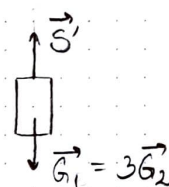
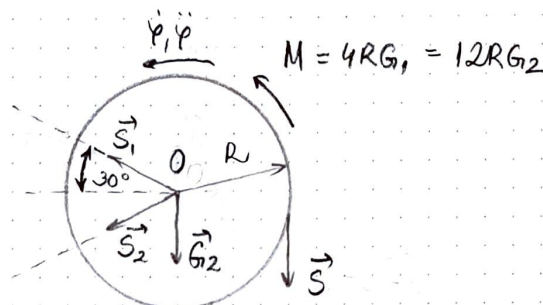
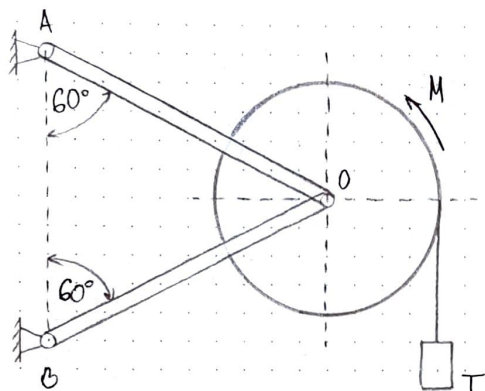


10.58. Два штапа AO и BO istih dužina i zanemarivih težina vezana su cilindričnim zglobovima A i B za vertikalni zid pod uglom od 60° . U tački O штапови су везани за осовиницу добша (хонтоеној диска) полупречника R и тежине G_2 на који даљује сирет момент $M = 4RG_1$. На добши је једним крајем натоварено неистељиво унне, док је за други крај унне везан шест тежине $G_1 = 3G_2$. Одредити силе у штаповима.



$$\sqrt{+} \frac{d\omega_z}{dt} = M_{O_z}^S = M - SR = 12RG_2 - RS$$

$$\omega_z = \dot{\varphi} = \frac{1}{2} \frac{G_2}{g} R^2 \ddot{\varphi}$$

$$\frac{d\omega_z}{dt} = \frac{1}{2} \frac{G_2}{g} R^2 \ddot{\varphi} = 12RG_2 - RS \quad (1)$$

$$\frac{G_2}{g} \vec{a}_O = \vec{G}_2 + \vec{S}_1 + \vec{S}_2 + \vec{S} \quad / \cdot \vec{i} / \cdot \vec{j}$$

$$x: 0 = -S_1 \cos 30^\circ - S_2 \cos 30^\circ \Rightarrow S_1 = -S_2 \quad (2)$$

$$y: 0 = S_1 \sin 30^\circ - S_2 \sin 30^\circ - G_2 - S \quad (3)$$

$$\frac{G_1}{g} \vec{a}_T = \vec{G}_1 + \vec{S}' / \cdot \vec{j}, \quad \vec{S} = -\vec{S}', \quad \vec{G}_1 = 3\vec{G}_2$$

$$y: \frac{G_1}{g} \ddot{y}_T = -G_1 + S' \quad , \quad S' = S, \quad G_1 = 3G_2 \quad * \quad y_T = R\varphi \Rightarrow \ddot{y}_T = R\ddot{\varphi}$$

$$3 \frac{G_2}{g} R \ddot{\varphi} = -3G_2 + S \quad (4)$$

$$(1) / : R \Rightarrow \frac{G_2}{g} R \ddot{\varphi} = 24G_2 - 2S \rightarrow (4)$$

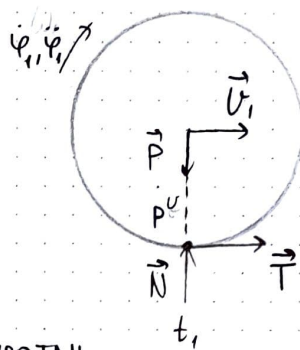
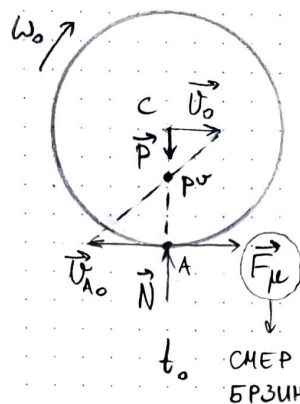
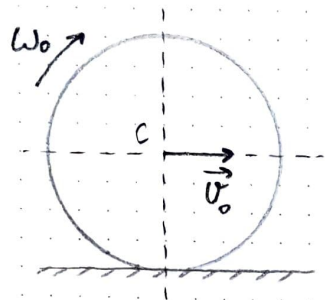
$$3(24G_2 - 2S) = -3G_2 + S$$

