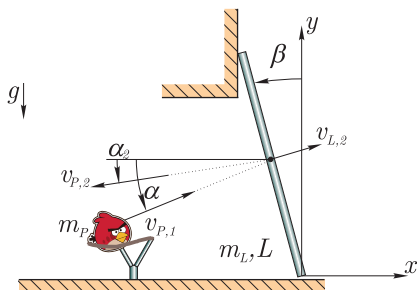
$$X_1 = \begin{Bmatrix} 1 \\ 0.081 \end{Bmatrix} m$$

$$X_2 = \begin{Bmatrix} 1 \\ -0.031 \end{Bmatrix} m$$

2.8 Datum: 9.1.2012

Naloga 1

(30 točk) Zadostuje znanje: Trk



Podatki: $\beta = 5^\circ$, $m_L = 20 \text{ kg}$, $m_P = 0.8 \text{ kg}$, $\alpha = 35^\circ$, $\epsilon = 0.45$, $v_{P,1} = 3.5 \text{ m/s}$, $L = 1.5 \text{ m}$,

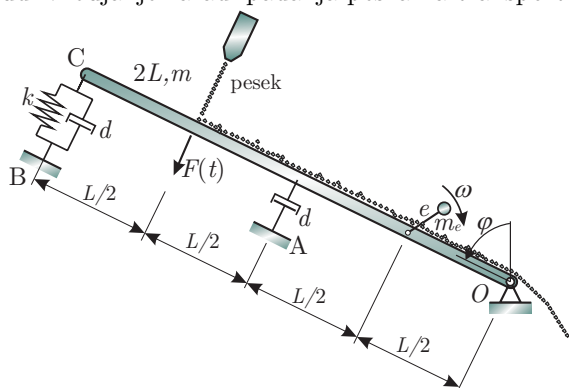
Igrate igrico Angry Birds. Vaša naloga je, da s ptičem odprete mirujočo loputo. Po elastičnem trku z loputo se ptič odbije pod kotom α_2 in s hitrostjo $v_{P,2}$. Trk je centričen in brez trenja.

- 1 Ali se energija sistema med trkom ohranja? (Da, Ne)
- 2 Kakšno gibanje opravlja loputa po trku? (rotacijsko, translatorno, splošno ravninsko)
- 3 Določite hitrost ptiča v smeri smernice trka tik pred trkom.
- 4 Določite hitrost lopute po trku.
- 5 Določite velikost hitrosti priča v smeri smernice trka tik po trku. (pazite predznak)
- 6 Določite kot α_2 .

Naloga 2

(35 točk) Zadostuje znanje: PV

V kamnolomu se pri separaciji materiala uporablja transporter prikazan na sliki. Transporter modeliramo kot palico dolžine $2L$ in mase m , ki je vrtljivo vpeta v točki O. Enakomerno gibanje peska po transporterju dosežemo s ekscentrom mase m_e , ki se vrti s konstantno kotno hitrosjo ω . Potrebno je upoštevati tudi vzbujanje zaradi padanja peska na transporter, kar ponazorimo s silo $F(t)$.



Določite:

- 1 Lastno nedušeno in dušeno krožno frekvenco.
- 2 Odziv transporterja v točki C.
- 3 Amplitudo sile, ki preko dušilke prenaša na podlago v točki A.
- 4 Ali se z povečevanjem dušenja povečuje tudi sila na podlago v točki A?

Zanemarite maso peska ter predpostavite majhne zasuke!

Podatki:

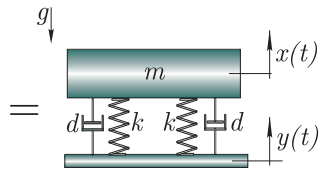
$m = 1 \text{ t}$, $k = 100 \text{ kN/m}$, $d = 1000 \text{ Ns/m}$, $\omega = 100 \text{ rad/s}$, $L = 3 \text{ m}$, $F(t) = F_0 \sin(\omega t)$, $F_0 = 5000 \text{ N}$, $m_e = 100 \text{ kg}$, $e = 0.1 \text{ m}$

Naloga 3

(35 točk)

Zadostuje
znanje: VN

V zadnjem času je zelo popularna vadba na napravi Power Plate. Nadomestni model naprave je prikazan na sliki je kinematično vzbujan v vertikalni smeri glede na funkcijo $y(t) = Y \sin(\omega t)$. Predpostavite, da se masa m (oseba) lahko premika samo v navpični smeri.



$$\begin{aligned}k &= 1.36 \text{ N/mm} \\m &= 83 \text{ kg} \\ \omega &= 37 \text{ Hz} \\C_1 &= 0.74 \\g &= 9.81 \text{ m/s}^2\end{aligned}$$

- 1 Koliko prostostnih stopenj ima sistem na sliki?
- 2 Če je razmerje amplitud pomikov, $|\frac{x}{y}| = C$, kakšno je razmerje amplitud pospeškov?
- 3 Izračunajte lastno nedušeno krožno frekvenco.
- 4 Izračunajte razmernik dušenja, da bo dušena lastna krožna frekvenca za 10% nižja od nedušene
- 5 Kakšno je dušenje sistema? (nadkritično, podkritično, kritično, sistem ni dušen)
- 6 Izračunajte relativno frekvenco $r = \frac{\omega}{\omega_0}$.
- 7 Izračunajte $|\frac{x}{y}|$, če je frekvenca vzbujanja enaka ω .
- 8 Če amplituda pospeška človeka ne sme preseči $0.5g$, kolikšne so lahko amplitude pospeškov vzbujanja?

Poglavje 3

Izpiti

Po Bolonski prenovi je analitična mehanika obravnavana v okviru predmeta Višja dinamika; naloge, ki obravnavajo izključno analitično mehaniko pri predmetu DTT ne obravnavamo. Naloge iz nihanj, pri katerih je uporabljena analitična mehanika rešite s pomočjo klasične mehanike.

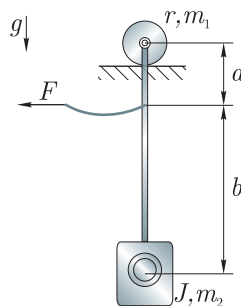
3.1 Datum: 12.6.2003

Povprečen uspeh 2 študentov: 38%



Naloga 1

Slika prikazuje tekoči trak. Pralni stroj mase m_2 in težiščnega masnega vztrajnostnega momenta J je toga pritrjen na togo palico zanemarljive mase, le-ta pa je pritrjena na kolo mase m_1 in polmera r . Vrv je pripeta na razdalji a od vrtilišča kolesa in se v nekem trenutku napne ter začne delovati na palico s silo F . Izračunajte pospešek težišča pralnega stroja v tem trenutku. Trenje in rotacijsko vztrajnost kolesa zanemarite.



(30 točk)

Zadostuje znanje: TT
Povprečen uspeh: 8%

$$\begin{aligned} a &= 0,5 \text{ m} \\ b &= 1 \text{ m} \\ m_1 &= 10 \text{ kg} \\ m_2 &= 60 \text{ kg} \\ r &= 0.1 \text{ m} \\ F &= 400 \text{ N} \\ J &= 6 \text{ kg m}^2 \end{aligned}$$

Rešitev

$$\begin{aligned} a_T &= 5,71 \text{ m/s}^2 \\ \alpha &= 1,418 \text{ rad/s}^2 \\ J_s &= 141 \text{ kg m}^2 \\ y_T &= 0,2143 \text{ m} \\ a_P &= -6,018 \text{ m/s}^2 \end{aligned}$$

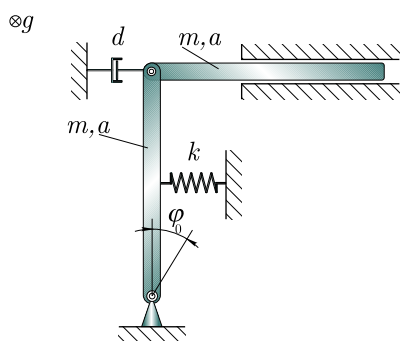
Postopek

Za postopek glejte: Kolokvij 1, naloga 1 na strani 9.

Naloga 2

(30 točk)

Povprečen uspeh: 67%
Zadostuje znanje: LDN



Za nihalo na sliki določite lastno nedušeno in dušeno krožno frekvenco. Določite odziv sistema, če ga izpustimo iz stanja mirovanja pri zasuku φ_0 . Predpostavite majhne zasuke.

$$\begin{aligned} a &= 0,5 \text{ m} \\ m &= 1 \text{ kg} \\ k &= 1 \text{ kN/m} \\ d &= 3 \text{ Ns/m} \\ \varphi_0 &= 3^\circ \end{aligned}$$

Rešitev

$$\begin{aligned} \omega_0 &= 13,693 \text{ rad/s} \\ \delta &= 0,0822 \\ \omega_{0d} &= 13,647 \text{ rad/s} \\ A &= 0,05236 \text{ rad} \\ B &= 0,00432 \text{ rad} \end{aligned}$$

Postopek

Sistem je nekonservativen in ima eno prostostno stopnjo: $P = 1, N = 1$. Izberemo posplošeni koordinati: $q_1 = \varphi$.

Gibalni enačbi bomo določili s pomočjo Lagrangevih enačb 2. vrste:

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial E_k}{\partial \dot{\varphi}} - \frac{\partial E_k}{\partial \varphi} = Q_\varphi$$

_____ Točk: 5

V zgornji enačbi moramo določiti kinetično energijo sistema in posplošeno silo Q_φ . Kinetična energija sistema je:

$$E_k = \frac{1}{2} J \dot{\varphi}^2 + \frac{1}{2} m (a \dot{\varphi})^2,$$

kjer je:

$$J = \frac{1}{3} m a^2$$

_____ Točk: 5

Posplošeno silo izračunamo s pomočjo virtualnega dela aktivnih sil, ki je enako virtualnemu delu posplošenih sil. Virtualno delo:

$$\delta W = -k x_1 \delta x_1 + -d \dot{x}_2 \delta x_2$$

kjer je: $x_1 = \frac{1}{2} a \varphi$ in $x_2 = a \varphi$. Posplošena sila torej je:

$$Q_\varphi = -k \frac{a^2}{4} \varphi - d a^2 \dot{\varphi}.$$

_____ Točk: 5

Potem, ko izračunamo odvode kinetične energije:

$$\frac{\partial E_k}{\partial \varphi} = 0$$

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial E_k}{\partial \dot{\varphi}} = \frac{4}{3} a^2 m \ddot{\varphi},$$

lahko izpeljemo gibalno enačbo:

$$\frac{4}{3} a^2 m \ddot{\varphi} + d a^2 \dot{\varphi} + k \frac{a^2}{4} \varphi = 0.$$

_____ Točk: 5

Gibalno enačbo preoblikujemo v normirano obliko:

$$\ddot{\varphi} + \frac{3}{4m} d \dot{\varphi} + \frac{3}{16m} k \varphi = 0.$$

Enačbo primerjamo s splošno rešitvijo dušenega nihanja $\ddot{\varphi} + 2\delta\omega_0\dot{\varphi} + \omega_0^2\varphi = 0$, za katero pričakujemo odziv oblike:

$$\varphi(t) = e^{-\delta\omega_0 t} (A \cos \omega_{0d} t + B \sin \omega_{0d} t).$$

Sledi:

$$\omega_0 = \sqrt{\frac{3k}{16m}}$$

$$\delta = \frac{\frac{3d}{4m}}{2\omega_0}$$

$$\omega_{0d} = \omega_0 \sqrt{1 - \delta^2}.$$

_____ Točk: 5

Za določitev odziva moramo določiti še konstanti A in B . Glede na začetne pogoje sledi:

$$\varphi(0) = \varphi_0 \quad \rightarrow \quad A = \varphi_0$$

$$\dot{\varphi}(0) = 0 \quad \rightarrow \quad B = \frac{d \sqrt{\frac{k}{m}} \varphi_0}{k \sqrt{\frac{4}{3} - \frac{d^2}{km}}}$$

_____ Točk: 5

Naloga 3

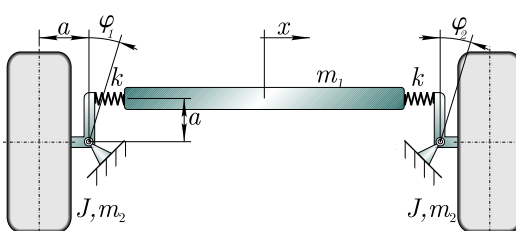
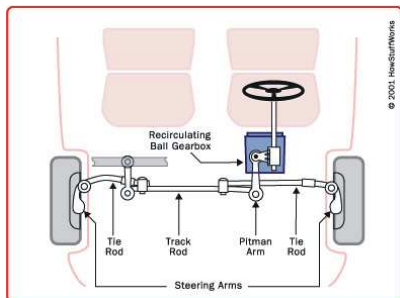
(40 točk)

Na domači strani www.HowStuffWorks.com ste zasledili članek o krmiljenju koles (slika levo). Ste mnenja, da ima mehanizem določeno prožnost in odločite se za analizo nadomestnega modela (slika desno).

