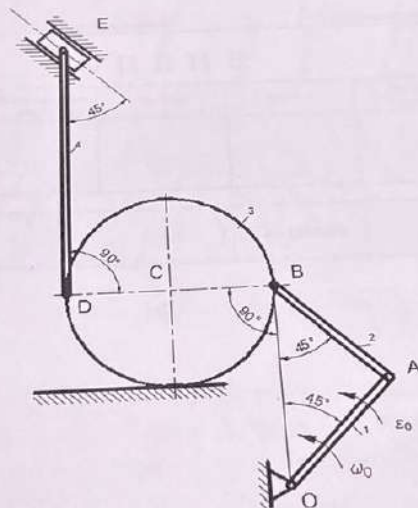


1. Tačka M kreće se saglasno konačnim jednačinama kretanja zadatim u odnosu na Dekartov desni koordinatni sistem $y_M = 2\sqrt{2} \cos(2t) + \sin(2t)$ i $x_M = 2\sqrt{2} \sin(2t) - \cos(2t)$. Odrediti:
- jednačinu linije putanje tačke i skicirati liniju putanje;
 - intenzitet brzine tačke;
 - intenzitet ubrzanja tačke;
 - jednačinu hodografa vektora brzine tačke i skicirati ga;
 - poluprečnik krivine trajektorije tačke.
2. Mehanizam prikazan na slici sastoji se od štapa 1, štapa 2, diska 3, štapa 4 klizača E. Disk 3, poluprečnika R, može da se kotrlja bez klizanja ravnoj nepokretnoj podlozi, kao na slici. Prilikom kretanja ne dolazi do odvajanja diska od podloge. Veze u tačkama O, A, B, D i E su zglobne. Ako je $\omega_{OA} = \omega_0$ i $\epsilon_{OA} = \epsilon_0 = \omega_0^2$ odrediti brzinu i ubrzanje klizača E u položaju prikazanom na slici. Date su sledeće dimenzije: $OA = R\sqrt{2}$, $AB = R\sqrt{2}$ i $DE = 2R$.



Slika uz zadatak 2

3. Materijalna tačka M, mase m , kreće se u polju sile Zemljine teže po glatkoj nepokretnoj ravni čija je jednačina u odnosu na desni Dekartov pravougli koordinatni sistem $Oxyz$ kod koga je osa Oz orijentisana vertikalno naviše data sa $x+3y+2z=12$. U početnom trenutku tačka je bila u položaju $M_0(2,2,2)$ i imala je početnu brzinu $\vec{v}_0 = \vec{i} - \vec{j} + \vec{k}$. Odrediti konačne jednačine kretanja tačke M.

oktobar 2023.

2. $\omega_{OA} = \omega_0$
 $\epsilon_{OA} = \epsilon_0 = \omega_0^2$
 $\overline{OA} = R\sqrt{2}$, $\overline{AB} = R\sqrt{2}$, $\overline{DE} = 2R$
 $\omega_E ?$ $a_E ?$

$v_A = R\sqrt{2} \cdot \omega_0$

$v_B = v_A = R\sqrt{2} \omega_0$
 $\omega_{AB} = 0$ } TRENUTNA
 TRANSLACIJA

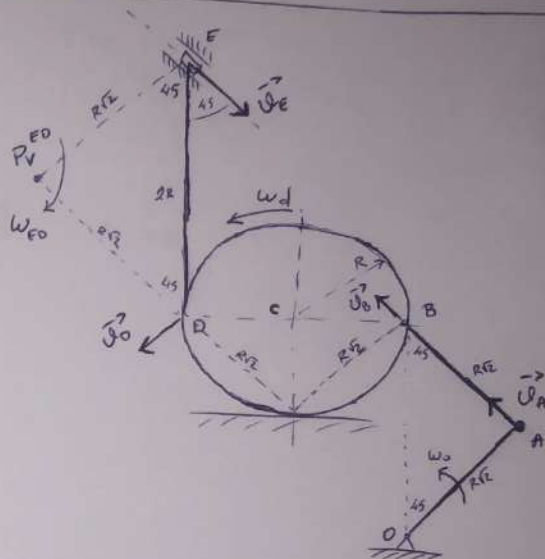
$\omega_D = \frac{v_B}{R\sqrt{2}} = \omega_0$

$v_O = \omega_D \cdot R\sqrt{2} = R\sqrt{2} \omega_0$

$\omega_{ED} = \frac{v_O}{R\sqrt{2}} = \omega_0$

$v_E = R\sqrt{2} \cdot \omega_{ED} = R\sqrt{2} \omega_0$

$v_E = R\sqrt{2} \omega_0$



$\vec{a}_A = \vec{a}_O + \vec{a}_{AA}^n + \vec{a}_{AA}^t$

$a_{AA}^n = R\sqrt{2} \cdot \omega_0^2$

$a_{AA}^t = \epsilon_0 \cdot R\sqrt{2} = R\sqrt{2} \omega_0^2$

$\vec{a}_B = \vec{a}_A + \vec{a}_{BA}^n + \vec{a}_{BA}^t$

$\vec{a}'_B = \vec{a}'_A + \vec{a}'_{BA} + \vec{a}'_{BA}^n + \vec{a}'_{BA}^t$

$a_{BA}^n = R\sqrt{2} \cdot \omega_{AB}^2 = 0$

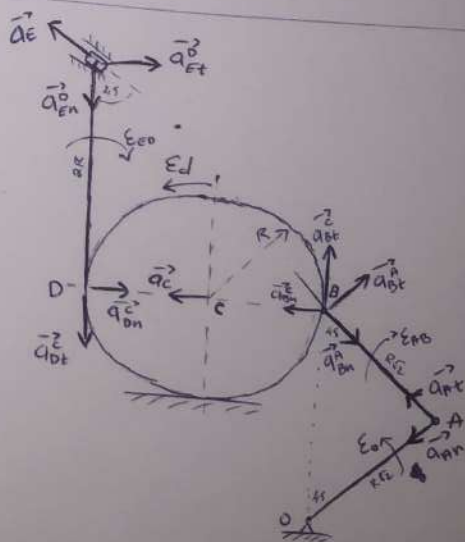
$a_{BA}^t = R\sqrt{2} \epsilon_{AB} = ?$

$x: a_{Bx} =$
 $y: a_{By} =$ } ϵ_{AB} } $\begin{cases} 2 \text{ i-uc} \\ 3 \text{ nepoznate} \end{cases}$