$$72G_2 - 6S = -3G_2 + S \Rightarrow 7S = 75G_2 \Rightarrow S = \frac{75}{7} G_2$$

$$(2) \rightarrow (3) \Rightarrow S_1 = G_2 + S = G_2 + \frac{75}{7} G_2$$

$$S_1 = -S_2 = \frac{82}{7} G_2$$

10.64. Центру S кружної хомієної циліндра поліуретаніка R і маси P који се налази на хрпавој хоризонталној равни саопишена је почешна брзина U_0 паралелна равни. Истовремено, цилндру је саопишена углона брзина ω_0 са смером приказаним на слици. Ако је коефицијент трења клизања између цилндра и равни μ , претпостављајући да је $R\omega_0 > U_0$, одредити тренутак t_1 када ће цилндар почети да се котрља без клизања.



$$U_1 = R\omega_1$$

$$\dot{x}_{c1} = R\dot{\varphi}_1$$

$$\vec{\tau} \frac{d\omega_z}{dt} = M_{cz}^S = -RF_\mu, \quad F_\mu = \mu N$$

$$\omega_{cz} = J_{cz} \dot{\varphi} = \frac{1}{2} \frac{P}{g} R^2 \dot{\varphi}$$

$$\frac{d\omega_{cz}}{dt} = \frac{1}{2} \frac{P}{g} R^2 \ddot{\varphi}$$

$$\frac{1}{2} \frac{P}{g} R^2 \ddot{\varphi} = -\mu RN \quad (1)$$

$$\frac{P}{g} \vec{a}_c = \vec{P} + \vec{N} + \vec{F}_\mu / \vec{c} / \vec{d}$$

$$x: \frac{P}{g} \ddot{x}_c = F_\mu = \mu N \quad \Rightarrow \quad \frac{P}{g} \ddot{x}_c = \mu P \Rightarrow \ddot{x}_c = \mu g \quad (2)$$

$$y: 0 = N - P \Rightarrow N = P \rightarrow (1) \Rightarrow \frac{1}{2} \frac{P}{g} R^2 \ddot{\varphi} = -\mu RP \Rightarrow \ddot{\varphi} = -\frac{2g\mu}{R} \quad (3)$$

$$t_1 \Rightarrow \dot{x}_{c1} = R\dot{\varphi}_1 \quad (4)$$

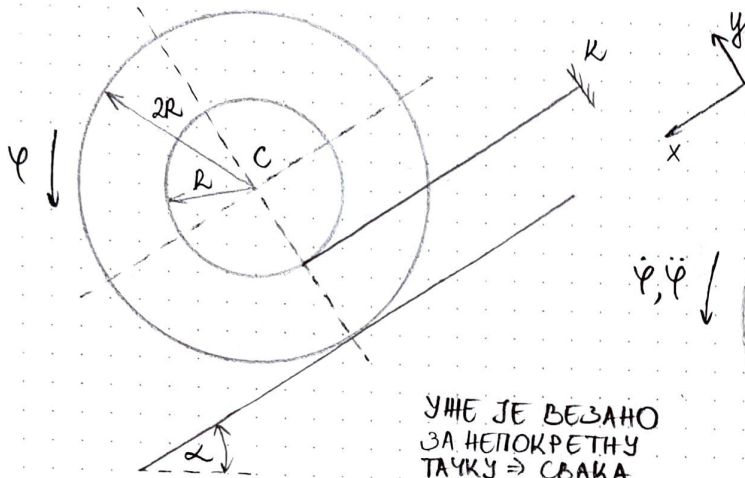
$$(2) \int_{U_0}^{\dot{x}_{c1}} d\dot{x}_c = \mu g \int_0^{t_1} dt \Rightarrow \dot{x}_{c1} = U_0 + \mu g t_1 \quad (5)$$

$$(3) \int_{\omega_0}^{\dot{\varphi}_1} d\dot{\varphi} = -\frac{2g\mu}{R} \int_0^{t_1} dt \Rightarrow \dot{\varphi}_1 = \omega_0 - \frac{2g\mu}{R} t_1 \quad (6)$$