Povprečen uspeh: 38%
Zadostuje znanje: LVPS

Zmotili smo vas v trenutku, ko ste izbrali posplošene koordinate x, φ_1, φ_2 in ste hoteli izračunati: a) gibalne enačbe, b) lastne frekvence in c) lastne vrednosti!

Težo elementov oblike L ste se odločili zanemariti. Predpostavili ste majhne zasuke koles.



- $a = 10 \text{ cm}$
- $m_1 = 10 \text{ kg}$
- $m_2 = 15 \text{ kg}$
- $J = 1 \text{ kg m}^2$
- $k = 1 \times 10^8 \text{ N/m}$

Rešitev

$$\omega_{01} = 0 \text{ rad/s}$$

$$\omega_{02} = 932,5 \text{ rad/s}$$

$$\omega_{03} = 4568,3 \text{ rad/s}$$

$$\{X\}^{(1)} = \begin{pmatrix} 1 \text{ m} \\ 10 \text{ rad} \\ 10 \text{ rad} \end{pmatrix}$$

$$\{X\}^{(2)} = \begin{pmatrix} 0 \text{ m} \\ +1 \text{ rad} \\ -1 \text{ rad} \end{pmatrix}$$

$$\{X\}^{(3)} = \begin{pmatrix} 1 \text{ m} \\ -0.43478 \text{ rad} \\ -0.43478 \text{ rad} \end{pmatrix}$$

Postopek

a)

Sistem je konservativen in ima tri prostostne stopnje ($N = P = 3$). Do gibalnih enačb pridemo s pomočjo Lagrangevih enačb 2. vrste za konservativni sistem:

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_j} - \frac{\partial L}{\partial q_j} = 0; \quad j = 1, 2, 3.$$

Lagrangeva energijska funkcija:

$$L = E_k - E_p,$$

kjer sta kinetična in potencialna energija definirani kot:

$$E_k = \frac{1}{2} m \dot{x}^2 + \frac{1}{2} J_v \dot{\varphi}_1^2 + \frac{1}{2} J_v \dot{\varphi}_2^2,$$

$$E_p = \frac{1}{2} k (x - a \varphi_1)^2 + \frac{1}{2} k (a \varphi_2 - x)^2.$$

_____ Točk: 5

Pri čemer smo upoštevali: $a \varphi_1 < x < a \varphi_2$. J_v je masni vztrajnostni moment kolesa okoli vrtilišča:

$$J_v = J + m_2 a^2$$

_____ Točk: 5

Izračunamo odvode:

$$\frac{\partial L_k}{\partial x} = -k (x - a \varphi_1) + k (-x + a \varphi_2)$$

$$\frac{\partial L_k}{\partial \varphi_1} = a k (x - a \varphi_1)$$

$$\frac{\partial L_k}{\partial \varphi_2} = a k (x - a \varphi_2)$$

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{x}} = m \ddot{x}$$

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{\varphi}_1} = J_v \ddot{\varphi}_1$$

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{\varphi}_2} = J_v \ddot{\varphi}_2$$

Glede na Lagrangeve enačbe 2. vrste zapišemo sedaj gibalne enačbe:

$$m_1 \ddot{x} + 2 k x - a k \varphi_1 - a k \varphi_2 = 0$$

$$J_v \ddot{\varphi}_1 - a k x + a^2 k \varphi_1 = 0$$

$$J_v \ddot{\varphi}_2 - a k x - a^2 k \varphi_2 = 0$$

_____ Točk: 5

b)

Pričakujemo lastno nihanje oblike $x = X \sin \omega_0 t$ in $\varphi_i = \Phi_i \sin \omega_0 t, i = 1, 2$, zato uporabimo ta nastavek, da zgornje gibalne enačbe zapišemo v matrični obliki (ker mora enačba veljati za vse čase $\sin \omega_0 t = 0$ ne predstavlja rešitve):

$$\begin{pmatrix} 2k - m_1 \omega_0^2 & -ak & -ak \\ -ak & a^2 k - J_v \omega_0^2 & 0 \\ -ak & 0 & a^2 k - J_v \omega_0^2 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} X \\ \Phi_1 \\ \Phi_2 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$

_____ Točk: 5

Poiščemo lastne frekvence:

$$\det \begin{pmatrix} 2k - m_1 \omega_0^2 & -ak & -ak \\ -ak & a^2 k - J_v \omega_0^2 & 0 \\ -ak & 0 & a^2 k - J_v \omega_0^2 \end{pmatrix} = 0.$$

Sledi:

$$\begin{pmatrix} \omega_{01} \\ \omega_{02} \\ \omega_{03} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ \frac{a\sqrt{k}}{\sqrt{J+a^2 m_2}} \\ \sqrt{\frac{k(2J+a^2(m_1+2m_2))}{m_1(J+a^2 m_2)}} \end{pmatrix}.$$

_____ Točk: 10

c)

Z vstavljanjem prve lastne frekvence $\omega_{01} = 0$ rad/s, ki je izrojena izpeljemo prvi lastni vektor (izberemo $X = 1$):

$$\begin{pmatrix} 2k - m_1 0^2 & -ak & -ak \\ -ak & a^2 k - J_v 0^2 & 0 \\ -ak & 0 & a^2 k - J_v 0^2 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} X \\ \Phi_1 \\ \Phi_2 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix} \rightarrow \{X\}^{(1)} = \begin{pmatrix} 1 \\ \frac{1}{a} \\ \frac{1}{a} \end{pmatrix}$$

Ko vstavimo drugo lastno frekvenco, dobimo:

$$\begin{pmatrix} k \left(2 - \frac{a^2 m_1}{J+a^2 m_2} \right) & -ak & -ak \\ -ak & 0 & 0 \\ -ak & 0 & 0 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} X \\ \Phi_1 \\ \Phi_2 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix},$$

sledi, da je $X = 0$ m in izberemo $\Phi_1 = 1$ rad, lastni vektor je torej:

$$\{X\}^{(2)} = \begin{pmatrix} 0 \text{ m} \\ +1 \text{ rad} \\ -1 \text{ rad} \end{pmatrix}.$$

_____ Točk: 5

Podobno kakor smo prišli do prvega lastnega vektorja, pridemo tudi do tretjega:

$$\{X\}^{(3)} = \begin{pmatrix} 1 \\ -\frac{a m_1}{2(J+a^2 m_2)} \\ -\frac{a m_1}{2(J+a^2 m_2)} \end{pmatrix}.$$

_____ Točk: 5

3.2 Datum: 25.11.2003

Naloga 1

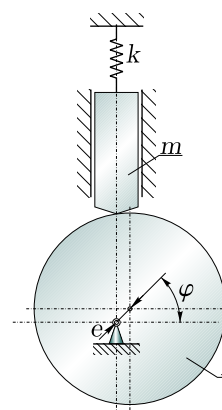
Med počitniškim delom v Tovarni hitrih elektromotorjev d.d., vam predložijo naslednjo nalogo: izračunajte kakšna je največja hitrost vrtenja elektromotorja, da bo ščetka elektromotorja še v stiku s kolektorjem. Na sliki je prikazana ščetka elektromotorja mase m , ki drsi po kolektorju polmera r ; na ščetko deluje vzmet togosti k . Kolektor je nasajen na gred z ekscentričnostjo e , ki pri določeni hitrosti povzroči odskok ščetke elektromotorja.

Pri $\varphi = 0$ rad je vzmet stisnjena za p . Če upoštevamo, da velja: $e \ll r$ potem mora ščetka slediti podlagi oblike $x(t) = e \sin(\dot{\varphi} t)$.

Vpliv težnosti in trenje zanemarite.

- $m = 5 \text{ g}$
- $e = 20 \cdot 10^{-6} \text{ m}$
- $k = 40 \text{ N/m}$
- $p = 80 \text{ mm}$

(30 točk) Povprečen uspeh: 0%
Zadostuje znanje: MT



Rešitev

$$\dot{\varphi} = 5657,6 \text{ rad/s} = 900 \text{ Hz.}$$

Postopek

Kolektor s kontaktno silo F_k vsiljuje ščetki določeno gibanje, ki ga popiše II. Newtonov zakon:

$$-k(x(t) + p) + F_k = m \ddot{x}(t).$$

_____ Točk: 15

Ščetka odskoči takrat, ko je kontaktna sila enaka nič.

Ker se površina pod ščetko spreminja v skladu z zakonom:

$$x(t) = e \sin(\dot{\varphi} t)$$

_____ Točk: 5

sledi, da je sila F_k :

$$F_k = kp + ek \sin(\dot{\varphi} t) - em \dot{\varphi}^2 \sin(\dot{\varphi} t).$$

Amplitudo sile pričakujemo takrat, ko velja $\sin(\dot{\varphi} t) = 1$; sledi:

$$F_k = kp + ek - em \dot{\varphi}^2.$$

_____ Točk: 5

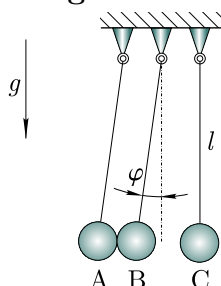
Kontaktna sila je torej enaka nič pri:

$$\dot{\varphi} = \sqrt{k \frac{p+e}{em}}.$$

_____ Točk: 5

Ker je $e \ll p$, bi lahko vpliv spremembe sile vzmeti zaradi pomika tudi zanemarili.

Naloga 2



- $m = 20 \text{ g}$
- $\varepsilon = 0,95$
- $\varphi = 10^\circ$
- $l = 0,1 \text{ m}$
- $g = 9,81 \text{ m/s}^2$

(30 točk) Povprečen uspeh: 0%
Zadostuje znanje: Trk

Na sliki je prikazana igrača s tremi enakimi krogli mase m , ki visijo na lahki, neraztegljivi vrvi dolžine l . Krogli A in B izmaknemo iz ravnotežne lege za kot φ . Koefficient trka med krogli je ε . Izračunajte hitrost krogel A in B potem, ko prvič trčita ena v drugo. Izračunajte tudi hitrost krogel B in C potem, ko prvič trčita ena v drugo. Trenje zanemarite.