$\vec{a}_B = \vec{a}_C + \vec{a}_{BC}^n + \vec{a}_{BC}^t$

$\vec{a}'_C = \vec{a}'_{Cn} + \vec{a}'_{Ct}$

$a_{Ct} = a_C = R \cdot \epsilon_D$



$$\vec{a}_B = \vec{a}_c + \vec{a}_{Bn}^c + \vec{a}_{Bt}^c$$

$$a_{Bn}^c = R \omega_d^2 = R \omega_0^2$$

$$a_{Bt}^c = R \epsilon_d = ?$$

$$\vec{a}_{An}^i + \vec{a}_{At}^i + \vec{a}_{Bt}^c = \vec{a}_c + \vec{a}_{Bn}^c + \vec{a}_{Bt}^c$$

x:

y:

$$0 + a_{At} + 0 = a_c \frac{\sqrt{2}}{2} + a_{Bn}^c \frac{\sqrt{2}}{2} + a_{Bt}^c \frac{\sqrt{2}}{2}$$

$$R \sqrt{2} \omega_0^2 = R \epsilon_d \frac{\sqrt{2}}{2} + R \omega_0^2 \frac{\sqrt{2}}{2} + R \epsilon_d \frac{\sqrt{2}}{2}$$

$$\omega_0^2 = \epsilon_d + \frac{1}{2} \omega_0^2$$

$$\underline{\underline{\epsilon_d = \frac{1}{2} \omega_0^2}}$$



$$\vec{a}_D = \vec{a}_c + \vec{a}_{Dn}^c + \vec{a}_{Dt}^c$$

$$a_{Dn}^c = R \omega_d^2 = R \omega_0^2$$

$$a_{Dt}^c = R \epsilon_d = \frac{1}{2} R \omega_0^2$$

$$\vec{a}_E = \vec{a}_D + \vec{a}_{En}^D + \vec{a}_{Et}^D$$

$$\vec{a}_E = \vec{a}_c + \vec{a}_{Dn}^c + \vec{a}_{Dt}^c + \vec{a}_{En}^D + \vec{a}_{Et}^D$$

$$a_{En}^D = 2R \omega_{ED}^2 = 2R \omega_0^2$$

$$a_{Et}^D = 2R \epsilon_{ED} = ?$$

x:

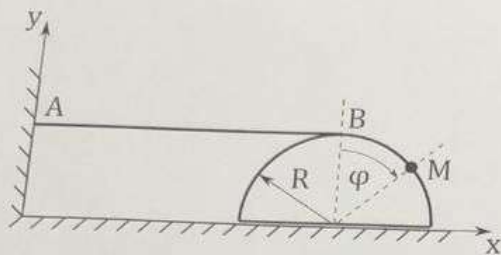
$$y: a_E \frac{\sqrt{2}}{2} = 0 + 0 - a_{Dt}^c - a_{En}^D + 0$$

$$a_E \frac{\sqrt{2}}{2} = -\frac{1}{2} R \omega_0^2 - 2R \omega_0^2 = -\frac{5}{2} R \omega_0^2 \quad / \cdot \sqrt{2}$$

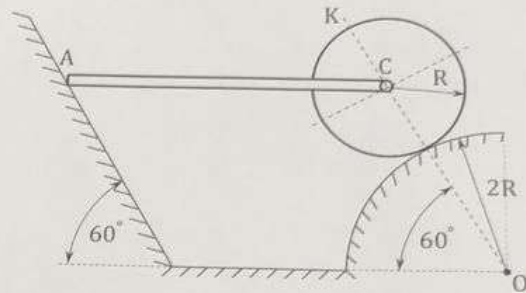
$$\boxed{a_E = -\frac{5\sqrt{2}}{2} R \omega_0^2}$$

1. Преко полуцилиндра полупречника R пребачена је неистегљива нит која је везана за непокретну тачку A , тако да је њен део AB паралелан са осом Ox , као што је приказано на Сл. 1. За други крај нити везана је тачка M . Полуцилиндар се креће по непокретној подлози брзином константног интензитета V_0 , правца и смера осе Ox . Тачка M креће се по површи полуцилиндра у равни управној на раван изводнице полуцилиндра. У почетном тренутку тачка M је лежала на оси Ox . Одредити:
- интензитета брзине и убрзања тачке M у функцији угла φ задатог на Сл. 1, као и
 - полупречник кривине трајекторије у функцији угла φ задатог на Сл. 1.

2. Крај A штапа AC (дужине $4R$) може да клизи по стрмој равни пагибног угла од 60° , док је други крај C зглобно везан за центар диска полупречника R , који се убрзано котрља без клизања низ спољашњу површ непокретног цилиндра полупречника $2R$. Ако је брзина тачке K у положају приказаном на слици $V_K = 2V_0$, а убрзање $a_K = \frac{5V_0^2}{3R}$, одредити брзину тачке A на крају штапа, као и угаоне брзине и угаона убрзања штапа и диска.

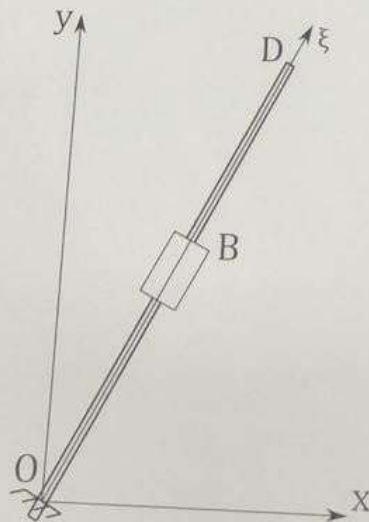


Слика 1



Слика 2

3. По глаткој вези OD која је задата једначином $y = 2x$, може да се креће клизач B масе m . На клизач делује и сила $\vec{F} = -\frac{4mg}{R}x\vec{i}$. У почетном тренутку клизач B је био у тачки O и започео кретање брзином $V_0 = \frac{5}{4}gR$. Одредити коначну једначину кретања клизача $\xi = \xi(t)$. Колика је реакција клизача B у највишој тачки коју достигне?



Слика 3

September 2023.