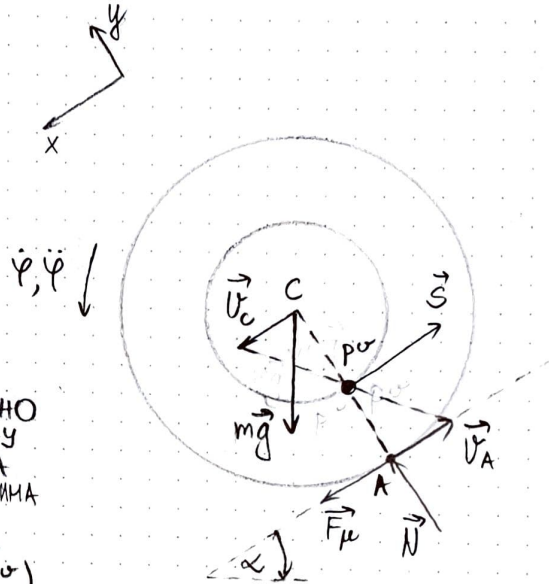
$$(5), (6) \rightarrow t_1 \rightarrow (4) \Rightarrow U_0 + \mu g t_1 = R(\omega_0 - \frac{2g\mu}{R} t_1)$$

$$t_1 = \frac{R\omega_0 - U_0}{3\mu g}$$

10.61. Кален који се налази на ситној равни највише α састојан је од цилиндара укупне масе m и пречника R и $2R$. На кален је нанешано неистезљиво уше занемарљиве масе које је другим крајем везано за непокретну тачку K тако да је нанешани део ушета паралелан ситној равни. Коefицијент трења клизања између калена и ситне равни је μ , а полупречник инерције калена у односу на осу симетрије је $i_0 = R$. Ако кален почиње кретање из стања нивоања, одредити силу у нанешаном делу ушета.



УШЕ ЈЕ БЕЗАНО
ЗА НЕПОКРЕТНУ
ТАЧКУ \Rightarrow СВАКА
ТАЧКА УШЕТА ИМА
БРЗИНУ $= 0$
(ЗАТО ЈЕ ТАЧКА
ДОДИРА ПОЈИ P_0)



$$\curvearrowright + \frac{dL_{Cz}}{dt} = M_{Cz}^S = RS - 2RF_\mu$$

$$L_{Cz} = J_{Cz} \dot{\varphi} = m i_0^2 \dot{\varphi} = m R^2 \dot{\varphi}$$

$$\frac{dL_{Cz}}{dt} = m R^2 \ddot{\varphi} = RS - 2RF_\mu$$

$$\ddot{\varphi} = \frac{S}{mR} - 2 \frac{F_\mu}{mR} \quad (1)$$

$$m \vec{a}_C = m \vec{g} + \vec{S} + \vec{N} + \vec{F}_\mu / \cdot \vec{i} / \cdot \vec{j}$$

$$x: m \ddot{x}_C = mg \sin \alpha - S + F_\mu \quad (2)$$

$$y: 0 = N - mg \cos \alpha \Rightarrow N = mg \cos \alpha \Rightarrow F_\mu = \mu N = \mu mg \cos \alpha$$

$$(1) \Rightarrow \ddot{\varphi} = \frac{S}{mR} - 2 \frac{\mu mg \cos \alpha}{mR}$$