Rešitev

$$\begin{aligned} v_A &= 0,1726 \text{ m/s} \\ v_{A1} &= 0,0085 \text{ m/s} \\ v_B &= 0,1726 \text{ m/s} \\ v_{B1} &= 0,0043 \text{ m/s} \\ v_{B2} &= 0,1684 \text{ m/s} \\ v_{C1} &= 0,1683 \text{ m/s} \end{aligned}$$

Postopek

Najprej se zgodi trk med krogla B in C, nato pa med krogla B in A. Preden se lotimo trkov, izračunamo iz spremembe potencialne energije hitrosti krogel A in B pred prvim trkom:

$$v_A = v_B = \sqrt{2gl(1 - \cos \varphi)}. \quad \text{Točk: 5}$$

Krogli B in C imata po trku hitrost (hitrost krogel C pred trkom: $v_C = 0$):

$$v_{B1} = v_B - (v_B - v_C)(1 + \varepsilon) \frac{m}{2m} = (1 - \varepsilon) \sqrt{gl} \sin\left(\frac{\varphi}{2}\right) \quad \text{Točk: 5}$$

$$v_{C1} = v_C + (v_B - v_C)(1 + \varepsilon) \frac{m}{2m} = (1 + \varepsilon) \sqrt{gl} \sin\left(\frac{\varphi}{2}\right) \quad \text{Točk: 5}$$

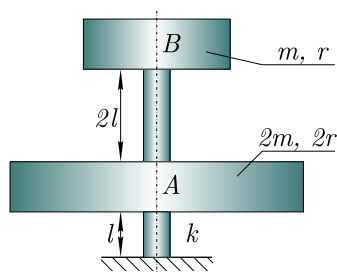
V naslednjem trenutku trči krogla A s hitrostjo v_A v kroglo B, ki ima hitrost v_{B1} :

$$v_{A1} = v_A - (v_A - v_{B1})(1 + \varepsilon) \frac{m}{2m} = \frac{1 - \varepsilon}{2} \left(\sqrt{2gl(1 - \cos \varphi)} + \sqrt{gl} (1 + \varepsilon) \sin\left(\frac{\varphi}{2}\right) \right) \quad \text{Točk: 7,5}$$

$$v_{B2} = v_A + (v_A - v_{B1})(1 + \varepsilon) \frac{m}{2m} = \frac{1}{2} (3 + \varepsilon^2) \sqrt{gl} \sin\left(\frac{\varphi}{2}\right) \quad \text{Točk: 7,5}$$

Naloga 3

(40 točk)



$$\begin{aligned} m &= 3 \text{ kg} \\ r &= 0,15 \text{ m} \\ k &= 60^3 \text{ Nm/rad} \\ M_v &= 10 \text{ Nm} \\ \omega_v &= 100 \text{ rad/s} \end{aligned}$$

Na sliki sta prikazana dva zobnika, ki se nahajata na isti gredi. Večji zobnik A ima maso $2m$ in polmer $2r$, manjši B pa m in r . Krajši del gredi je dolg l in ima torzijsko togost k , daljši del gredi pa ima dolžino $2l$.

Za sistem na sliki določite: gibalne enačbe in lastne frekvence.

Določite amplitude pomikov, če večjemu zobniku vsiljujemo gibanje z momentom: $M(t) = M_v \sin \omega_v t$. Uporabite Lagrangeve enačbe II. vrste.

Povprečen uspeh: 0%
Zadostuje
znajanje: LVPS

Rešitev

$$8mr^2 \ddot{\alpha} + 3k\alpha - k\beta = M(t)$$

$$mr^2 \ddot{\beta} + k\beta - k\alpha = 0$$

$$\omega_{01} = 438 \text{ rad/s}$$

$$\omega_{02} = 1015 \text{ rad/s}$$

$$\{X\}^1 = \begin{pmatrix} 1 \\ 1,275 \end{pmatrix}$$

$$\{X\}^2 = \begin{pmatrix} 1 \\ -6,275 \end{pmatrix}$$

$$A_v = 87,78 \cdot 10^6 \text{ rad}$$

$$B_v = 88,78 \cdot 10^6 \text{ rad}$$

Postopek

Ko deluje moment je sistem je nekonservativen in ima dve prostostni stopnji ($N = P = 2$). Do gibalnih enačb pridemo s pomočjo Lagrangevih enačb II. vrste:

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_j} - \frac{\partial L}{\partial q_j} = Q_j^N; \quad j = 1, 2,$$

Kjer je Q_j^N posplošena sila ne-konservativnih aktivnih sil, saj potencialne sile vsebuje potencialna energija. Uporabimo posplošene koordinate: $q_1 = \alpha$, $q_2 = \beta$, kjer α popisuje rotacijo večjega zobnika in β rotacijo manjšega zobnika.

Lagrangeva energijska funkcija:

$$L = E_k - E_p.$$

Predpostavimo, da velja $\alpha < \beta$. Kinetična in potencialna energija sta definirani kot:

$$E_k = \frac{1}{2} J_1 \dot{\alpha}^2 + \frac{1}{2} J_2 \dot{\beta}^2.$$

$$E_p = \frac{1}{2} k \alpha^2 + \frac{1}{2} \frac{k}{2} (\beta - \alpha)^2,$$

kjer je togost daljše gredi: $\frac{k}{2}$.

_____ Točk: 5

Iz virtualnega dela:

$$\delta W = M(t) \delta \alpha$$

razberemo posplošeni sili:

$$Q_\alpha^N = M(t),$$

$$Q_\beta^N = 0.$$

_____ Točk: 5

Izračunamo masne vztrajnostne momente okoli vrtilišča:

$$J_1 = \frac{1}{2} (2m) (2r)^2,$$

$$J_2 = \frac{1}{2} m r^2.$$

_____ Točk: 5

Izračunamo odvode Lagrangevih enačb II.vrste in dobimo dve gibalni enačbi:

$$8 m r^2 \ddot{\alpha} + 3 k \alpha - k \beta = M(t),$$

$$m r^2 \ddot{\beta} + k \beta - k \alpha = 0.$$

_____ Točk: 5

Najprej obravnavamo lastno nihanje (zunanjega momenta torej ne upoštevamo). Pričakujemo lastno nihanje oblike $\alpha = A_0 \sin \omega_0 t$, $\beta = B_0 \sin \omega_0 t$, zato uporabimo ta nastavek, da zgornji gibalni enačbi zapišemo v matrično obliko:

$$\begin{pmatrix} 3k - 8mr^2\omega_0^2 & -k \\ -k & k - mr^2\omega_0^2 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} A_0 \\ B_0 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix}.$$

_____ Točk: 5

Poiščemo lastne frekvence:

$$\begin{vmatrix} 3k - 8mr^2\omega_0^2 & -k \\ -k & k - mr^2\omega_0^2 \end{vmatrix} = 0 \rightarrow \begin{pmatrix} \omega_{01} \\ \omega_{02} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} \sqrt{\frac{(11-\sqrt{57})k}{16mr^2}} \\ \sqrt{\frac{(11+\sqrt{57})k}{16mr^2}} \end{pmatrix}.$$

_____ Točk: 5

Preostane še določevanje lastnih vektorjev (tega naloga ne zahteva). Izberemo $A_0 = 1$ in poiščemo lastne vektorje:

$$\begin{pmatrix} 3k - 8mr^2\omega_{01}^2 & -k \\ -k & k - mr^2\omega_{01}^2 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} A_{01} \\ B_{01} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix} \rightarrow \{X\}^1 = \begin{pmatrix} +1 \\ \frac{-5+\sqrt{57}}{2} \end{pmatrix}$$

$$\begin{pmatrix} 3k - 8mr^2\omega_{02}^2 & -k \\ -k & k - mr^2\omega_{02}^2 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} A_{02} \\ B_{02} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix} \rightarrow \{X\}^2 = \begin{pmatrix} +1 \\ \frac{-5-\sqrt{57}}{2} \end{pmatrix}.$$

Amplitude zasukov na vzburjanje večjega zobnika z momentom $M(t) = M_v \sin(\omega_v t)$ dobimo tako, da rešimo sistem:

$$\begin{pmatrix} 3k - 8mr^2\omega_0^2 & -k \\ -k & k - mr^2\omega_0^2 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} A_v \\ B_v \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} M_v \\ 0 \end{pmatrix}.$$

_____ Točk: 5

Do rešitve pridemo s pomočjo Cramerjevega pravila:

$$A_v = \frac{\begin{vmatrix} M_v & -k \\ 0 & k - mr^2\omega_0^2 \end{vmatrix}}{\begin{vmatrix} 3k - 8mr^2\omega_0^2 & -k \\ -k & k - mr^2\omega_0^2 \end{vmatrix}} = \frac{M_v(k - mr^2\omega_0^2)}{2k^2 - 11kmr^2\omega_0^2 + 8m^2r^4\omega_0^4}$$

$$B_v = \frac{\begin{vmatrix} 3k - 8mr^2\omega_0^2 & M_v \\ -k & 0 \end{vmatrix}}{\begin{vmatrix} 3k - 8mr^2\omega_0^2 & -k \\ -k & k - mr^2\omega_0^2 \end{vmatrix}} = \frac{kM_v}{2k^2 - 11kmr^2\omega_0^2 + 8m^2r^4\omega_0^4}.$$

_____ Točk: 5

3.3 Datum: 29.6.2004

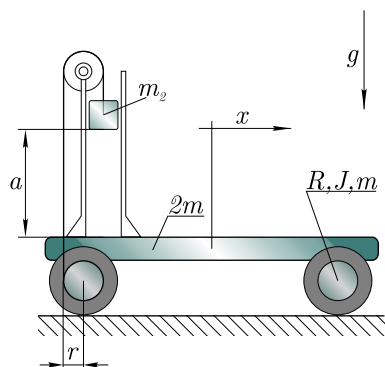
Povprečen uspeh 3 študentov: 43%



Naloga 1

(30 točk)

Povprečen uspeh: 78%
Zadostuje znanje: TT



Kot strojnik/ca ste hčeri naredili na sliki prikazano vozilo.

Izračunajte največjo hitrost vozila, če masa m_2 lahko drsi brez trenja. Masni vztrajnostni moment osi skupaj s kolesom je J , njena masa pa m . Karoserija ima maso $2m$.

Opomba: bodite pozorni na absolutno gibanje mase m_2 .

Podatki: $m, m_2 = m, J, R, r, a, g$.

Rešitev

$$\dot{x} = \sqrt{\frac{2 R^2 m g a}{2 J + m r^2 + 5 m R^2}}.$$

Postopek

Sistem je konservativen in ima eno prostostno stopnjo. Ker se energija ne izgublja, je sprememba potencialne energije enaka spremembi kinetične energije.

Sprememba potencialne energije:

$$E_p = m g a.$$

 Točk: 5

Sprememba kinetične energije sistema pa:

$$E_k = \underbrace{E_{k,k}}_{\text{karoserija}} + \underbrace{E_{k2}}_{\text{masa } m_2} + 2 \underbrace{E_{k,o}}_{\text{ena os}}$$

Kinetične energije so:

$$E_{k,k} = \frac{1}{2} (2 m) \dot{x}^2,$$

 Točk: 5

$$E_{k,o} = \frac{1}{2} m \dot{x}^2 + \frac{1}{2} J \dot{\varphi}^2,$$

 Točk: 5

Hitrost mase m_2 je:

$$v_2 = \sqrt{\dot{x}^2 + \dot{y}^2}.$$

$$E_{k2} = \frac{1}{2} m v_2^2,$$

 Točk: 5

Ker nas zanima hitrost vozila \dot{x} , moramo vse odvisne spremenljivke zapisati kot:

$$\varphi = \frac{x}{R}$$

in vertikalni pomik mase m_2 ter njena hitrost:

$$y = r \varphi.$$

 Točk: 5

Sledi, da je kinetična energija:

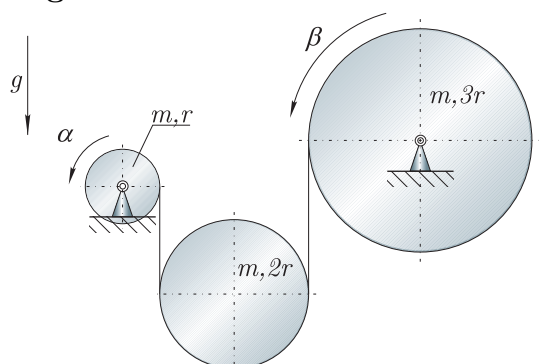
$$E_k = \frac{\dot{x}^2}{2 R^2} (2 J + m r^2 + 5 m R^2).$$

Največjo hitrost dosežemo takrat, ko se masa m_2 spusti za a . Z izenačenjem potencialne in kinetične energije dobimo:

$$\dot{x} = \sqrt{\frac{2 R^2 m g a}{2 J + m r^2 + 5 m R^2}}$$

 Točk: 5

Naloga 2

(35 točk) Povprečen
uspeh: 38%
Zadostuje
znanje: AD

Sistem na sliki se v tem trenutku uporablja za preizkušanje študentskega znanja.