2. $\overline{AC} = 4R$

$v_k = 2v_0, \quad a_k = \frac{5v_0^2}{3R}$

$v_A?$ $\omega_d?$ $\omega_{AC}?$ $\epsilon_d?$ $\epsilon_{AC}?$

$\omega_d = \frac{v_k}{2R} = \frac{2v_0}{2R} = \frac{v_0}{R}$

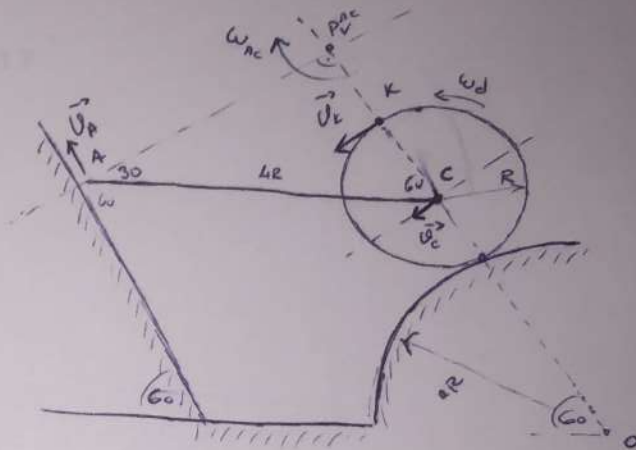
$v_c = R\omega_d = v_0$

$\omega_{AC} = \frac{v_c}{CP_{AC}} = \frac{v_0}{4R \sin 30} = \frac{v_0}{2R}$

$v_A = \omega_{AC} \cdot \overline{AP_{AC}} = \frac{v_0}{2R} \cdot 4R \sin 60$

$v_A = \frac{v_0}{2} \cdot 4 \cdot \frac{\sqrt{3}}{2}$

$v_A = v_0 \sqrt{3}$



$\vec{a}_k = \vec{a}_c + \vec{a}_{kcn}^c + \vec{a}_{kt}^c$

$\vec{a}_c = \vec{a}_{cn} + \vec{a}_{ct}$

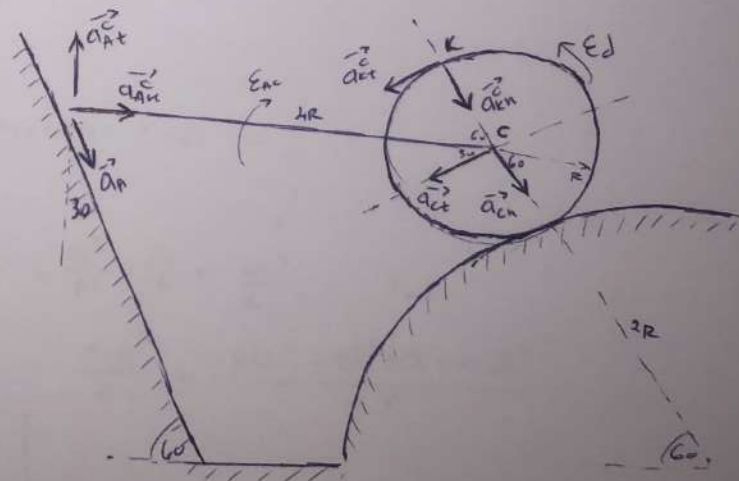
$a_{cn} = \frac{v_c^2}{3R} = \frac{v_0^2}{3R}$

$a_{ct} = R \cdot \epsilon_d = ?$

$\vec{a}_k = \vec{a}_{cn} + \vec{a}_{ct} + \vec{a}_{kcn}^c + \vec{a}_{kt}^c$

$a_{kcn}^c = R \cdot \omega_d^2 = \frac{v_0^2}{R}$

$a_{kt}^c = R \epsilon_d = ?$

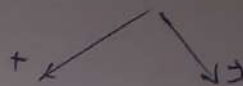


$x: a_{kx} = - \frac{\epsilon_d}{2} \quad \left\{ \begin{array}{l} 2 \text{ i-ne} + a_k = \sqrt{a_{kx}^2 + a_{ky}^2} = \frac{5v_0^2}{3R} \rightarrow 3 \text{ i-ne} \\ 3 \text{ nepotnote} \end{array} \right.$

$y: a_{ky} = - \frac{\epsilon_d}{3}$

$$x: a_{kx} = a_{kt}^c + a_{ct} = R E_d + R E_d = 2 R E_d$$

$$y: a_{ky} = a_{kn}^c + a_{cn} = \frac{v_0^2}{R} + \frac{v_0^2}{3R} = \frac{4 v_0^2}{3R}$$



$$a_k = \sqrt{a_{kx}^2 + a_{ky}^2} \quad /^2$$

$$\left(\frac{5v_0^2}{3R}\right)^2 = (2R E_d)^2 + \left(\frac{4v_0^2}{3R}\right)^2$$

$$\frac{25 v_0^4}{9 R^2} = 4 R^2 E_d^2 + \frac{16 v_0^4}{9 R^2} \quad / \cdot 9 R^2$$

$$36 R^4 E_d^2 = 9 v_0^4$$

$$E_d^2 = \frac{9}{36} \frac{v_0^4}{R^4} = \frac{1}{4} \frac{v_0^4}{R^4}$$

$$\underline{\underline{E_d = \frac{1}{2} \frac{v_0^2}{R^2}}}$$

$$\bar{a}_A = \bar{a}_{Ac} + \bar{a}_{An}^c + \bar{a}_{At}^c$$

$$\bar{a}_A = \bar{a}_{cn}^c + \bar{a}_{ct}^c + \bar{a}_{An}^c + \bar{a}_{At}^c$$

$$a_{An}^c = 4R \cdot \omega_{Ac}^2 = 4R \cdot \frac{v_0^2}{4R^2} = \frac{v_0^2}{R}$$

$$a_{At}^c = 4R \cdot \epsilon_{Ac} = ?$$

$$x: a_A \sin 30 = a_{cn} \omega_{Ac} - a_{ct} \omega_{Ac} + a_{An}^c + 0$$

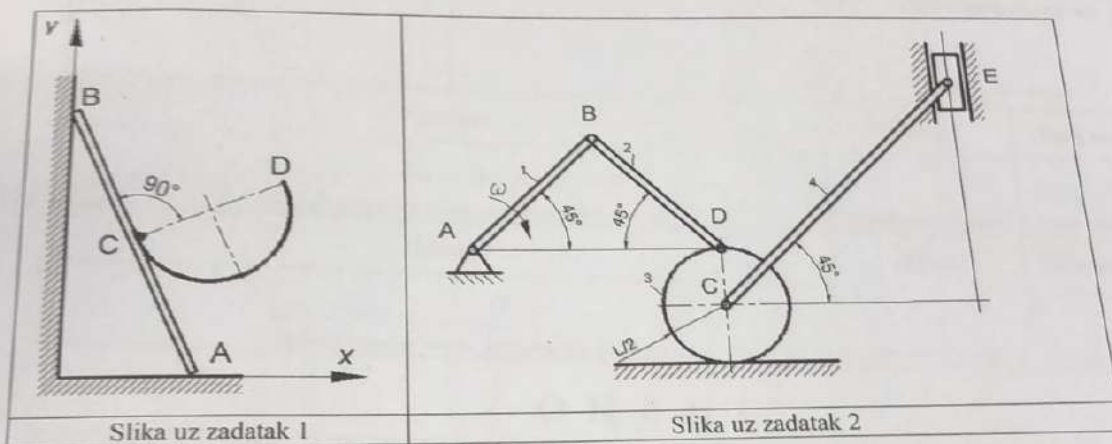
y:

$$a_A \cdot \frac{1}{2} = \frac{v_0^2}{3R} \cdot \frac{1}{2} - R \cdot \frac{1}{2} \frac{v_0^2}{R^2} \cdot \frac{\sqrt{3}}{2} + \frac{v_0^2}{R} \quad / \cdot 2$$

$$a_A = \frac{v_0^2}{3R} - \frac{v_0^2 \sqrt{3}}{2R} + \frac{2v_0^2}{R} = \frac{2v_0^2 - v_0^2 3\sqrt{3} + 12v_0^2}{6R}$$

$$\underline{\underline{a_A = \frac{14 - 3\sqrt{3}}{6} \frac{v_0^2}{R}}}$$

1. Tačka A rama prikazanog na slici kreće se po zakonu $x_A = 2L \cos(2t)$. Ako je $AC = CB = CD = L$ [m] odrediti jednačinu linije putanje tačke D, intenzitete brzine i ubrzanja i poluprečnik krivine trajektorije tačke D u trenutku $t_1 = \pi/4$ [s]. Prilikom kretanja tačke A i B su neprekidno u kontaktu sa podlogom.