$$(2) \Rightarrow m \ddot{x}_C = mg \sin \alpha - S + \mu mg \cos \alpha$$

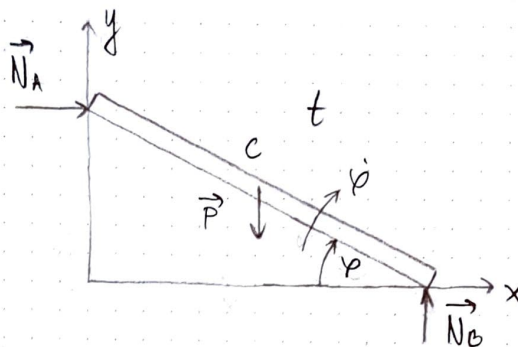
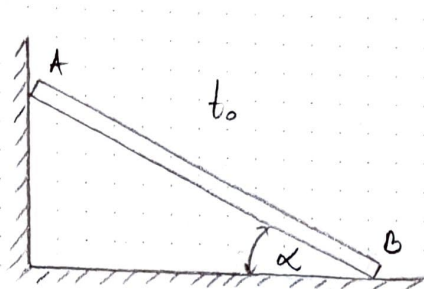
$$\dot{x}_C = CP_0 \dot{\varphi} = R \dot{\varphi} \Rightarrow \ddot{x}_C = R \ddot{\varphi}$$

$$g \sin \alpha - \frac{S}{m} + \mu g \cos \alpha = \frac{S}{m} - 2 \mu g \cos \alpha$$

$$S = \frac{1}{2} m (g \sin \alpha + \mu g \cos \alpha + 2 \mu g \cos \alpha)$$

$$S = \frac{1}{2} m g \sin \alpha + \frac{3}{2} \mu m g \cos \alpha$$

10.33. Хомојени штап АВ тежине P својим крајем А може да клизи по глаткој вертикалној равни. У почетном положају штап нирује, а његова оса гради са хоризонталом угао α .
Одредити реакције равни у тачкама А и В у почетном тренутку.



$$\frac{P}{g} \vec{a}_C = \vec{P} + \vec{N}_A + \vec{N}_B \quad / \cdot \vec{i} / \cdot \vec{j}$$

$$(1) \quad x: \quad \frac{P}{g} \ddot{x}_C = N_A, \quad x_C = \frac{L}{2} \cos \varphi \Rightarrow \dot{x}_C = -\frac{1}{2} L \dot{\varphi} \sin \varphi \Rightarrow \ddot{x}_C = -\frac{1}{2} L (\dot{\varphi} \sin \varphi + \dot{\varphi}^2 \cos \varphi)$$

$$(2) \quad y: \quad \frac{P}{g} \ddot{y}_C = N_B - P, \quad y_C = \frac{L}{2} \sin \varphi \Rightarrow \dot{y}_C = \frac{1}{2} L \dot{\varphi} \cos \varphi \Rightarrow \ddot{y}_C = \frac{1}{2} L (\dot{\varphi} \cos \varphi - \dot{\varphi}^2 \sin \varphi)$$

$$\curvearrowright + \frac{dLc_z}{dt} = M_{Cz}^S = N_A \frac{L}{2} \sin \varphi - N_B \frac{L}{2} \cos \varphi$$

$$Lc_z = J_{Cz} \dot{\varphi} = \frac{1}{12} \frac{P}{g} AB^2 \dot{\varphi}, \quad AB = L$$

$$(3) \quad \frac{dLc_z}{dt} = \frac{1}{12} \frac{P}{g} L^2 \ddot{\varphi} = N_A \frac{L}{2} \sin \varphi - N_B \frac{L}{2} \cos \varphi$$

$$(1) \Rightarrow N_A = -\frac{1}{2} \frac{P}{g} L (\dot{\varphi} \sin \varphi + \dot{\varphi}^2 \cos \varphi)$$

$$(2) \Rightarrow N_B = P + \frac{1}{2} \frac{P}{g} L (\dot{\varphi} \cos \varphi - \dot{\varphi}^2 \sin \varphi)$$

$$(3) \Rightarrow \frac{1}{12} \frac{P}{g} L^2 \ddot{\varphi} = -\frac{1}{4} \frac{P}{g} L^2 (\dot{\varphi} \sin^2 \varphi + \dot{\varphi}^2 \sin \varphi \cos \varphi) + \frac{1}{2} PL \cos \varphi - \frac{1}{4} \frac{P}{g} L^2 (\dot{\varphi} \cos^2 \varphi - \dot{\varphi}^2 \sin \varphi \cos \varphi)$$