Prikazani so trije valji, ki so povezani z vrvjo zanemarljive mase, ki ne drsi. Vsi valji imajo isto maso m , vendar, kakor je prikazano na sliki, različne polmere. Z uporabo označenih koordinat ter Lagrangevih enačb II. vrste izpeljite gibalne enačbe. Izgube zanemarite.

Podatki: m, r .

Rešitev

$$0 = 13r\ddot{\alpha} - 21r\ddot{\beta} - 8g,$$

$$0 = 7r\ddot{\alpha} - 39r\ddot{\beta} - 8g.$$

Postopek

Sistem je konservativen in ima dve prostostni stopnji: $P = N = 2$. Izberemo posplošeni koordinati: $q_1 = \alpha, q_2 = \beta$.

Gibalni enačbi bomo določili s pomočjo Lagrangevih enačb 2. vrste:

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_j} - \frac{\partial L}{\partial q_j} = 0; \quad j = 1, \dots, N.$$

Za obravnavani sistem torej zapišemo:

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{\alpha}} - \frac{\partial L}{\partial \alpha} = 0 \quad \text{in} \quad \frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{\beta}} - \frac{\partial L}{\partial \beta} = 0.$$

_____ Točk: 5

Kinetična energija je:

$$E_k = E_{k1} + E_{k2} + E_{k3},$$

kinetične energije so:

$$E_{k1} = \frac{1}{2} J_1 \dot{\alpha}^2,$$

$$E_{k2} = \frac{1}{2} (2m) \dot{y}^2 + \frac{1}{2} J_2 \dot{\varphi}^2,$$

$$E_{k3} = \frac{1}{2} J_3 \dot{\beta}^2.$$

Masni vztrajnostni momenti so:

$$J_1 = \frac{1}{2} m r^2.$$

$$J_2 = \frac{1}{2} m (2r)^2.$$

$$J_3 = \frac{1}{2} m (3r)^2.$$

_____ Točk: 5

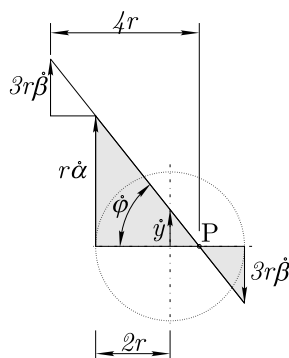
Manjka še potencialna energija:

$$E_p = -mgy.$$

_____ Točk: 5

Na sredinski valj v horizontalni smeri ne deluje nobena sila, zato se poleg vrtenja okoli težišča valj pomika samo v vertikalni smeri.

Ob predpostavki $r\dot{\alpha} > 3r\dot{\beta}$ lahko narišemo profil hitrosti (slika 3.1) in nato zapišemo odvisne koordinate. Za hitrost težišča in torej koordinato y lahko to naredimo relativno preprosto:



Slika 3.1: Profil hitrosti za sredinski valj.

$$y = r\alpha - 3r\beta,$$

_____ Točk: 5

za kotno hitrost φ pa je malo težje, saj je lega pola hitrosti P odvisna od razmerja $r\alpha$ in $3r\beta$; tako s pomočjo podobnih trikotnikov pridemo do koordinate φ :

$$\varphi = \frac{3r\beta + r\alpha}{4r}.$$

_____ Točk: 5

Izračunamo odvode:

$$\frac{\partial L}{\partial \alpha} = mgr$$

$$\frac{\partial L}{\partial \beta} = -3mgr$$

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{\alpha}} = \frac{1}{8} mr^2 (13\ddot{\alpha} - 21\ddot{\beta})$$

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{\beta}} = \frac{3}{8} mr^2 (-7\ddot{\alpha} + 39\ddot{\beta})$$

_____ Točk: 5

Urejeni gibalni enačbi torej sta:

$$13r\ddot{\alpha} - 21r\ddot{\beta} - 8g = 0,$$

$$+7r\ddot{\alpha} - 39r\ddot{\beta} - 8g = 0.$$

_____ Točk: 5

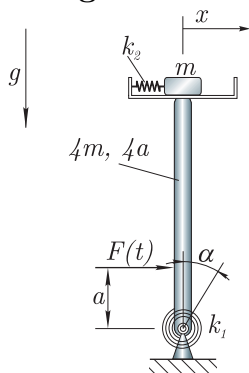
Kje so imeli študentje težave?

Težave s kinematiko sredinskega valja.

Naloga 3

(35 točk)

Povprečen uspeh: 19%
Zadostuje znanje: VN



- $k_1 = 20 \text{ kNm/rad}$
- $k_2 = 20 \text{ kN/m}$
- $m = 30 \text{ kg}$
- $a = 2 \text{ m}$
- $F(t) = F_0 \sin(\omega t)$
- $F_0 = 800 \text{ N}$
- $\omega = 2\pi \text{ rad}$

Kot konstrukter podjetja *Aktivna svetila d.d.* razmišljate o novi konstrukciji obcestne svetilke, ki je prikazana na sliki.

Svetilko ste si zamislili tako: na steber mase $4m$ in dolžine $4a$ preko vzmeti togosti k_2 pritrdite luč mase m . Sidrišče stebra aproksimirate z vzmetjo k_1 . Uporabite narisane koordinate ter s pomočjo Lagrangevih enačb II. vrste izračunajte amplitudo nihanja luči x ter amplitudo pospeška luči \ddot{x} .

Luč smatrajte za masno točko ter predpostavite majhne kote. Težo zanemarite.

Rešitev

$$X = -8,4 \text{ cm}$$

$$\ddot{X} = 3,32 \text{ m/s}^2$$

Postopek

Sistem je nekonservativen in ima dve prostostni stopnji ($N = P = 2$). Do gibalnih enačb pridemo s pomočjo Lagrangevih enačb 2. vrste za nekonservativni sistem:

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_j} - \frac{\partial L}{\partial q_j} = Q_j^N; \quad j = 1, 2.$$

Za splošene koordinate izberemo: α, x .
Lagrangeva energijska funkcija:

$$L = E_k - E_p,$$

kjer sta kinetična in potencialna energija definirani kot (predpostavimo: $x > 4a\alpha$):

$$E_k = \frac{1}{2} J \dot{\alpha}^2 + \frac{1}{2} m \dot{x}^2$$

$$E_p = \frac{1}{2} k_1 \alpha^2 + \frac{1}{2} k_2 (x - 4a\alpha)^2,$$

kjer je masni vztrajnostni moment stebra okoli vrtilišča stebra:

$$J = \frac{1}{12} (4m) (4a)^2 + (4m) \left(\frac{4a}{2}\right)^2 = \frac{64a^2 m}{3}$$

$$a\varphi_A < x < \frac{a}{2}\varphi_B.$$

_____ Točk: 10

Virtualno delo nekonservativnih sil sistema:

$$\delta W^N = \sum_i^n \mathbf{F}_i^N \delta \mathbf{r}_i = F(t) \delta x_1 = F(t) a \delta \alpha$$

kjer smo uporabili $x_1 = a\alpha$; sledi:

$$Q_\alpha^N = F(t) a.$$

_____ Točk: 5

Izračunamo odvode Lagrangeve energijske funkcije:

$$\begin{aligned} \frac{\partial L_k}{\partial \alpha} &= -(k_1 \alpha) + 4 a k_2 (x - 4 a \alpha) & \frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{\alpha}} &= \frac{64}{3} a^2 m \ddot{\alpha} \\ \frac{\partial L_k}{\partial x} &= -(k_2 (x - 4 a \alpha)) & \frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{x}} &= m \ddot{x} \end{aligned}$$

Glede na Lagrangeve enačbe 2. vrste zapišemo sedaj gibalni enačbi:

$$\begin{aligned} k_1 \alpha - 4 a k_2 (x - 4 a \alpha) + \frac{64}{3} a^2 m \ddot{\alpha} &= a F(t) \\ k_2 x + m \ddot{x} - 4 a k_2 \alpha &= 0. \end{aligned}$$

_____ Točk: 5

Pričakujemo vsiljeno nihanje oblike $\alpha = A \sin \omega t$, $x = X \sin \omega t$, zato uporabimo ta nastavek, da zgornje gibalne enačbe zapišemo v matrično obliko (po krajšanju s $\sin(\omega t)$):

$$\begin{pmatrix} k_1 + 16 a^2 k_2 - \frac{64}{3} a^2 m \omega^2 & -4 a k_2 \\ -4 a k_2 & k_2 - m \omega^2 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} A \\ X \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} a F_0 \\ 0 \end{pmatrix}.$$

_____ Točk: 5

Z uporabo Cramer-jevega pravila izračunamo amplitudo X :

$$X = \frac{|A_1|}{|A|} = \frac{\begin{vmatrix} k_1 + 16 a^2 k_2 - \frac{64}{3} a^2 m \omega^2 & a F_0 \\ -4 a k_2 & 0 \end{vmatrix}}{\begin{vmatrix} k_1 + 16 a^2 k_2 - \frac{64}{3} a^2 m \omega^2 & -4 a k_2 \\ -4 a k_2 & k_2 - m \omega^2 \end{vmatrix}}.$$

Amplituda pospeškov je:

$$\ddot{X} = -\omega^2 X.$$

Kje so imeli študentje težave?
Sistem ima dve prostostni stopnji!

3.4 Datum: 14.6.2005

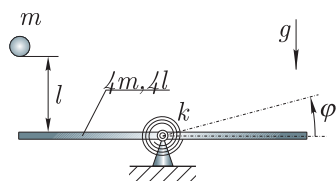
Povprečen uspeh 4 študentov: 51%



Naloga 1

(30 točk)

Povprečen uspeh: 29%
Zadostuje znanje: TT



$$\begin{aligned} g &= 9,81 \text{ m/s}^2 \\ k &= 10\,000 \text{ Nm/rad} \\ m &= 5 \text{ kg} \\ l &= 1 \text{ m} \end{aligned}$$

Na sliki je prikazana gugalnica z vzmetjo togosti k . Če nanjo spustimo maso m iz višine l , se le-ta odbije na višino $l/2$. Za gugalnico dolžine $4l$ in mase $4m$ poiščite kotno hitrost neposredno po trku in tudi amplitudo odklona gugalnice zaradi trka z maso m .