2. Štap 1 obrće se konstantnom ugaonom brzinom intenziteta ω . Ako su veze u tačkama A, B, D, C i E zglobne i dužina $AB = BD = L\sqrt{2}$ i $CE = 2L\sqrt{2}$ odrediti brzinu i ubrzanje klizača E u položaju prikazanom na slici. Disk 3 može da se kotrlja bez klizanja po nepokretnoj podlozi kao na slici.
3. U tački A(1,2,8) nalazi se nepokretan centar privlačenja materijalne tačke M, mase m, dok je u tački B (0,5,1,4) nepokretni centar odbijanja tačke M koja se kreće u polju sile Zemljine teže. Sila privlačenja ka centru A je proporcionalna rastojanju tačke od centra privlačenja sa koeficijentom privlačenja mk^2 , dok je sila odbijanja od centra B proporcionalna rastojanju sa koeficijentom $2mk^2$. Ako je u početnom trenutku tačka M mirovala u tački sa koordinatama (2,3,0) odrediti konačne jednačine kretanja tačke M. Koordinate tačaka zadate su u odnosu na desno orijentisan Dekartov pravougli koordinatni sistem Oxyz kod koga je osa Oz orijentisana vertikalno naviše.

Ispit traje 2 sata.

Srećan rad!

jun 2023

2. $w_{AB} = w = \text{const.}$

$\overline{AB} = \overline{BD} = L\sqrt{2}$

$\overline{CE} = 2L\sqrt{2}$

$w_C? \quad a_E?$

$v_B = L\sqrt{2} w$

$w_{BD} = \frac{v_B}{L\sqrt{2}} = w$

$v_D = 2L \cdot w_{BD} = 2Lw$

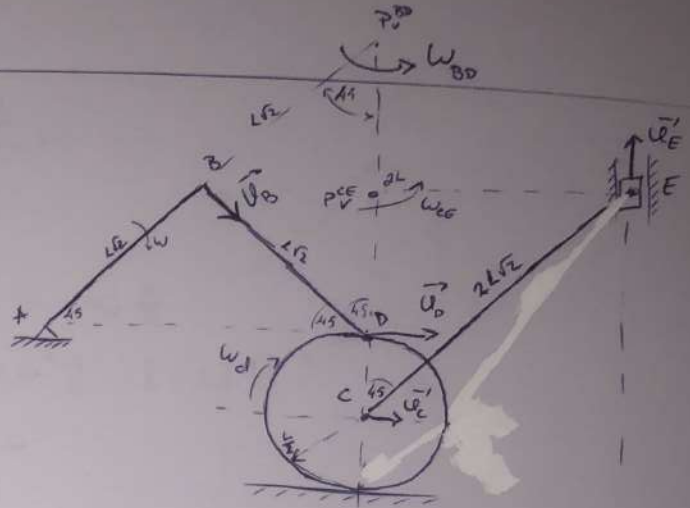
$w_d = \frac{v_D}{L} = 2w$

$w_C = \frac{1}{2} w_d = Lw$

$w_{CE} = \frac{w_C}{2L} = \frac{w}{2}$

$w_E = w_{CE} \cdot 2L = Lw$

$w_E = Lw$



$\vec{a}_B^1 = \vec{a}_A^1 + a_{BA}^{(1)} + a_{BA}^{(2)}$

$a_{BA}^{(1)} = L\sqrt{2} w^2$

$a_{BA}^{(2)} = L\sqrt{2} \cdot \epsilon_{AB} = 0$

$\vec{a}_B^1 = \vec{a}_B^1 + \vec{a}_{BD}^1 + \vec{a}_{BD}^2$

$\vec{a}_D^1 = \vec{a}_{BD}^1 + \vec{a}_{BD}^2 + \vec{a}_{DE}^1$

$a_{BD}^1 = L\sqrt{2} w_{BD}^2 = L\sqrt{2} w^2$

$a_{BD}^2 = L\sqrt{2} \epsilon_{BD} = ?$

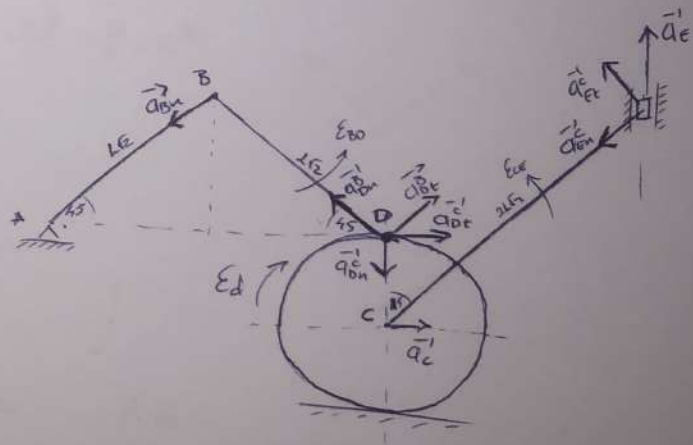
$x: a_{Dx} = -\epsilon_{BD}$
 $y: a_{Dy} = -\epsilon_{BD}$ } 2 i-nr
 3 wegpunkte

$\vec{a}_B^1 = \vec{a}_C^1 + \vec{a}_{BC}^1 + \vec{a}_{BC}^2$

$\vec{a}_C^1 = \vec{a}_{CE}^1 + \vec{a}_{CE}^2$

$a_{CE}^1 = 0$

$a_{CE}^2 = a_C = \frac{1}{2} \epsilon_d = \frac{1}{2} L \epsilon_d = ?$



$$\underline{\bar{a}_D = \bar{a}_c + \bar{a}_{Dn}^c + \bar{a}_{Dt}^c}$$

$$a_{Dn}^c = \frac{1}{2} \cdot \omega_d^2 = 2L\omega^2$$

$$a_{Dt}^c = \frac{1}{2} \varepsilon_d = \frac{1}{2} L \varepsilon_d = ?$$

$$\underline{\bar{a}_{Dn}^{-1} + \bar{a}_{Dn}^c + \bar{a}_{Dt}^{-1} = \bar{a}_c^{-1} + \bar{a}_{Dn}^c + \bar{a}_{Dt}^c}$$

x:

$$y: \quad 0 + a_{Dn}^c + 0 = -a_c \frac{\sqrt{2}}{2} - a_{Dn}^c \frac{\sqrt{2}}{2} - a_{Dt}^c \frac{\sqrt{2}}{2}$$

$$L\sqrt{2}\omega^2 = -\frac{1}{2}L\varepsilon_d \frac{\sqrt{2}}{2} - 2L\omega^2 \frac{\sqrt{2}}{2} - \frac{1}{2}L\varepsilon_d \frac{\sqrt{2}}{2} \quad / \cdot \sqrt{2}$$

$$2L\omega^2 = -L\varepsilon_d - 2L\omega^2$$

$$L\varepsilon_d = 4L\omega^2$$

$$\underline{\underline{\varepsilon_d = 4\omega^2}}$$



$$\underline{\bar{a}_E = \bar{a}_c + \bar{a}_{En}^c + \bar{a}_{Et}^c}$$

$$a_{En}^c = 2L\sqrt{2} \cdot \omega_{ce}^2 = 2L\sqrt{2} \cdot \frac{\omega^2}{4} = \frac{\sqrt{2}}{2} L\omega^2$$

$$a_{Et}^c = 2L\sqrt{2} \cdot \varepsilon_{ce} = ?$$



$$x: \quad a_E \frac{\sqrt{2}}{2} = +a_c \frac{\sqrt{2}}{2} - a_{En}^c + 0$$

y:

$$a_E \frac{\sqrt{2}}{2} = \frac{1}{2}L4\omega^2 \frac{\sqrt{2}}{2} - \frac{\sqrt{2}}{2}L\omega^2 \quad / \cdot \sqrt{2}$$