$$= -\frac{1}{4} \frac{P}{g} L^2 \ddot{\varphi} + \frac{1}{2} PL \cos \varphi$$

$$-\frac{1}{3} \frac{P}{g} L^2 \ddot{\varphi} = \frac{1}{2} PL \cos \varphi$$

$$\ddot{\varphi} = -\frac{3}{2} \frac{g}{L} \cos \varphi$$

$$\ddot{\varphi} = \frac{d\dot{\varphi}}{dt} \cdot \frac{dt}{d\varphi} = \frac{d\dot{\varphi}}{d\varphi} \cdot \frac{d\varphi}{dt} = \frac{\dot{\varphi} d\dot{\varphi}}{d\varphi}$$

$$\int_0^{\varphi} \dot{\varphi} d\dot{\varphi} = -\frac{3}{2} \frac{g}{L} \int_{\alpha}^{\varphi} \cos \varphi d\varphi$$

$$\dot{\varphi}^2 = 2 \left(-\frac{3}{2} \frac{g}{L} \sin \varphi + \frac{3}{2} \frac{g}{L} \sin \alpha \right) = 3 \frac{g}{L} (\sin \alpha - \sin \varphi)$$

$$(1) \Rightarrow N_A = -\frac{1}{2} \frac{P}{g} L \left[-\frac{3}{2} \frac{g}{L} \cos \varphi \sin \varphi + 3 \frac{g}{L} (\sin \alpha - \sin \varphi) \cos \varphi \right]$$

$$N_A(0) = -\frac{1}{2} \frac{P}{g} L \left[-\frac{3}{2} \frac{g}{L} \cos \alpha \sin \alpha + 3 \frac{g}{L} (\sin \alpha - \sin \alpha) \cos \alpha \right]$$

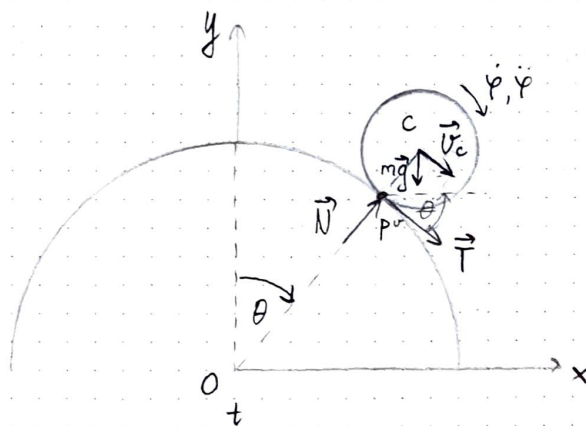
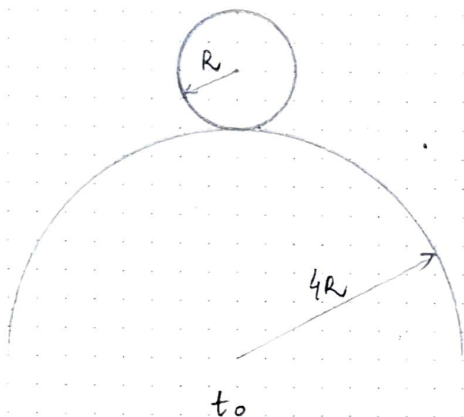
$$N_A(0) = \frac{3}{4} P \sin \alpha \cos \alpha$$

$$(2) \Rightarrow N_B = P + \frac{1}{2} \frac{P}{g} L \left[-\frac{3}{2} \frac{g}{L} \cos^2 \varphi - 3 \frac{g}{L} (\sin \alpha - \sin \varphi) \sin \varphi \right]$$

$$N_B(0) = P + \frac{1}{2} \frac{P}{g} L \left[-\frac{3}{2} \frac{g}{L} \cos^2 \alpha - 3 \frac{g}{L} (\sin \alpha - \sin \alpha) \sin \alpha \right]$$

$$N_B(0) = P - \frac{3}{4} P \cos^2 \alpha$$

10.48. Хоће ли шар цилиндар масе m и полупречника R које да се котрља без клизања по нејоничном полуцилиндру полупречника $R_1 = 4R$. У почетном тренутку цилиндар је био у највишем положају у стању нивоања. Одреди положај у коме ће се цилиндар одвојити од полуцилиндра ако је из почетног положаја кренуо занемарљивом брзином.