Rešitev

$$\begin{aligned} \omega &= \frac{3(1 + \sqrt{2})}{8} \sqrt{\frac{g}{l}} = 2,836 \text{ rad/s}, \\ \varphi &= \sqrt{2(1 + \sqrt{2})} \sqrt{\frac{\sqrt{g l^3 m^2}}{k}} = 0,08696 \text{ rad} = 4,98^\circ. \end{aligned}$$

Postopek

Med trkom se ohranja vrtilna količina sistema. V začetku je vrtilna količina sistema okoli vrtilišča gugalnice:

$$L_0 = 2l m v_0,$$

kjer je hitrost:

$$v_0 = \sqrt{2gl}.$$

_____ Točk: 5

Po trku je vrtilna količina sistema:

$$L_1 = 2l m v_1 + J \omega,$$

kjer je hitrost mase m po trku:

$$v_1 = \sqrt{2g \frac{l}{2}}.$$

_____ Točk: 5

Potrebujemo še masni vztrajnostni moment vrtljivega dela gugalnice:

$$J = \frac{1}{12} (4m) (4l)^2$$

in iz $L_0 = L_1$ izpeljemo kotno hitrost gugalnice po trku:

$$\omega = \frac{3(1 + \sqrt{2})}{8} \sqrt{\frac{g}{l}}.$$

_____ Točk: 5

Za izračun največjega odklona izrabimo dejstvo, da se po trku ohranja mehanska energija gugalnice. Mehanska energija je v začetku samo v kinetični energiji:

$$E_{m0} = \frac{1}{2} J \omega^2,$$

_____ Točk: 5

pri največjem odklonu pa samo v potencialni energiji vzmeti:

$$E_{m1} = \frac{1}{2} k \varphi^2.$$

_____ Točk: 5

Sledi:

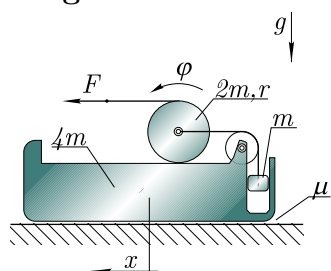
$$E_{m0} = E_{m1} \quad \rightarrow \quad \varphi = \sqrt{2(1 + \sqrt{2})} \sqrt{\frac{\sqrt{gl^3 m^2}}{k}}.$$

_____ Točk: 5

Naloga 2

(35 točk)

Povprečen uspeh: 70%
Zadostuje znanje: AD



Na sliki je prikazan dinamski sistem, ki ga sestavlja telo mase $4m$, valj mase $2m$ in polmera r ter telo mase m . Valj nakotaljuje brez podrsavanja in je z vrvjo (zanemarljive mase) preko škripca (zanemarljive mase) povezan z maso m . Na valj je navita vrv, ki jo vlečemo s silo F . Sistem drsi po podlagi brez trenja ($\mu = 0$).

Z uporabo Lagrangevih enačb II. vrste in označenih koordinat izpeljite gibalno/e enačbo/e.

Podatki: m, g, r, F, μ .

Rešitev

$$\begin{aligned} 7 m \ddot{x} + 2 m r \ddot{\varphi} &= F, \\ m r (g + 2 \ddot{x} + 4 r \ddot{\varphi}) &= 2 F r. \end{aligned}$$

Postopek

Sistem je nekonservativen in ima dve prostostni stopnji (P=2); izberemo posplošeni koordinati (N=P=2): $q_1 = x, q_2 = \varphi$. Do gibalnih enačb pridemo z uporabo Lagrangevih enačb 2. vrste:

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_j} - \frac{\partial L}{\partial q_j} = Q_j^N; \quad j = 1, \dots, N.$$

Q_j^N je j -ta nekonservativna posplošena sila.

Za obravnavani primer:

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{x}} - \frac{\partial L}{\partial x} = Q_x^N, \quad \frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{\varphi}} - \frac{\partial L}{\partial \varphi} = Q_\varphi^N.$$

_____ Točk: 5

Določimo torej Lagrangevo energijsko funkcijo $L = E_k - E_p$; najprej določimo kinetično energijo:

$$E_k = \left(\frac{1}{2} (4 m) \dot{x}^2 \right) + \left(\frac{1}{2} (2 m) v_1^2 + \frac{1}{2} J \dot{\varphi}^2 \right) + \left(\frac{1}{2} m v_2^2 \right),$$

_____ Točk: 5

kjer sta hitrosti translacije (težišča) valja in telesa mase m :

$$v_1 = \dot{x} + r \dot{\varphi} \quad \text{in} \quad v_2 = \sqrt{\dot{x}^2 + (r \dot{\varphi})^2}.$$

Težiščni masni vztrajnostni moment valja je $J = \frac{1}{2} (2 m) r^2$.

_____ Točk: 5

Nadaljujemo s potencialno energijo; ker se potencialna energija spreminja samo telesu z maso m , ostalih potencialnih energij ni potrebno vključiti:

$$E_p = m g (r \varphi).$$

_____ Točk: 5

Potrebujemo še nekonservativne posplošene sile, ki jih določimo s pomočjo virtualnega dela nekonservativnih sil:

$$\delta W^N = \sum_i \mathbf{F}_i^N \delta \mathbf{r}_i = F \delta x_F,$$

kjer je x_F definiran z:

$$x_F = x + 2 r \varphi \quad \rightarrow \quad \delta x_F = \sum_j \frac{\partial x_F}{\partial q_j} \delta q_j = \delta x + 2 r \delta \varphi.$$

_____ Točk: 5

Sledi, da je virtualno delo nekonservativnih sil definirano z:

$$\delta W^N = \underbrace{F}_{Q_x^N} \delta x + \underbrace{2 F r}_{Q_\varphi^N} \delta \varphi.$$

Kakor je prikazano zgoraj, razberemo nekonservativne posplošene sile.

_____ Točk: 5

Izračunamo odvode:

$$\frac{\partial L}{\partial \varphi} = -g m r,$$

$$\frac{\partial L}{\partial x} = 0,$$

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{\varphi}} = 2 m r (\ddot{x} + 2 r \ddot{\varphi}).$$

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{x}} = m (7 \ddot{x} + 2 r \ddot{\varphi}).$$

Gibalni enačbi torej sta:

$$7 m \ddot{x} + 2 m r \ddot{\varphi} = F,$$

$$m r (g + 2 \ddot{x} + 4 r \ddot{\varphi}) = 2 F r.$$

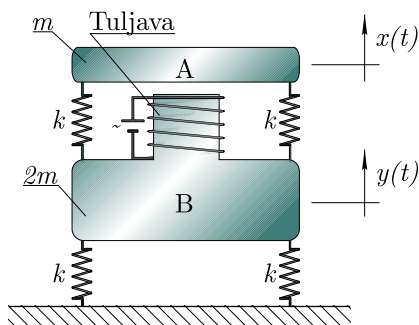
_____ Točk: 5

Naloga 3

(35 točk)

Zaposleni ste v podjetju *Lama d.d.*, kjer proizvajate tudi vibracijske podajalnike. Na sliki je prikazan poenostavljen model take naprave, ki ga sestavljata dve masi. Vzbujanje sistema zagotavlja magnetna sila $F(t)$, ki je posledica izmeničnega toka skozi tuljavo in deluje med telesoma A in B.

Povprečen uspeh: 50%
Zadostuje zna-
nje: VVPS



$$\begin{aligned}
 F(t) &= F_0 \sin(\omega t) \\
 F_0 &= 50 \text{ N} \\
 \omega &= 50 \cdot 2\pi \text{ rad/s} \\
 m &= 1 \text{ kg} \\
 k &= 30 \text{ kN/m}
 \end{aligned}$$

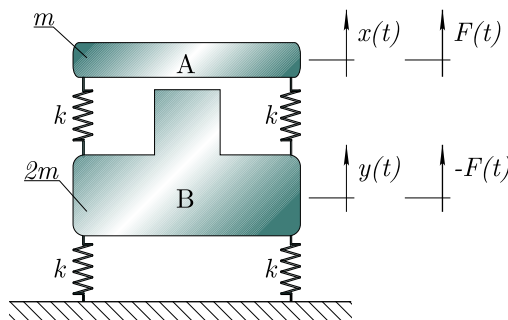
Določite a) lastno/e frekvenco/e sistema in b) amplitudo nihanja mas v ustaljenem stanju. Predpostavite, da se mase lahko gibljejo samo v navpični smeri (ni rotacije) in da so amplitude nihanja dovolj majhne, da ne pride do dotika mas.

Rešitev

$$\begin{aligned}
 \omega_{01} &= \sqrt{\frac{2k - \sqrt{2}k}{m}} = 132,5 \text{ rad/s}, \\
 \omega_{02} &= \sqrt{\frac{\sqrt{2}k + 2k}{m}} = 320,0 \text{ rad/s}, \\
 X &= -\frac{F_0 m \omega^2 - F_0 k}{m^2 \omega^4 - 4k m \omega^2 + 2k^2} = 11,5 \text{ mm}, \\
 Y &= \frac{F_0 m \omega^2}{2(m^2 \omega^4 - 4k m \omega^2 + 2k^2)} = -8,2 \text{ mm}.
 \end{aligned}$$

Postopek

Najprej je potrebno spoznati, da na vsako telo deluje isto velika, vendar nasprotno usmerjena sila (slika 3.2). Sistem ima dve prostostni stopnji (x, y) in do gibalnih enačb pridemo najhitreje s pomočjo



Slika 3.2: Nadomestni model brez tuljave.

II. Newtonovega zakona. Za telo A velja:

$$\sum_i F_i = m \ddot{x}.$$

Ob predpostavki $x > 0$ in $x > y$ sledi:

$$F(t) - 2k(x - y) = m \ddot{x}.$$

Podobno izpeljemo za telo B:

$$-F(t) + 2k(x - y) - 2ky = (2m) \ddot{y}.$$

Gibalni enačbi zapišemo v matrični obliki:

$$\begin{pmatrix} m & 0 \\ 0 & 2m \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \ddot{x} \\ \ddot{y} \end{pmatrix} + \begin{pmatrix} 2k & -2k \\ -2k & 4k \end{pmatrix} \begin{pmatrix} x \\ y \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} F(t) \\ -F(t) \end{pmatrix}.$$

a)

Lastno nihanje. Pri lastnem nihanju vsiljene sile ni ($F(t) = 0$). Ob predpostavki harmonskega odziva ($x = X \sin(\omega_0 t)$, $y = Y \sin(\omega_0 t)$) in ob upoštevanju, da $\sin(\omega_0 t)$ ne predstavlja rešitve, izpeljemo:

$$\begin{pmatrix} 2k - m\omega_0^2 & -2k \\ -2k & 4k - 2m\omega_0^2 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} X \\ Y \end{pmatrix} = \mathbf{A} \mathbf{x} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix}.$$

Netrivialno rešitev predstavlja rešitev izraza:

$$\det(\mathbf{A}) = 0$$

iz česar izpeljemo dve lastni frekvenci:

$$\omega_{01} = \sqrt{\frac{2k - \sqrt{2}k}{m}} \quad \omega_{02} = \sqrt{\frac{\sqrt{2}k + 2k}{m}}.$$

b)

Vsiljeno nihanje. Pri vsiljenem nihanju uporabimo podatek $F(t) = F_0 \sin(\omega t)$. Ob predpostavki harmonskega odziva ($x = X \sin(\omega_0 t)$, $y = Y \sin(\omega_0 t)$) in ob upoštevanju, da $\sin(\omega_0 t)$ ne predstavlja rešitve, izpeljemo:

$$\begin{pmatrix} 2k - m\omega_0^2 & -2k \\ -2k & 4k - 2m\omega_0^2 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} X \\ Y \end{pmatrix} = \mathbf{A} \mathbf{x} = \begin{pmatrix} F_0 \\ -F_0 \end{pmatrix}.$$

S pomočjo *Cramer*-jevega pravila izpeljemo:

$$X = \frac{\det(\mathbf{A}_1)}{\det(\mathbf{A})} = -\frac{F_0 m \omega^2 - F_0 k}{m^2 \omega^4 - 4k m \omega^2 + 2k^2},$$

kjer je:

$$\mathbf{A}_1 = \begin{pmatrix} F_0 & -2k \\ -F_0 & 4k - 2m\omega_0^2 \end{pmatrix}.$$

Na podoben način izpeljemo amplitudo Y :

$$Y = \frac{\det(\mathbf{A}_2)}{\det(\mathbf{A})} = \frac{F_0 m \omega^2}{2(m^2 \omega^4 - 4k m \omega^2 + 2k^2)},$$

kjer je:

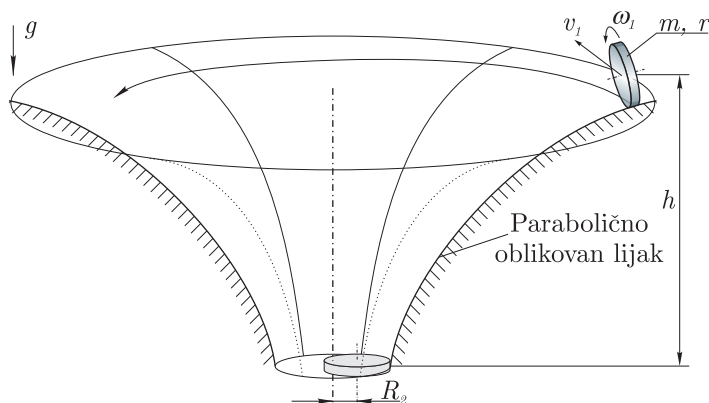
$$\mathbf{A}_2 = \begin{pmatrix} 2k - m\omega_0^2 & F_0 \\ -2k & -F_0 \end{pmatrix}.$$

3.5 Datum: 27.6.2006

Povprečen uspeh 4 študentov: 36%



Naloga 1



- $m = 5 \text{ g}$ $r = 5 \text{ mm}$
- $R_2 = 20 \text{ mm}$ $h = 1 \text{ m}$
- $g = 9,81 \text{ kg m/s}^2$ $v_1 = 1 \text{ m/s}$
- $n = 10\%$

(35 točk)

Povprečen uspeh: 43%
Zadostuje znanje: TT

Na sliki je prikazan parabolično oblikovan lijak, ki ga v muzejih predstavljajo kot "črno luknjo" za kovance. Kovanec polmera r , mase m spustimo s translatorsno hitrostjo v_1 , kakor je prikazano na sliki. V prvem trenutku kovanec drsi ($\omega_1 = 0 \text{ rad/s}$), potem pa se zaradi trenja kmalu začne kotaliti brez podrsavanja. Zaradi teže in oblike krivine, se začne kovanec spuščati in pridobivati na hitrosti. Izračunajte hitrost v_2 tik preden kovanec zapusti lijak in se nahaja na polmeru R_2 za višino h nižje od izhodiščne lege. Predpostavite, da delež potencialne energije n predstavlja izgube (drsenje, kotalno trenje, zračni upor). Namig: bodite pozorni na absolutno kotno hitrost kovanca ω_2 ob izstopu, ko kovanec nakotaljuje brez podrsavanja.

Rešitev

$$v_2 = \sqrt{\frac{2 v_1^2 - 2 g h (n - 1)}{\frac{r^2}{R_2^2} - \frac{2r}{R_2} + 3}} = 3,81606 \text{ m/s}$$

Postopek

Kinetična energija kovanca na začetku in koncu je:

$$E_{k1} = \frac{1}{2} m v_1^2 + \frac{1}{2} J \omega_1^2, \quad E_{k2} = \frac{1}{2} m v_2^2 + \frac{1}{2} J \omega_2^2,$$

_____ Točk: 10

kjer je masni vztrajnostni moment $J = 1/2 m r^2$ in glede na besedilo naloge $\omega_1 = 0 \text{ rad/s}$. Kotna hitrost

$$\omega_2 = \dot{\alpha} - \dot{\beta} = \frac{v_2}{r} - \frac{v_2}{R_2}.$$

_____ Točk: 10

Opomba glede absolutnega zasuka kovanca v točki 2, ko nakotaljuje brez podrsavanja: α zasuk zaradi kotaljenja, β je absolutni zasuk težišča kovanca.

S pomočjo spremembe potencialne energije

$$E_p = m g h$$

_____ Točk: 5

izpeljemo enakost

$$E_{k1} + (1 - n) E_p = E_{k2}$$

_____ Točk: 5

in končno hitrost

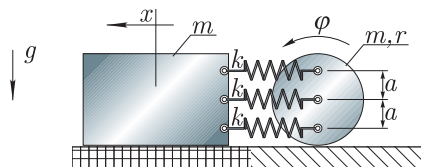
$$v_2 = \sqrt{\frac{2 v_1^2 - 2 g h (n - 1)}{\frac{r^2}{R_2^2} - \frac{2r}{R_2} + 3}}$$

_____ Točk: 5

Mimogrede: frekvenco kroženja težišča kovanca v lijaku določimo iz izraza $v_2 / (2 \pi R_2) = 30,4 \text{ Hz}$!

Naloga 2

(35 točk) Povprečen uspeh: 52%
Zadostuje znanje: AD



Drnsnik mase m drsi po podlagi brez trenja in je preko treh vzmeti (vsaka togosti k) pritrjen na valj mase m in polmera r , ki brez drsenja nakotaljuje po podlagi. Določite, če sistem je ali ni konservativen, število prostostnih stopenj in ob predpostavki majhnih zasukov φ s pomočjo Lagrangevih enačb II. vrste izpeljite gibalne enačbe.

Podatki: $m, g, r, k, a = r/2$.

Rešitev

$$\begin{aligned} m \ddot{x} + 3 k x - 3 k r \varphi &= 0 \\ 3 m r^2 \ddot{\varphi} - 6 k r x + 7 k r^2 \varphi &= 0. \end{aligned}$$

Postopek

Sistem je konservativen in ima dve prostostni stopnji ($P=2$); izberemo posplošeni koordinati ($N=P=2$): $q_1 = x, q_2 = \varphi$. Do gibalnih enačb pridemo z uporabo Lagrangevih enačb 2. vrste:

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_j} - \frac{\partial L}{\partial q_j} = 0; \quad j = 1, \dots, N.$$

Za obravnavani primer:

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{x}} - \frac{\partial L}{\partial x} = 0, \quad \frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{\varphi}} - \frac{\partial L}{\partial \varphi} = 0.$$

_____ Točk: 10

Določimo torej Lagrangevo energijsko funkcijo $L = E_k - E_p$; najprej določimo kinetično energijo:

$$E_k = \left(\frac{1}{2} m \dot{x}^2 \right) + \left(\frac{1}{2} m v_1^2 + \frac{1}{2} J \dot{\varphi}^2 \right),$$

kjer sta hitrosti translacije težišča valja:

$$v_1 = r \dot{\varphi}.$$

_____ Točk: 5

Težiščni masni vztrajnostni moment valja je $J = \frac{1}{2} m r^2$.
Ob predpostavki majhnih zasukov je potencialna energija

_____ Točk: 5

$$E_p = \frac{1}{2} k p_1^2 + \frac{1}{2} k p_2^2 + \frac{1}{2} k p_3^2,$$

kjer je deformacija posamezne vzmeti (predpostavka $x > (r + a) \varphi$):

$$p_1 = x - (r - a) \varphi, \quad p_2 = x - (r) \varphi, \quad p_3 = x - (r + a) \varphi.$$

_____ Točk: 5

Izračunamo odvode:

$$\frac{\partial L}{\partial x} = -3 k (x - r \varphi), \quad \frac{\partial L}{\partial \varphi} = \frac{1}{2} k r (6 x - 7 r \varphi),$$

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{x}} = m \ddot{x}, \quad \frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{\varphi}} = \frac{3}{2} m r^2 \ddot{\varphi}.$$

_____ Točk: 5

Gibalni enačbi torej sta:

$$m \ddot{x} + 3 k x - 3 k r \varphi = 0$$

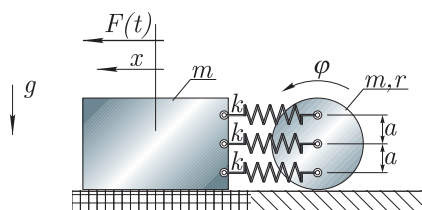
$$3 m r^2 \ddot{\varphi} - 6 k r x + 7 k r^2 \varphi = 0.$$

_____ Točk: 5

Naloga 3

(30 točk)

Povprečen uspeh: 8%
Zadostuje znanje: VN



$$\begin{aligned} F_0 &= 1 \text{ N} \\ \omega &= 50 \cdot 2\pi \text{ rad/s} \\ r &= 0.1 \text{ m} \\ m &= 1 \text{ kg} \\ k &= 1000 \text{ N/m} \end{aligned}$$

Določite lastne frekvence sistema na sliki. Določite tudi amplitude nihanja v primeru vsiljenega nihanja s $F(t) = F_0 \sin \omega t$. Privzamite, da poznate gibalni enačbi sistema v primeru $F(t) = 0 \text{ N}$:

$$\begin{aligned} m \ddot{x} + 3kx - 3kr\varphi &= 0 \\ 3mr^2 \ddot{\varphi} - 6krx + 7kr^2 \varphi &= 0. \end{aligned}$$

Rešitev

$$\begin{aligned} \omega_{01} &= 13,950 \text{ rad/s} \\ \omega_{02} &= 71,685 \text{ rad/s} \\ X &= -10,5 \cdot 10^6 \text{ m} \\ \Phi &= 2,17 \cdot 10^6 \text{ rad} \end{aligned}$$

Postopek

Gibalnim enačbam za primer lastnega nedušenega nihanja dodamo vzbujanje $F(t)$. Z razmislekom (virtualno delo ali II. Newtonov zakon) ugotovimo, da moramo v gibalni enačbi, ki vsebuje $1 m \ddot{x}$ na desno stran dodati $F(t)$. Gibalne enačbe v matrični obliki:

$$\begin{pmatrix} m & 0 \\ 0 & 3mr^2 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \ddot{x} \\ \ddot{\varphi} \end{pmatrix} + \begin{pmatrix} 3k & -3kr \\ -6kr & 7kr^2 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} x \\ \varphi \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} F(t) \\ 0 \end{pmatrix}.$$

Opazimo, da togostna matrika ni simetrična. Ne simetričnost je zgolj navidezna, saj lahko drugo gibalno enačbo pomnožimo z 2 in togostna matrika bo simetrična. Lastno frekvence določimo s pomočjo determinante, na katero pa množenje vrstic s poljubno konstanto ne vpliva.

Točk: 5

a) Lastno nihanje. Pri lastnem nihanju vsiljene sile ni ($F(t) = 0$). Ob predpostavki harmonskega odziva ($x = X \sin(\omega_0 t)$, $\varphi = \Phi \sin(\omega_0 t)$) in ob upoštevanju, da $\sin(\omega_0 t)$ ne predstavlja rešitve, izpeljemo:

$$\begin{pmatrix} 3k - m\omega_0^2 & -3kr \\ -6kr & 7kr^2 - 3mr^2\omega_0^2 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} X \\ \Phi \end{pmatrix} = \mathbf{A} \mathbf{x} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix}.$$

Netrivialno rešitev predstavlja rešitev izraza:

$$\det(\mathbf{A}) = 0$$

iz česar izpeljemo dve lastni frekvenci:

$$\omega_{01} = \sqrt{\frac{8k - \sqrt{55}k}{3m}}, \quad \omega_{02} = \sqrt{\frac{8k + \sqrt{55}k}{3m}}.$$

Točk: 10

b) Vsiljeno nihanje. Pri vsiljenem nihanju uporabimo podatek $F(t) = F_0 \sin(\omega t)$. Ob predpostavki harmonskega odziva ($x = X \sin(\omega_0 t)$, $\varphi = \Phi \sin(\omega_0 t)$) in ob upoštevanju, da $\sin(\omega_0 t)$ ne predstavlja rešitve, izpeljemo:

$$\begin{pmatrix} 3k - m\omega_0^2 & -3kr \\ -6kr & 7kr^2 - 3mr^2\omega_0^2 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} X \\ \Phi \end{pmatrix} = \mathbf{A} \mathbf{x} = \begin{pmatrix} F_0 \\ 0 \end{pmatrix}.$$

Točk: 5

S pomočjo Cramer-jevega pravila izpeljemo:

$$X = \frac{\det(\mathbf{A}_1)}{\det(\mathbf{A})} = \frac{F_0 (7k - 3m\omega^2)}{3k^2 - 16km\omega^2 + 3m^2\omega^4},$$

kjer je:

$$\mathbf{A}_1 = \begin{pmatrix} F_0 & -3kr \\ 0 & 7kr^2 - 3mr^2\omega_0^2 \end{pmatrix}.$$

