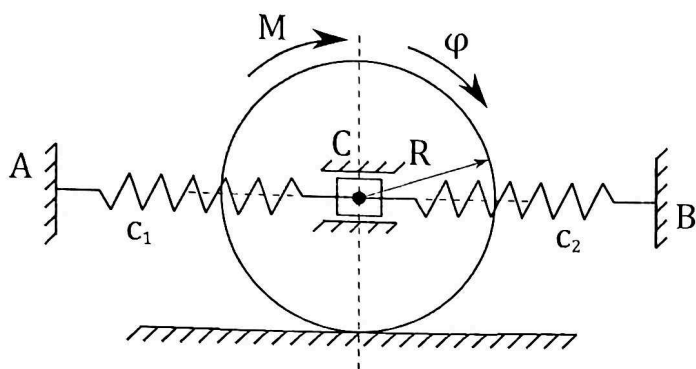
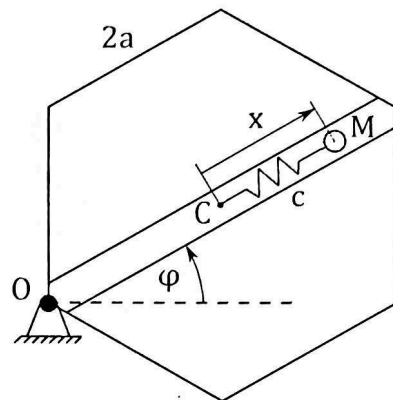


1. Диск полупречника $R = 2\text{ m}$ и масе 2 kg може да се котрља без клизања по непокретној подлози. На диск делује спрег сила интензитета момента спрега $M = 64\text{ Nm}$. За центар диска C је зглобно везан клизач масе 1 kg , који може да се креће по глатким хоризонталним вођицама, као што је приказано на Сл. 1. За центар диска су такође везане две опруге: опруга крутости $c_1 = 12\text{ N/m}$ чији је други крај везан за непокретну тачку A , и опруга крутости $c_2 = 2c_1$ чији је други крај везан за непокретну тачку B . У почетном тренутку систем је мировао, а опруге су биле ненапрегнуте. Одредити закон кретања диска $\varphi = \varphi(t)$.



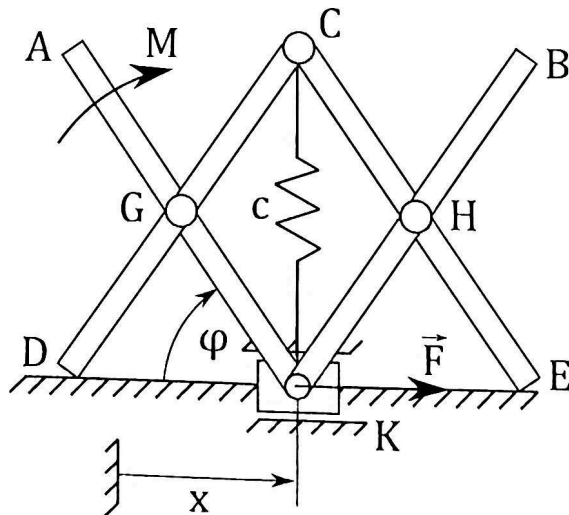
Слика 1



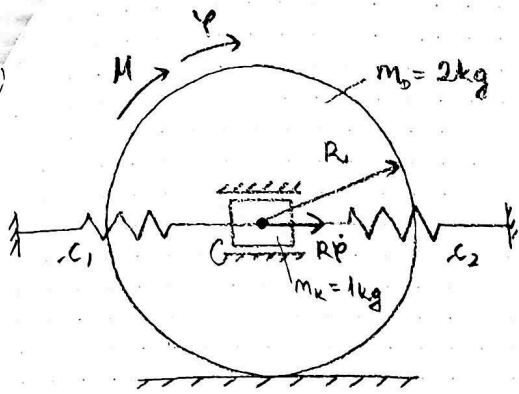
Слика 2

2. На Сл. 2 приказан је правилни шестоугао страница $2a$, који се може обртати око хоризонталне осе која пролази кроз теме O , по закону $\varphi = (\sqrt{g/a})t$. Дуж дијагонале шестоугла, која полази из тачке O , урезан је жљеб унутар којег може да се креће материјална тачка M масе m . Материјална тачка M је везана опругом крутости $c = 2mg/a$, чији је други крај везан за центар C шестоугла. Материјална тачка је у почетном тренутку мировала у положају $x_0 = a$, а опруга је била ненапрегнута. Одредити реакцију жљеба на материјалну тачку M у зависности од времена.