$$m\vec{a}_C = m\vec{g} + \vec{N} + \vec{T} \quad / \cdot \vec{e} / \cdot \vec{n}$$

$$t: m a_{ct} = mg \sin \theta + T$$

$$n: m a_{cn} = mg \cos \theta - N$$

$$v_C = \overline{CP} \dot{\varphi} = R \dot{\varphi}$$

$$= \overline{CO} \dot{\theta} = (4R + R) \dot{\theta} = 5R \dot{\theta}$$

$$R \dot{\varphi} = 5R \dot{\theta} \quad / : R, \quad \dot{\varphi} = 5 \dot{\theta} \quad (1)$$

$$a_{ct} = \ddot{s}, \quad s = (4R + R) \theta = 5R \theta \Rightarrow \ddot{s} = 5R \ddot{\theta} \Rightarrow a_{ct} = 5R \ddot{\theta}$$

$$a_{cn} = \frac{\dot{s}^2}{(4R + R)} = \frac{\dot{s}^2}{5R}, \quad \dot{s} = 5R \dot{\theta} \Rightarrow a_{cn} = \frac{25R^2 \dot{\theta}^2}{5R} = 5R \dot{\theta}^2$$

$$5mR \ddot{\theta} = mg \sin \theta + T \quad (2)$$

$$5mR \dot{\theta}^2 = mg \cos \theta - N \quad (3)$$

$$\odot \frac{dL_{C_2}}{dt} = M_{C_2}^S = -TR$$

$$L_{C_2} = J_{C_2} \dot{\varphi} = mR^2 \dot{\varphi}$$

$$\frac{dL_{C_2}}{dt} = mR^2 \ddot{\varphi} = -TR \Rightarrow \ddot{\varphi} = -\frac{T}{mR} \quad (1) \Rightarrow \ddot{\varphi} = 5\ddot{\theta} \quad \left. \vphantom{\frac{dL_{C_2}}{dt}} \right\} \ddot{\theta} = -\frac{T}{5mR} \quad (4) \Rightarrow T = -5mR \ddot{\theta}$$

$$(4) \rightarrow (2) \Rightarrow 5mR \ddot{\theta} = mg \sin \theta - 5mR \ddot{\theta}$$