_____ Točk: 5

Na podoben način izpeljemo amplitudo Φ :

$$\Phi = \frac{\det(\mathbf{A}_2)}{\det(\mathbf{A})} = \frac{6F_0k}{r(3k^2 - 16km\omega^2 + 3m^2\omega^4)},$$

kjer je:

$$\mathbf{A}_2 = \begin{pmatrix} 3k - m\omega_0^2 & F_0 \\ -6kr & 0 \end{pmatrix}.$$

_____ Točk: 5

3.6 Datum: 12.9.2006

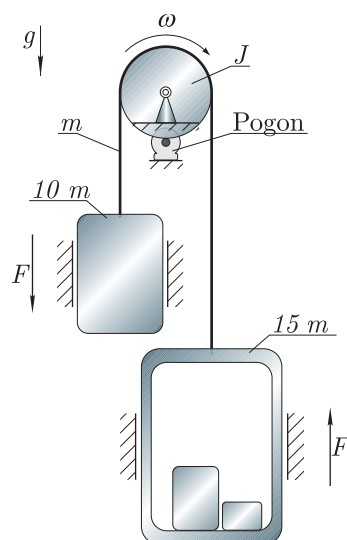
Povprečen uspeh 5 študentov: 49%



Naloga 1

(35 točk)

Povprečen uspeh: 26%
Zadostuje znanje: TT



Delovno dvigalo na sliki sestavljajo: kabina in tovor mase $15 m$, jeklena vrvi mase m , pogon, navijalni bobni masnega vztrajnostnega momenta J in protiutež mase $10 m$. V eni od možnih nesreč, se pri hitrosti vrtenja ω zlomi gred pogonskega motorja in sistem: kabina, pletenica, bobni in protiutež se začne prosto gibati, po času ΔT_1 se vklopi varnostna zavora, ki deluje na kabino in protiutež v nasprotni smeri gibanja s konstantno silo F . Izračunajte čas delovanja zavore ΔT_2 , preden se sistem ustavi.

Opomba: pletenica ne podrsava, njeno maso pa zanemarite.

$$\begin{aligned} J &= 20 m r^2 \\ F &= 30 m g \\ g &= 9,81 \text{ m/s}^2 \\ m &= 100 \text{ kg} \\ r &= 0,25 \text{ m} \\ \omega &= 4 \text{ rad/s} \\ \Delta T_1 &= 0,2 \text{ s} \end{aligned}$$

Rešitev

$$\Delta T_2 = 0,102 \text{ s}$$

Postopek

V nalogi nastopajo samo konstantne sile (momenti) in nas sprašuje po času. Ohranitev oziroma sprememba gibalne ali vrtilne količine je prva možnost, na katero pomislimo. Začetna vrtilna količina sistema je

$$L_1 = 10 m v r + J \omega + 15 m v r,$$

kjer je hitrost

$$v = r \omega.$$

_____ Točk: 10

Ko se zlomi pogonska gred, na sistem deluje moment

$$M_1 = -10 m g r + 15 m g r$$

_____ Točk: 5

Zunanji moment povzroči spremembo vrtilne količine ($M = \dot{L}$), sledi:

$$\Delta L_1 = M_1 \Delta T_1.$$

Preden začne delovati zavora, je vrtilna količina

$$L_2 = L_1 + \Delta L_1.$$

_____ Točk: 5

Zunanji moment na sistem, ko deluje zavora:

$$M_2 = (-10 m g - F) r + (15 m g - F) r.$$

_____ Točk: 5

Sistem se ustavi, ko se vrtilna količina L_2 porabi ($L_2 + \Delta L_2 = 0$), kjer je:

$$\Delta L_2 = M_2 \Delta T_2.$$

Sledi:

$$\Delta T_2 = \frac{9 r \omega + g \Delta T_1}{11 g}.$$

_____ Točk: 10

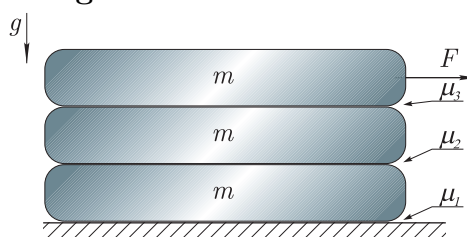
Kje so imeli študentje težave?

Z II. Newtonovim zakonom se nalogo lahko reši, vendar je postopek daljši.

Naloga 2

(35 točk)

Povprečen uspeh: 60%
Zadostuje znanje: AD



Na sliki je sistem treh enakih mas. Med masami so zaradi različnih maziv različni koeficienti trenja μ_1, μ_2, μ_3 . Predpostavite, da se zaradi sile F vse mase gibljejo v desno smer in s pomočjo Lagrangevih enačb II. vrste izpeljite gibalne enačbe. Določite koeficiente trenja, da se bodo vse mase res gibale v desno smer.

Podatki: m, g, F .

Rešitev

$$\ddot{x} = g(-3\mu_1 + 2\mu_2)$$

$$\ddot{y} = g(-2\mu_2 + \mu_3)$$

$$\ddot{z} = \frac{F}{m} - g\mu_3$$

$$\mu_1 = \frac{F}{3gm}$$

$$\mu_2 = \frac{F}{2gm}$$

$$\mu_3 = \frac{F}{gm}$$

Postopek

Sistem je nekonservativen in ima tri prostostne stopnje ($P=3$); izberemo posplošene koordinate ($N=P=3$): $q_1 = x, q_2 = y, q_3 = z$. Gibalne enačbe izpeljemo z uporabo Lagrangevih enačb 2. vrste:

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_j} - \frac{\partial L}{\partial q_j} = Q_j^N, \quad j = 1, 2, 3.$$

_____ Točk: 5

Začnemo z Lagrangevo energijsko funkcijo $L = E_k - E_p$; najprej določimo kinetično energijo:

$$E_k = \frac{1}{2} m \dot{x}^2 + \frac{1}{2} m \dot{y}^2 + \frac{1}{2} m \dot{z}^2.$$

_____ Točk: 5

Potencialna energija je nič: $E_p = 0$ J.

_____ Točk: 5

Izračunamo še nekonservativno posplošeno silo:

$$\delta W^N = \sum_i \mathbf{F}_i^N \delta \mathbf{r}_i = -F_1 \delta x + F_2 \delta x - F_2 \delta y + F_3 \delta y - F_3 \delta z + F \delta z,$$

kjer so sile trenja:

$$F_1 = \mu_1 g (m + m + m) \quad F_2 = \mu_2 g (m + m) \quad F_3 = \mu_3 g (m)$$

_____ Točk: 5

Sledi, da je virtualno delo nekonservativnih sil:

$$Q_x^N = g m (-3 \mu_1 + 2 \mu_2) \quad Q_y^N = g m (-2 \mu_2 + \mu_3) \quad Q_z^N = F - g m \mu_3$$

_____ Točk: 5

Z odvajanjem Lagrangeve energijske funkcije in vstavitvijo v Lagrangeve enačbe II. vrste izpeljemo gibalne enačbe:

$$\ddot{x} = g (-3 \mu_1 + 2 \mu_2) \quad \ddot{y} = g (-2 \mu_2 + \mu_3) \quad \ddot{z} = \frac{F}{m} - g \mu_3$$

_____ Točk: 5

Vse mase se bodo gibale v isto smer, če bodo pospeški nenegativni. Skrajna meja je nepospešeno gibanje: $\ddot{x} = \ddot{y} = \ddot{z} = 0 \text{ m/s}^2$, ki nam iz treh enačb omogoča določitev mejnih koeficientov trenja:

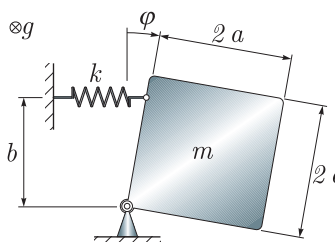
$$\mu_1 = \frac{F}{3 g m} \quad \mu_2 = \frac{F}{2 g m} \quad \mu_3 = \frac{F}{g m}.$$

_____ Točk: 5

Opazimo, da mora koeficient trenja nujno padati.

Naloga 3

Kvader mase m in stranice $2a$ ima en rob vrtljivo vpet. Gibanje omejuje vzmet togosti k , ki je pritrjena na razdalji b . Upoštevajte majhne zasuke φ in poiščite gibalno enačbo ter lastno frekvenco sistema. Določite b , da bo sistem imel lastno frekvenco enako ω_z .



$$\begin{aligned} m &= 1 \text{ kg} \\ a &= 0,1 \text{ m} \\ k &= 10 \text{ kN/m} \\ \omega_z &= 50 \text{ rad/s} \end{aligned}$$

(30 točk) Povprečen uspeh: 63%
Zadostuje znanje: LN

Rešitev

$$\begin{aligned} \ddot{\varphi} + \frac{3 b^2 k}{26 a^2 m} \varphi &= 0 \\ \omega_0 &= \frac{b}{a} \sqrt{\frac{3 k}{26 m}} \\ b &= \frac{a}{\omega_0} \sqrt{\frac{26 m}{3 k}} = 0,1472 \text{ m} \end{aligned}$$

Postopek

Gibalno enačbo preprosto najdemo s pomočjo Lagrangevih enačb II. vrste za konservativni sistem:

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{\varphi}} - \frac{\partial L}{\partial \varphi} = 0.$$

Lagrangeva energijska funkcija:

$$L = E_k - E_p,$$

kjer je kinetična energija definirana kot:

$$E_k = \frac{1}{2} J \dot{\varphi}^2 + \frac{1}{2} m v^2,$$

 Točk: 5

kjer je masni vztrajnostni moment kvadra okoli težiščne osi

$$J = \frac{1}{12} m ((2a)^2 + (2a)^2)$$

in (krivočrtna) translatorsna hitrost težišča

$$v = \sqrt{2} a \dot{\varphi}.$$

 Točk: 5

Potencialna energija

$$E_p = \frac{1}{2} k (b \varphi)^2.$$

 Točk: 5

Izračunamo odvode Lagrangevih enačb II.vrste in izpeljemo gibalno enačbo:

$$\ddot{\varphi} + \frac{3b^2 k}{8a^2 m} \varphi = 0.$$

 Točk: 5

Sledi lastna frekvenca sistema

$$\omega_0 = \frac{b}{2a} \sqrt{\frac{3k}{2m}}$$

 Točk: 5

Iz izraza $\omega_z = \omega_0$ sledi

$$b = a \omega_0 \sqrt{\frac{8m}{3k}}.$$

 Točk: 5

Dinamika togih teles

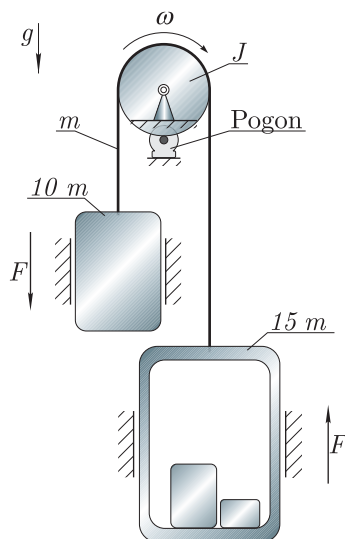
Izpit

19.9.2012

Naloga 1

(35 točk)

Povprečen uspeh: 26%



Delovno dvigalo na sliki sestavljajo: kabina in tovor mase $15 m$, jeklena vrv mase m , pogon, navijalni boben masnega vztrajnostnega momenta J in protiutež mase $10 m$. V eni od možnih nesreč, se pri hitrosti vrtenja ω zlomi gred pogonskega motorja in sistem: kabina, pletenica, boben in protiutež se začne prosto gibati, po času ΔT_1 se vklopi varnostna zavora, ki deluje na kabino in protiutež v nasprotni smeri gibanja s konstantno silo F . Izračunajte čas delovanja zavore ΔT_2 , preden se sistem ustavi.