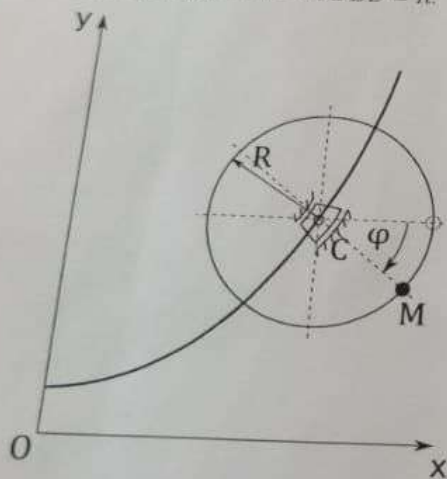
$$a_E = 2L\omega^2 - L\omega^2$$

$$\boxed{a_E = L\omega^2}$$

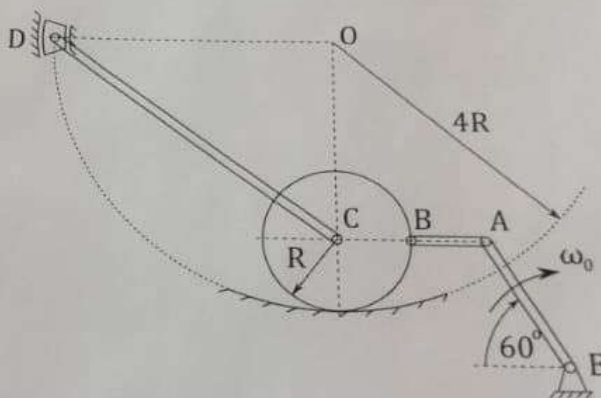
1. Клизач C креће се у равни Oxy дуж вођица које имају облик $y = e^x$ [m]. Пројекција убрзања клизача на осу Ox је $\ddot{x}_C = 2 \frac{m}{s^2}$. Клизач C је зглобно везан за центар диска полупречника $R = \frac{1}{2}$ [m]. Диск може да се обрће око осе која пролази кроз његов центар C , а управна је на равни Oxy , по закону $\varphi = \pi t$ [rad]. У почетном тренутку клизач је мировао на оси Oy . На оси диска, која је у почетном тренутку била паралелна са осом Ox , круто је везана тачка M , као што је приказано на Сл. 1. Одредити:

- коначне једначине кретања тачке M ,
- интензитет брзине тачке M у тренутку $t_1 = 1$ s,
- интензитет убрзања тачке M у тренутку $t_1 = 1$ s,
- полупречник кривине трајекторије тачке M у тренутку $t_1 = 1$ s.

2. Штап AB може да се обрће константном угаоном брзином ω_0 око осе која пролази кроз непокретни ослонац A . Штап BD је једним крајем зглобно везан за штап AB , а другим за диск (полупречника R), који може да се котрља по унутрашњости цилиндричне површи полупречника $4R$ са центром у тачки O . За центар диска зглобно је везан и штап CK , чији други крај је везан за клизач K . Клизач K може да се креће по кружној вођици полупречника $4R$ са центром у тачки O . Одредити брзину и убрзање клизача K , као и угаону брзину и угаоно убрзање диска у положају приказаном на Сл. 2. Познато је да је $AB = 2R$ и $BD = R$.

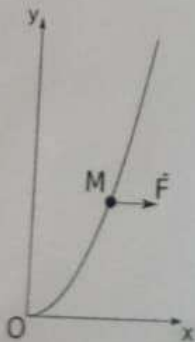


Слика 1



Слика 2

3. Тачка M масе $m = 4$ kg креће се по параболи $y = \frac{1}{4}x^2$ [m] у вертикалној равни, при чему на тачку делује и сила \vec{F} , константног правца и смера приказаног на Сл. 3. Уколико је брзина тачке $V = 2\sqrt{g} \frac{m}{s}$ (g је гравитационо убрзање), одредити реакцију везе у положају у коме је полупречник кривине трајекторије тачке $R_k = 4\sqrt{2}$ m.



Слика 3

februar 2023.

② $\omega_0 = \text{const.}$

$\omega_k?$ $a_k?$ $\omega_d?$ $E_d?$

$\overline{AB} = 2R, \quad \overline{BD} = R$

$U_B = 2R\omega_0$

$\frac{R}{\sin 75} = \frac{\overline{BP}_V^{BD}}{\sin 45} = \frac{\overline{DP}_V^{BD}}{\sin 60}$

$\overline{BP}_V^{BD} = \frac{R \sin 45}{\sin(30+45)} = \frac{R \frac{\sqrt{2}}{2}}{\sin 75}$

$\overline{BP}_V^{BD} = \frac{R \frac{\sqrt{2}}{2}}{\frac{\sqrt{2}}{4} + \frac{\sqrt{2}\sqrt{3}}{4}} = \frac{R \sqrt{2}}{2\sqrt{2}(1+\sqrt{3})} = \frac{R}{1+\sqrt{3}}$

$\overline{DP}_V^{BD} = \frac{R \sin 60}{R \sin 75} = \frac{R \frac{\sqrt{3}}{2}}{\frac{\sqrt{2}}{4} + \frac{\sqrt{2}\sqrt{3}}{4}} = \frac{R\sqrt{3}-4}{2(1+\sqrt{3})} = \frac{2R\sqrt{6}}{1+\sqrt{3}}$

$\omega_{BD} = \frac{U_B}{\overline{BP}_V^{BD}} = \frac{2R\omega_0}{\frac{R}{1+\sqrt{3}}} = (1+\sqrt{3})\omega_0$

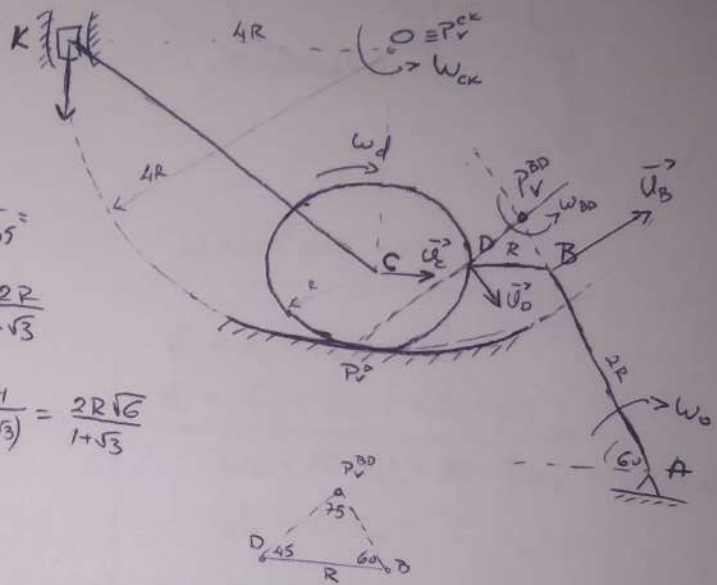
$U_D = \overline{DP}_V^{BD} \cdot \omega_{BD} = \frac{2R\sqrt{6}}{1+\sqrt{3}} \cdot (1+\sqrt{3})\omega_0 = 2R\sqrt{6}\omega_0$