$$10mR \ddot{\theta} = mg \sin \theta$$

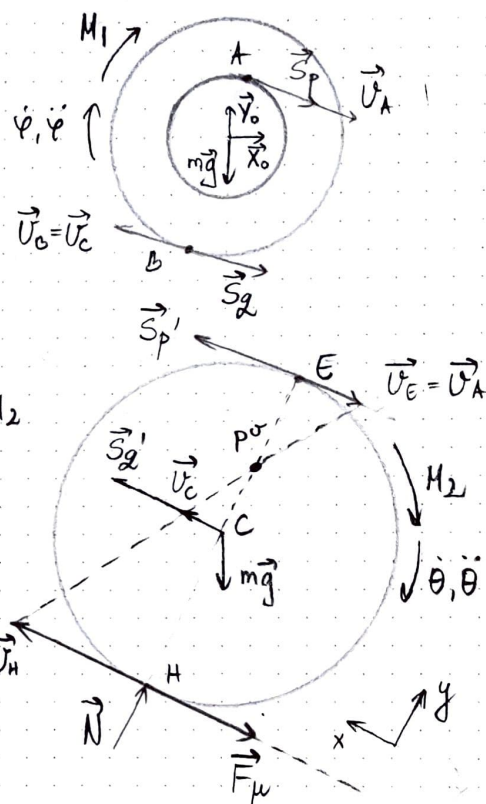
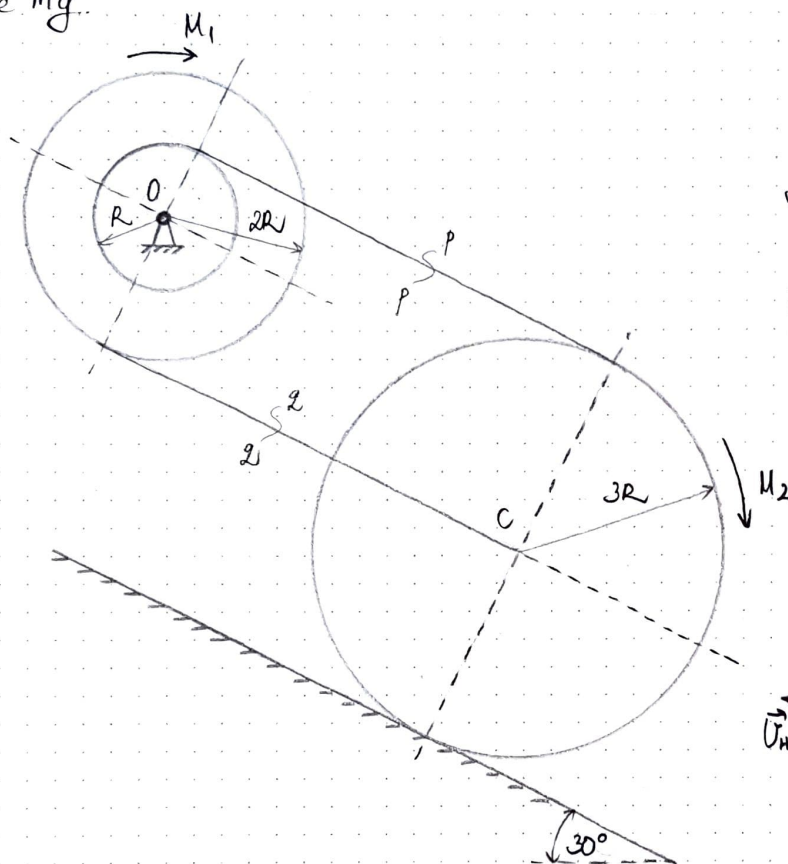
$$\ddot{\theta} = \frac{1}{10} \frac{g}{R} \sin \theta, \quad \ddot{\theta} = \frac{d\dot{\theta}}{dt} \cdot \frac{dt}{d\theta} = \frac{d\dot{\theta}}{d\theta} \cdot \frac{d\theta}{dt} = \frac{\dot{\theta} d\dot{\theta}}{d\theta}$$

$$\int_0^\theta \dot{\theta} d\dot{\theta} = \frac{1}{10} \frac{g}{R} \int_0^\theta \sin \theta d\theta \Rightarrow \dot{\theta}^2 = \frac{1}{5} \frac{g}{R} (1 - \cos \theta) \quad (5)$$

$$(5) \rightarrow (3) \Rightarrow N = mg \cos \theta - 5mR \frac{1}{5} \frac{g}{R} (1 - \cos \theta) = mg(2 \cos \theta - 1)$$

$$N_1 = 0 \Rightarrow \cos \theta_1 = \frac{1}{2} \Rightarrow \theta_1 = 60^\circ$$

10. 72. Тело 1 састављено од круто везаних коаксијалних цилиндара R и $2R$ и масе m и полупречника инерције $i_0 = \sqrt{2}R$ за централну осу, може да се обрће око непокретне хоризонталне осе O . Хомогени ваљак 2 полупречника $3R$ и масе m повезан је неистезљивим ужадином са телом 1 и, као што је приказано на слици, може да се креће уз страну раван нагиба $\alpha_1 = 30^\circ$. Коefицијент трења између ваљка и стране равни је $\mu = \frac{\sqrt{3}}{3}$. Одредити константне моменте M_1 и M_2 силе које делују на тела 1 и 2, тако да силе у пресецима ујади S_p и S_2 буду једнаке и износе mg .