Opomba: pletenica ne podrsava, njeno maso pa zanemarite.

$$\begin{aligned} J &= 20 m r^2 \\ F &= 30 m g \\ g &= 9,81 \text{ m/s}^2 \\ m &= 100 \text{ kg} \\ r &= 0,25 \text{ m} \\ \omega &= 4 \text{ rad/s} \\ \Delta T_1 &= 0,2 \text{ s} \end{aligned}$$

Rešitev

$$\Delta T_2 = 0,102 \text{ s}$$

Postopek

V nalogi nastopajo samo konstantne sile (momenti) in nas sprašuje po času. Ohranitev oziroma sprememba gibalne ali vrtilne količine je prva možnost, na katero pomislimo.

Začetna vrtilna količina sistema je

$$L_1 = 10 m v r + J \omega + 15 m v r,$$

kjer je hitrost

$$v = r \omega.$$

_____ Točk: 10

Ko se zlomi pogonska gred, na sistem deluje moment

$$M_1 = -10 m g r + 15 m g r$$

_____ Točk: 5

Zunanji moment povzroči spremembo vrtilne količine ($M = \dot{L}$), sledi:

$$\Delta L_1 = M_1 \Delta T_1.$$

Predn začne delovati zavora, je vrtilna količina

$$L_2 = L_1 + \Delta L_1.$$

Točk: 5

Zunanji moment na sistem, ko deluje zavora:

$$M_2 = (-10 m g - F) r + (15 m g - F) r.$$

Točk: 5

Sistem se ustavi, ko se vrtilna količina L_2 porabi ($L_2 + \Delta L_2 = 0$), kjer je:

$$\Delta L_2 = M_2 \Delta T_2.$$

Sledi:

$$\Delta T_2 = \frac{9 r \omega + g \Delta T_1}{11 g}.$$

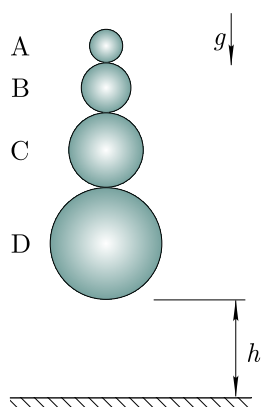
Točk: 10

Kje so imeli študentje težave?

Z II. Newtonovim zakonom se nalogo lahko reši, vendar je postopek daljši.

Naloga 1

(30 točk) Povprečen uspeh: 83%



Na sliki je prikazan Newtonov ojačevalnik (zakaaj, boste izvedeli, ko boste nalogo rešili); sestavljen je iz 4 krogel (m_A, m_B, m_C, m_D). Koefficient trka med krogli ter kroglo D in podlago je ϵ . Izračunajte hitrost, s katero se odbije krogla A in kakšen je takrat njen delež energije glede na začetno energijo sistema. Sistem krogel spustimo iz višine h .

Podatki: $h = 1 \text{ m}$, $g = 9.81 \text{ m/s}^2$, $\epsilon = 0,95$, $m_A = m$, $m_B = 3 m$, $m_C = 9 m$, $m_D = 27 m$.

Rešitev

$$v_{D0} = -4.43 \text{ m/s}$$

$$v_{D1} = 4,21 \text{ m/s}$$

$$v_{C1} = 8,20 \text{ m/s}$$

$$v_{B1} = 14,05 \text{ m/s}$$

$$v_{A1} = 22,59 \text{ m/s}$$

$$n = 0,65$$

Postopek

Pred prvim trkom imajo vse krogle enako hitrost:

$$v_{A0} = v_{B0} = v_{C0} = v_{D0} = -\sqrt{2 g h}.$$

Točk: 5

Najprej trči krogla D s podlago; njena hitrost po trku je:

$$v_{D1} = -\epsilon v_{D0},$$

Točk: 5

nato trči kroglja C v kroglo D; njena hitrost po trku je:

$$v_{C1} = v_{C0} - (v_{C0} - v_{D1})(1 + \epsilon) \frac{m_D}{m_C + m_D} = \frac{\sqrt{gh} (3\epsilon^2 + 6\epsilon - 1)}{2\sqrt{2}}.$$

_____ Točk: 5

Sledi trk krogle B v kroglo C; njena hitrost po trku je:

$$v_{B1} = v_{B0} - (v_{B0} - v_{C1})(1 + \epsilon) \frac{m_C}{m_B + m_C} = \frac{\sqrt{gh} (9\epsilon^3 + 27\epsilon^2 + 27\epsilon - 7)}{8\sqrt{2}}.$$

_____ Točk: 5

In končno trk krogle A v kroglo B:

$$v_{A1} = v_{A0} - (v_{A0} - v_{B1})(1 + \epsilon) \frac{m_B}{m_A + m_B} = \frac{\sqrt{gh} (27\epsilon^4 + 108\epsilon^3 + 162\epsilon^2 + 108\epsilon - 37)}{32\sqrt{2}}.$$

_____ Točk: 5

Delež energije krogle A glede na celoten sistem je:

$$n = \frac{E_{kA}}{E_p} = \frac{\frac{1}{2} m_A v_{A1}^2}{(m_A + m_B + m_C + m_D) g h} = \frac{(27\epsilon^4 + 108\epsilon^3 + 162\epsilon^2 + 108\epsilon - 37)^2}{163840}$$

_____ Točk: 5

Kje so imeli študentje težave?

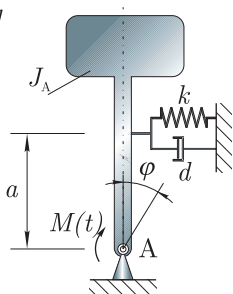
Pri predznakih hitrosti. Najbolje je, da izberemo koordinatni sistem, potem pa dosledno sledimo enačbam.

Naloga 3

(35 točk)

Povprečen uspeh: 71%

⊗g



- $k = 100 \text{ kN/m}$
- $d = 10 \text{ Ns/m}$
- $J_A = 0,003 \text{ kg m}^2$
- $a = 6 \text{ cm}$
- $\omega = 2500 \cdot \frac{2\pi}{60} \text{ rad/s}$
- $M(t) = M \sin(\omega t)$
- $M = 1 \text{ Nm}$
- $F_z = 5 \text{ N}$

Na sliki je prikazan model podsestava pretičnega mehanizma. Iz menjalnika se na element oblike T prenaša vzbujanje v obliki momenta $M(t)$.

- a) Določite, ali je sistem vzbujan nad- ali podresonančno ter za frekvenco vzbujanja izračunajte prenosnost preko dušilke in vzmeti na podlago f_t/f_0 .
 - b) Izračunajte amplitudo sile na podlago pri frekvenci vzbujanja.
 - c) Določite potrebno lastno krožno frekvenco, da bo amplituda sile na podlago pri nedušnem sistemu $\delta = 0$ enaka F_z .
- Predpostavite majhne kote.

Rešitev

- $\omega_0 = 346,41 \text{ rad/s}$
- $\delta = 0,01732$
- $\omega = 261,8 \text{ rad/s}$
- $A = 2,328$
- $f_0 = 333,3 \text{ rad/s}^2$
- $f_t = 776,1 \text{ rad/s}^2$
- $M_t = 2,328 \text{ Nm}$
- $F_t = 38,8 \text{ N}$
- $M_{t,z} = 0,3 \text{ Nm}$
- $f_{t,z} = 100 \text{ rad/s}^2$
- $\omega_{0,z} = 125,7 \text{ rad/s}$

Postopek

a) S pomočjo II.Newtonovega zakona najprej napišemo gibalno enačbo ($J_A \ddot{\varphi} = \sum_i M_{A,i}$):

$$J_A \ddot{\varphi} + d a^2 \dot{\varphi} + k a^2 \varphi = M \sin(\omega t).$$

Izraz normiramo:

$$\ddot{\varphi} + \underbrace{\frac{d a^2}{J_A}}_{2 \delta \omega_0} \dot{\varphi} + \underbrace{\frac{k a^2}{J_A}}_{\omega_0^2} \varphi = \underbrace{\frac{M}{J_A}}_{f_0} \sin(\omega t).$$

Izračunamo še lastno krožno frekvenco in razmernik dušenja:

$$\omega_0 = \sqrt{\frac{k a^2}{J_A}},$$

$$\delta = \frac{\frac{d a^2}{J_A}}{2 \omega_0}.$$

_____ Točk: 5

Ker je lastna frekvenca večja od vzbujevalne frekvence sledi, da je vzbujanje pod-resonančno. _____ Točk: 5

Prenosnost vibroizolacije je:

$$Tr = \frac{f_t}{f_0} = \sqrt{\frac{1 + \left(2 \delta \frac{\omega}{\omega_0}\right)^2}{\left(1 - \left(\frac{\omega}{\omega_0}\right)^2\right)^2 + \left(2 \delta \frac{\omega}{\omega_0}\right)^2}}.$$

_____ Točk: 5

b) Amplituda pospeška na podlago:

$$f_t = f_0 A$$

in pripadajoči moment ter sila:

$$M_t = f_t J_A \quad F_t = \frac{M_t}{a}.$$

_____ Točk: 10

c) Za določitev potrebne lastne frekvence določimo najprej potrebni pospešek na podlago:

$$f_{t,z} = \frac{F_z a}{J_A}.$$

_____ Točk: 5

Sledi, da je prenosnost:

$$A_z = \frac{f_{t,z}}{f_0}.$$

Ker ni dušenja, moramo rešiti sistem:

$$A_z = \sqrt{\frac{1}{\left(1 - \left(\frac{\omega}{\omega_0}\right)^2\right)^2}},$$

Kot edino fizikalno ustrezno rešitev izpeljemo:

$$\omega_{0,z} = \sqrt{\frac{a^2 F_z^2 \omega^2 - a F_z M \omega^2}{a^2 F_z^2 - M^2}}$$

_____ Točk: 5

Stvarno kazalo

AD, 29, 34, 35, 39, 75, 79, 84, 87
AS, 38

Bal, 7, 19, 25, 27

LDN, 41, 46, 51, 57, 66
LN, 88
LVPS, 49, 60, 62, 67, 71
LVVP, 54

MT, 4, 14, 21, 27, 70

PV, 63

SMT, 24

Trk, 11, 33, 37, 61, 63, 70
TT, 5, 9, 10, 13, 15, 16, 18, 22, 26, 27, 65, 73, 78,
83, 86

VN, 43, 47, 53, 58, 62, 64, 77, 85
VVPS, 44, 81

Uporabljene okrajšave (vsebine se nadgrajujejo v zapisanem vrstnem redu):

- dinamika masne točke (MT),
- dinamika sistema masnih točk (SMT),
- masni vztrajnostni momenti teles (MVM),
- dinamika togega telesa (TT),
- rotacija togega telesa okoli stalne osi (Bal).
- trk togih teles (Trk),
- analitična statika (AS)*,
- analitična dinamika (AM)*.
- lastna nihanja (LN),
- lastna dušena nihanja (LDN),
- vsiljena nihanja (VN),
- prenosnost vibroizolacije (PV),
- pasivna vibroizolacija (PaV),
- merilniki vibracij (MV),
- lastna nihanja sistemov z več prostostnimi stopnjami (LVPS),
- vsiljena nihanja sistemov z več prostostnimi stopnjami (VVPS).

* Po Bolonski prenovi je analitična mehanika obravnavana v okviru predmeta Višja dinamika; naloge, ki obravnavajo izključno analitično mehaniko pri predmetu DTT ne obravnavamo; naloge iz AM se ponavadi lahko rešijo s pomočjo energijskih zakonov v okviru klasične mehanike. Naloge iz nihanj, pri katerih je uporabljena analitična mehanika rešite s pomočjo klasične mehanike.