3. Клизач K масе $3m$ може да клизи дуж хоризонталне вођице која се налази на непокретној подлози, под дејством силе интензитета F . За клизач су у тачки K зглобно везани штапови AK и BK , једнаких маса m и дужина $2L$. На штап AK делује спрег сила интензитета момента спрега M . Штапови CD и CE (једнаких маса $2m$ и дужина $2L$) су зглобно везани на својим крајевима, у тачки C . Штап CD зглобно је везан у свом средишту за средиште штапа AK , у тачки G , док му се крај D креће по глаткој хоризонталној подлози. Штап CE зглобно је везан у свом средишту за средиште штапа BK , у тачки H , док му се крај E креће по глаткој хоризонталној подлози. Зглобови C и K су везани опругом крутости c . Написати диференцијалне једначине кретања система. За генерализане координате усвојити $q_1 = x$ и $q_2 = \varphi$. У почетном тренутку систем је мировао, штапови су имали вертикалан положај, а опруга је била ненапрегнута.



Слика 3



$R = 2m, M = 64 Nm, c_1 = 12 \frac{N}{m}, c_2 = 24 \frac{N}{m} \quad \varphi(t)?$

$$E_k = \left[\frac{1}{2} m_b (R\dot{\varphi})^2 + \frac{1}{2} \frac{1}{2} m_b R^2 \dot{\varphi}^2 \right] + \left[\frac{1}{2} m_k (R\dot{\varphi})^2 \right]$$

$$= \frac{1}{2} \cdot 2 \cdot (2\dot{\varphi})^2 + \frac{1}{2} \cdot \frac{1}{2} \cdot 2 \cdot 2^2 \dot{\varphi}^2 + \frac{1}{2} \cdot 1 \cdot (2\dot{\varphi})^2$$

$E_k = 8\dot{\varphi}^2$

$\delta A(\vec{F}_{c_1}) = -c_1 R^2 \varphi d\varphi = -48\varphi d\varphi$

$\delta A(\vec{F}_{c_2}) = -c_2 R^2 \varphi d\varphi = -96\varphi d\varphi$

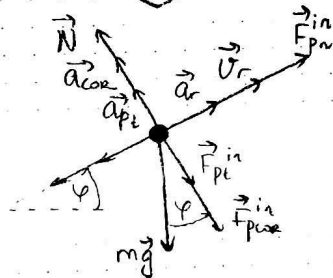
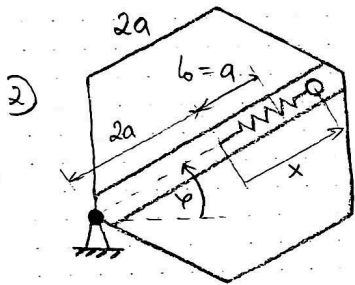
$\delta A(M) = M d\varphi = 64 d\varphi$

$\frac{dE_k}{dt} = \frac{\delta A}{dt} \Rightarrow 16\dot{\varphi}\ddot{\varphi} = -144\varphi \cdot \dot{\varphi} + 64\dot{\varphi}$

$\ddot{\varphi} + 9\varphi = 4, \quad \varphi = \varphi_h + \varphi_p = C_1 \cos 3t + C_2 \sin 3t + \frac{4}{9}$

$C_1 = -\frac{4}{9}, C_2 = 0$

$\varphi = \frac{4}{9}(1 - \cos 3t)$



$m\vec{a}_r = m\vec{g} + \vec{N} + \vec{F}_c + \vec{F}_{pi}^{in} + \vec{F}_{pe}^{in}$