$\omega_d = \frac{U_D}{R\sqrt{2}} = \frac{2R\sqrt{6}\omega_0}{R\sqrt{2}} = 2\sqrt{3}\omega_0$

$U_c = \omega_d \cdot R = 2R\sqrt{3}\omega_0$

$\omega_{ck} = \frac{U_c}{3R} = \frac{2R\sqrt{3}\omega_0}{3R} = \frac{2\sqrt{3}}{3}\omega_0$

$U_k = \omega_{ck} \cdot 4R = \frac{8\sqrt{3}}{3}R\omega_0$



$\omega_d = 2\sqrt{3}\omega_0$

$U_k = \frac{8\sqrt{3}}{3}R\omega_0$

$$\vec{a}_B = \vec{a}_A + \vec{a}_{Bn} + \vec{a}_{Bt}$$

$$a_{Bn} = 2R\omega_0^2$$

$$a_{Bt} = 2R\epsilon_0 = 0$$

$$\vec{a}'_D = \vec{a}'_B + \vec{a}'_{Dn} + \vec{a}'_{Dt}$$

$$\vec{a}'_B = \vec{a}'_{Bn} + \vec{a}'_{Bt} + \vec{a}'_{Dt}$$

$$a'_{Dn} = R\omega_{BD}^2 = R \cdot (11\sqrt{3})^2 \omega_0^2$$

$$a'_{Dt} = R\epsilon_{BD} = ?$$

$$\begin{matrix} x: & a_{Dx}: & & \\ y: & a_{Dy}: & \epsilon_{BD} & \end{matrix} \left. \begin{matrix} 2 \text{ i-ne} \\ 3 \text{ nep.} \end{matrix} \right\}$$

$$\vec{a}'_D = \vec{a}'_C + \vec{a}'_{Dn} + \vec{a}'_{Dt}$$

$$\vec{a}'_C = \vec{a}'_{cn} + \vec{a}'_{ct}$$

$$a_{cn} = \frac{\omega_c^2}{R_c} = \frac{12R^2\omega_0^2}{3R} = 4R\omega_0^2$$

$$a_{ct} = R\epsilon_d = ?$$

$$\vec{a}'_D = \vec{a}'_{cn} + \vec{a}'_{ct} + \vec{a}'_{Dn} + \vec{a}'_{Dt}$$

$$a'_{Dn} = R\omega_d^2 = 12R\omega_0^2$$

$$a'_{Dt} = R\epsilon_d = ?$$

$$\vec{a}'_{Bn} + \vec{a}'_{Dn} + \vec{a}'_{Dt} = \vec{a}'_{cn} + \vec{a}'_{ct} + \vec{a}'_{Dn} + \vec{a}'_{Dt}$$

$$x: a_{Bn} \sin 30 + a_{Dn} + 0 = 0 + a_{ct} - a_{Bn} + 0$$

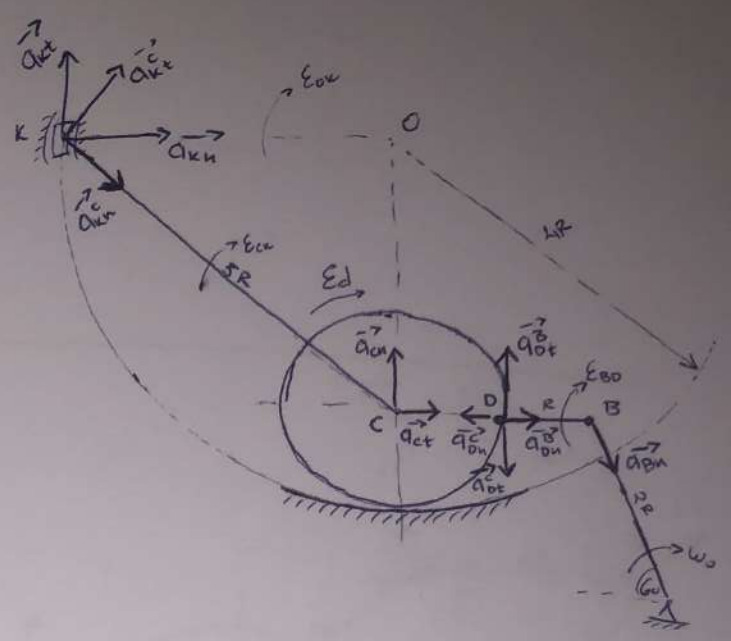
y:

$$2R\omega_0^2 \cdot \frac{1}{2} + R(11\sqrt{3})^2\omega_0^2 = R\epsilon_d - 12R\omega_0^2$$

$$R\omega_0^2 + R\omega_0^2 + 2\sqrt{3}R\omega_0^2 + 3R\omega_0^2 = R\epsilon_d - 12R\omega_0^2 \quad | :R$$

$$5\omega_0^2 + 2\sqrt{3}\omega_0^2 + 12\omega_0^2 = \epsilon_d$$

$$\epsilon_d = (17 + 2\sqrt{3})\omega_0^2$$



$$CK = \sqrt{(4R)^2 + (3R)^2} = 5R$$

$$\vec{a}'_K = \vec{a}'_C + \vec{a}'_{Kn} + \vec{a}'_{Kt}$$

$$\vec{a}'_K = \vec{a}'_{cn} + \vec{a}'_{ct} + \vec{a}'_{Kn} + \vec{a}'_{Kt}$$

$$a_{Kn} = 5R\omega_{ck}^2 = 5R \cdot \frac{4}{9}\omega_0^2 = \frac{20}{9}R\omega_0^2$$

$$a_{Kt} = 5R\epsilon_{cx} = ?$$

$$\begin{matrix} x: & a_{Kx} = & & \\ y: & a_{Ky} = & \epsilon_{cx} & \end{matrix} \left. \begin{matrix} 2 \text{ i-ne} \\ 3 \text{ nep.} \end{matrix} \right\}$$

$$\vec{a}'_K = \vec{a}'_{Kn} + \vec{a}'_{Kt}$$

$$a_{Kn} = \frac{\omega_k^2}{R_k} = \frac{\frac{64}{3}R^2\omega_0^2}{4R} = \frac{16}{3}R\omega_0^2$$

$$a_{Kt} = 4R\epsilon_{cx}$$

$$\vec{a}'_{cn} + \vec{a}'_{ct} + \vec{a}'_{Kn} + \vec{a}'_{Kt} = \vec{a}'_{Kn} + \vec{a}'_{Kt}$$