$$\begin{aligned} \left\{ \begin{aligned} \frac{d\omega_2}{dt} &= M_{O_2} = R S_p - 2R S_2 + M_1 \\ \omega_2 = I_{O_2} \dot{\varphi} = m i_0^2 \dot{\varphi} = 2mR^2 \dot{\varphi} \Rightarrow \frac{d\omega_2}{dt} &= 2mR^2 \ddot{\varphi} \end{aligned} \right\} \begin{aligned} 2mR^2 \ddot{\varphi} &= R S_p - 2R S_2 + M_1 \quad / : R \\ 2mR \ddot{\varphi} &= S_p - 2S_2 + \frac{M_1}{R} \quad (1) \end{aligned}$$

$$m \vec{a}_c = m \vec{g} + \vec{N} + \vec{F}_\mu + \vec{S}_2' + \vec{S}_p' / \vec{i} / \vec{j}$$

$$x: m \ddot{x}_c = -mg \sin 30^\circ - F_\mu + S_2' + S_p' \quad , \quad S_2' = S_2, \quad S_p' = S_p$$

$$y: 0 = -mg \cos 30^\circ + N \Rightarrow N = \frac{\sqrt{3}}{2} mg \Rightarrow F_\mu = \mu N = \frac{\sqrt{3}}{3} \frac{\sqrt{3}}{2} mg = \frac{1}{2} mg$$

$$\Rightarrow m \ddot{x}_c = -\frac{1}{2} mg - \frac{1}{2} mg + S_2 + S_p \Rightarrow m \ddot{x}_c = -mg + S_2 + S_p \quad (2)$$

$$\left\{ \begin{aligned} \frac{d\omega_c}{dt} &= M_{C_2} = -3R S_p - 3R F_\mu + M_2 = -3R S_p - \frac{3}{2} mgR + M_2 \\ \omega_c = I_{C_2} \dot{\theta} = \frac{1}{2} m (3R)^2 \dot{\theta} = \frac{9}{2} m R^2 \dot{\theta} \Rightarrow \frac{d\omega_c}{dt} &= \frac{9}{2} m R^2 \ddot{\theta} \end{aligned} \right\} \begin{aligned} \frac{9}{2} m R^2 \ddot{\theta} &= -3R S_p - \frac{3}{2} mgR + M_2 \\ \frac{9}{2} m R \ddot{\theta} &= -3S_p - \frac{3}{2} mg + \frac{M_2}{R} \quad (3) \end{aligned}$$

$$v_A = R \dot{\varphi} = v_E = \overline{EP} \omega$$

$$v_O = 2R \dot{\varphi} = v_C = \overline{CP} \omega$$

$$\left\{ \begin{aligned} \frac{1}{2} &= \frac{\overline{EP} \omega}{\overline{CP} \omega} \Rightarrow \overline{CP} \omega = 2 \overline{EP} \omega \\ \overline{CP} \omega + \overline{EP} \omega &= 3R \end{aligned} \right\} \quad \overline{EP} \omega = R, \quad \overline{CP} \omega = 2R$$

$$R \dot{\varphi} = R \dot{\theta} \Rightarrow \dot{\varphi} = \dot{\theta} \Rightarrow \ddot{\varphi} = \ddot{\theta} \quad (6)$$

$$v_C = \dot{x}_c = 2R \dot{\varphi} \Rightarrow \ddot{x}_c = 2R \ddot{\varphi} \quad (7) \quad (\text{ТАЧКА C} \Rightarrow \text{ПРАВОУГЛНИЦКО КР.})$$

$$(1) \quad 2mR\ddot{\varphi} = S_p - 2S_q + \frac{M_1}{R}$$

$$(4) \rightarrow (2) \quad 2mR\ddot{\varphi} = -mg + S_q + S_p$$

$$(6) \rightarrow (3) \quad \frac{9}{2}mR\ddot{\varphi} = -3S_p - \frac{3}{2}mg + \frac{M_2}{R}$$

$$S_p = S_q = mg \Rightarrow \text{УСЛОВИЕ ЗАДАЧКА}$$

$$2mR\ddot{\varphi} = -mg + \frac{M_1}{R}$$

$$2mR\ddot{\varphi} = mg$$

$$\frac{9}{2}mR\ddot{\varphi} = -\frac{3}{2}mg + \frac{M_2}{R}$$

$$\Rightarrow \ddot{\varphi} = \frac{1}{2} \frac{g}{R}$$

$$M_1 = 2m g R$$

$$M_2 = \frac{27}{4} m g R$$