(1) $m\ddot{x} = -mg \sin \varphi - \underbrace{c(x-a)}_{F_c} + \underbrace{m(2a+x) \frac{g}{a}}_{F_{pe}^{in}}$

$\dot{\varphi}^2 = \frac{g}{a}$

(2) $0 = N - mg \cos \varphi - \underbrace{2m\sqrt{\frac{g}{a}} x}_{F_{pi}^{in}}$

(1) $\Rightarrow \ddot{x} + \omega^2 x = 4g - g \sin \omega t, \quad \omega = \sqrt{\frac{g}{a}}$

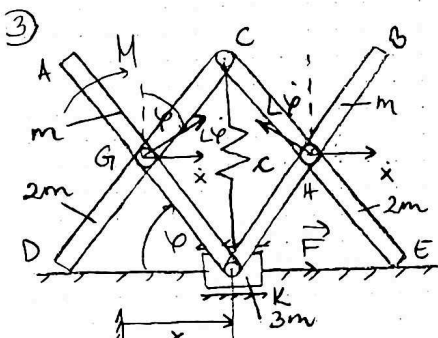
$x = x_h + x_{p1} + x_{p2}$

$x_h = C_1 \cos \omega t + C_2 \sin \omega t, \quad x_{p1} = 4a, \quad x_{p2} = \frac{1}{2} \sqrt{ga} t \cos \omega t$

$t_0 = 0 \Rightarrow x(0) = a, \quad \dot{x}(0) = 0 \Rightarrow C_1 = -3a, C_2 = -\frac{1}{2}a$

$x(t) = -3a \cos \sqrt{\frac{g}{a}} t - \frac{1}{2} a \sin \sqrt{\frac{g}{a}} t + 4a + \frac{1}{2} \sqrt{ga} t \cos \sqrt{\frac{g}{a}} t$

PEW. $\left\{ \begin{aligned} \dot{x}(t) &= 3\sqrt{ag} \sin \sqrt{\frac{g}{a}} t - \frac{1}{2} \sqrt{ag} \cos \sqrt{\frac{g}{a}} t + \frac{1}{2} \sqrt{ga} \cos \sqrt{\frac{g}{a}} t - \frac{1}{2} g t \sin \sqrt{\frac{g}{a}} t \\ N &= mg \cos \varphi + 2m\sqrt{\frac{g}{a}} \dot{x} \end{aligned} \right.$



$E_k = \frac{1}{2} 3m\dot{x}^2 + \frac{1}{2} mU_G^2 + \frac{1}{2} \frac{1}{12} m(2L)^2 \dot{\varphi}^2$
 $+ \frac{1}{2} 2mU_G^2 + \frac{1}{2} \frac{1}{12} 2m(2L)^2 \dot{\varphi}^2 + \frac{1}{2} mU_H^2 + \frac{1}{2} \frac{1}{12} m(2L)^2 \dot{\varphi}^2$
 $+ \frac{1}{2} 2mU_H^2 + \frac{1}{2} \frac{1}{12} 2m(2L)^2 \dot{\varphi}^2$

$E_k = \frac{9}{2} m\dot{x}^2 + 4mL^2 \dot{\varphi}^2$

$dy_G = dy_H \Rightarrow \delta A^G = -(2 \cdot 2mg + 2 \cdot mg) L \cos \varphi d\varphi$

$\delta A^H = -6mgL \cos \varphi d\varphi$

$\delta A(\vec{M}) = M d\varphi, \quad \delta A(\vec{F}) = F dx$

$U_G^2 = (\dot{x} + L\dot{\varphi} \sin \varphi)^2 + (L\dot{\varphi} \cos \varphi)^2$

$U_H^2 = (\dot{x} - L\dot{\varphi} \sin \varphi)^2 + (L\dot{\varphi} \cos \varphi)^2$

$E_p = \frac{1}{2} c (2L \sin \varphi - 2L)^2 \Rightarrow Q_\varphi = -4cL^2 \cos \varphi (\sin \varphi - 1)$

$9m\ddot{x} = F$

$8mL^2 \ddot{\varphi} = M - 6mgL \cos \varphi - 4cL^2 \cos \varphi (\sin \varphi - 1)$ } PEW.