$$x: \dots \Rightarrow \text{nodemo } \epsilon_{cx}$$

$$y: \dots \Rightarrow \text{nodemo } \epsilon_{cx}$$

$$\text{imowo } \epsilon_{cx} \Rightarrow a_{Kn} = \frac{16}{3}R\omega_0^2$$

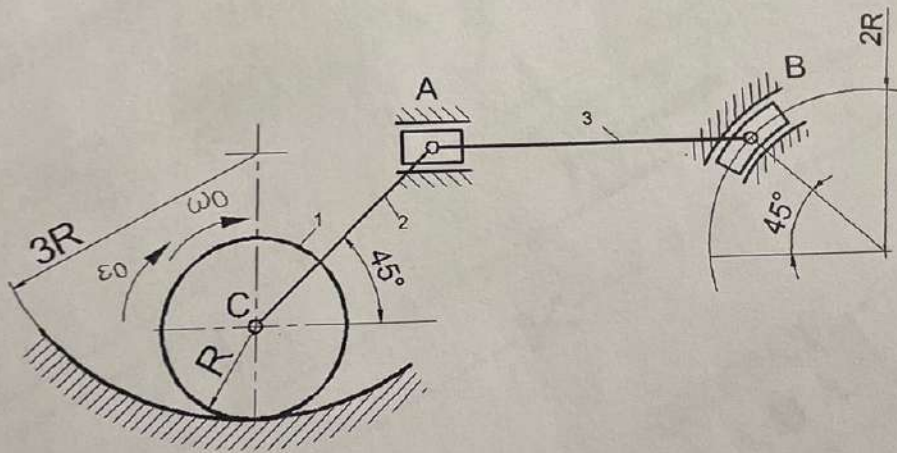
$$a_{Kt} = 4R\epsilon_{cx} = \dots$$

$$\Rightarrow a_K = \sqrt{a_{Kn}^2 + a_{Kt}^2} = \dots$$

Mehanika 2, G1, januar

1. Tačka M kreće se tako da su joj projekcije ubrzanja $\ddot{x} = -\sin(kt)$ i $\ddot{y} = -\cos(kt)$, u odnosu na ose nepokretnog pravouglog Dekartovog koordinatnog sistema Oxy , gde je t vreme u sekundama, a k poznata pozitivna realna konstanta. Ako je tačka započela kretanje iz položaja $(0, 1/k^2)$ početnom brzinom $\vec{v}_0 = \frac{1}{k}\vec{i} + 0\vec{j}$ odrediti liniju putanje tačke i poluprečnik krivine trajektorije tačke u trenutku $t = \pi$. Sve veličine su date u osnovnim jedinicama SI sistema. Dato je $k=1/2$.

2. Disk 1 kotrlja se bez klizanja po glatkoj nepokretnoj podlozi i zglobno je vezan u tački C sa štapom AC. U tački A je klizač A koji može da se kreće duž vodica kao na slici. U tački B štap je zglobno vezan sa klizačem koji može da se kreće po kružnim vodicama kao na slici. Odrediti brzinu i ubrzanje klizača B u položaju prikazanom na slici ako je $AC=AB=2R$. U posmatranom položaju disk ima ugaonu brzinu intenziteta ω_0 i ugaono ubrzanje $\varepsilon_0 = \omega_0^2$.



Slika uz zadatak 2

3. Materijalna tačka M, mase m kreće se u polju sile Zemljine teže duž glatke stacionarne ravni čija je jednačina u odnosu na Dekartov pravougaoni koordinatni sistem $Oxyz$ gde je osa Oz orijentisana vertikalno naviše data kao $2x + y + 2z = 6$. U početnom trenutku tačka je bila u položaju $M_0(0,2,2)$ i imala je početnu brzinu $\vec{v}_0 = 2\vec{i} - 2\vec{k}$. Odrediti konačne jednačine kretanja tačke M.

januar 2023

2) $\vec{AC} = \vec{AB} = 2R$

$v_B ? \quad a_B ?$

$\omega_0, \quad \epsilon_0 = \omega_0^2$

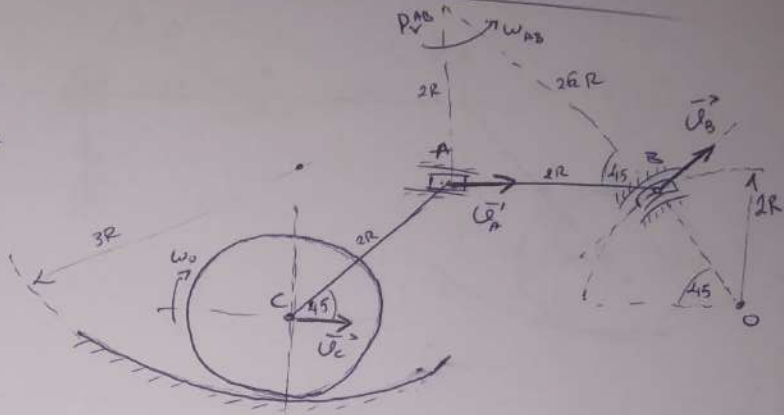
$v_C = R\omega_0$

$v_A = v_C = R\omega_0$
 $\omega_{AC} = 0$ } TRENUTNA TRANSLACIJA

$\omega_{AB} = \frac{v_A}{2R} = \frac{1}{2} \omega_0$

$v_B = 2\sqrt{2} R \cdot \omega_{AB} = R\sqrt{2} \omega_0$

$v_B = R\sqrt{2} \omega_0$



$\vec{a}_C = \vec{a}_{Cn} + \vec{a}_{Ct}$

$a_{Cn} = \frac{v_C^2}{r_c} = \frac{R^2 \omega_0^2}{2R} = \frac{1}{2} R \omega_0^2$

$a_{Ct} = R \epsilon_0 = R \omega_0^2$

$\vec{a}_A = \vec{a}_C + \vec{a}_{An}^C + \vec{a}_{At}^C$

$\vec{a}_A = \vec{a}_{Cn} + \vec{a}_{Ct} + \vec{a}_{An}^C + \vec{a}_{At}^C$

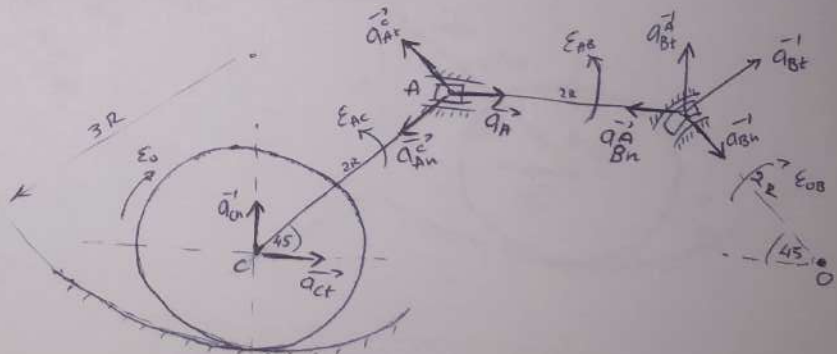
$a_{An}^C = 2R \omega_{AC} = 0$

$a_{At}^C = 2R \epsilon_{AC} = ?$

x: $a_A \frac{\sqrt{2}}{2} = a_{Cn} \frac{\sqrt{2}}{2} + a_{Ct} \frac{\sqrt{2}}{2} + 0 + 0 \quad /: \frac{\sqrt{2}}{2}$

y:

$a_A = \frac{1}{2} R \omega_0^2 + R \omega_0^2 = \frac{3}{2} R \omega_0^2$



$\vec{a}_B = \vec{a}_{Bn} + \vec{a}_{Bt}$

$a_{Bn} = \frac{v_B^2}{r_B} = \frac{2R^2 \omega_0^2}{2R} = R \omega_0^2$

$a_{Bt} = 2R \epsilon_{0B} = ?$

$\vec{a}_A + \vec{a}_{Bn}^A + \vec{a}_{Bt}^A = \vec{a}_{Bn} + \vec{a}_{Bt}$

x: $\Rightarrow \epsilon_{0B} = -$

y: (ovo preskazuje)

iznovo $\epsilon_{0B} \Rightarrow a_{Bn} = R \omega_0^2$

$a_{Bt} = 2R \epsilon_{0B} = \dots$

$a_B = \sqrt{a_{Bn}^2 + a_{Bt}^2} = \dots$

$\vec{a}_B = \vec{a}_A + \vec{a}_{Bn}^A + \vec{a}_{Bt}^A$

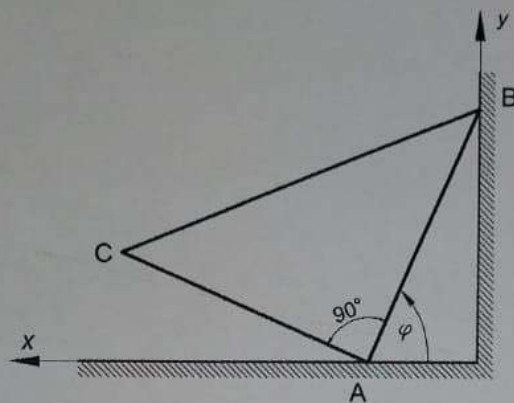
$a_{Bn}^A = 2R \omega_{AB}^2 = \frac{1}{2} R \omega_0^2$

$a_{Bt}^A = 2R \epsilon_{AB} = ?$

x: $a_{Bx} = \dots$ } 2 i-ve

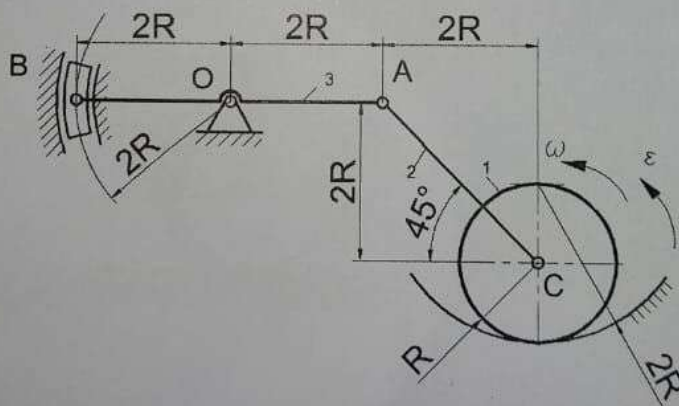
y: $a_{By} = \dots$ } 3 nep.

1. Ploča ABC oblika pravouglog trougla može da se kreće kao na slici po zakonu $\varphi = 2t$, pri čemu su tačke A i B neprekidno u kontaktu sa podlogom. Ako je $AB=AC=l$ odrediti konačne jednačine kretanja tačke C, njenu liniju putanje, kao i brzinu, ubrzanje i poluprečnik krivine trajektorije u trenutku $t_1=\pi/4$. Sve veličine zadate su u osnovnim jedinicama SI sistema.



Slika uz zadatak 1

2. Mehanizam prikazan na slici sastoji se od diska 1, poluge 2 i poluge 3, kao i klizača B. Disk 1 može da se kotrlja bez klizanja po nepokretnom cilindru poluprečnika $2R$, kao na slici. Veze u tačkama A, B, O i C su zglobove. Ako je $\omega = \omega_0$ $\varepsilon = \omega_0^2$ odrediti brzinu i ubrzanje klizača B u položaju prikazanom na slici.



Slika uz zadatak 2

3. Materijalna tačka M, mase m , kreće se u polju sile Zemljine teže po glatkoj nepokretnoj ravni čija je jednačina u odnosu na desni Dekartov pravougli koordinatni sistem $Oxyz$ kod koga je osa Oz orijentisana vertikalno naviše data sa $2x+y+3z=10$. U početnom trenutku tačka je bila u položaju $M_0(2,3,1)$ i imala je početnu brzinu $\vec{v}_0 = 3\vec{i} - 2\vec{k}$. Odrediti konačne jednačine kretanja tačke M.

October 2022.

② $\omega = \omega_0$, $\epsilon = \omega_0^2$

U_B ? a_B ?

$U_C = R\omega_0$

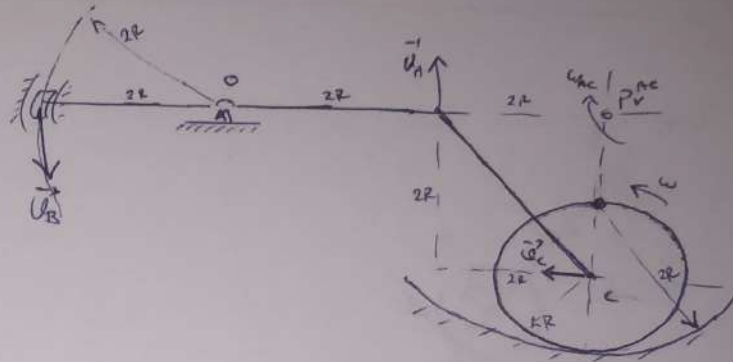
$\omega_{AC} = \frac{U_C}{2R} = \frac{1}{2}\omega_0$

$U_A = 2R\omega_{AC} = R\omega_0$

$\omega_{AB} = \frac{U_A}{2R} = \frac{1}{2}\omega_0$

$U_B = 2R\omega_{AB} = R\omega_0$

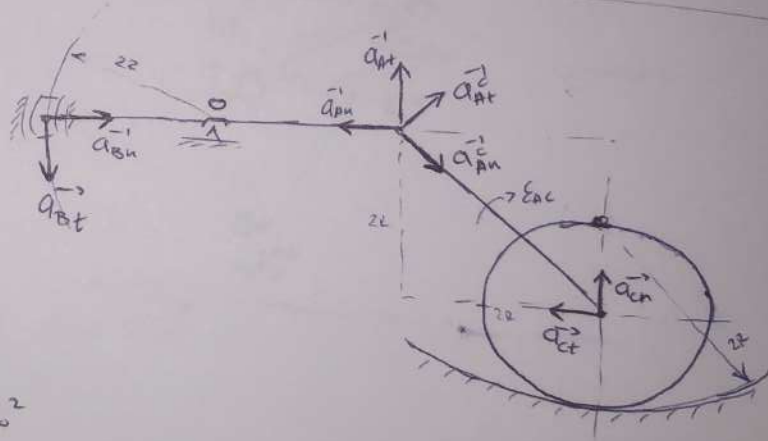
$U_B = R\omega_0$



$\vec{a}_C = \vec{a}_{Cn} + \vec{a}_{Ct}$

$a_{Cn} = \frac{U_C^2}{R_C} = \frac{R^2\omega_0^2}{R} = R\omega_0^2$

$a_{Ct} = R\epsilon_d = R\omega_0^2$



$\vec{a}_A = \vec{a}_C + \vec{a}_{An} + \vec{a}_{At}$

$\vec{a}_A = \vec{a}_{Cn} + \vec{a}_{Ct} + \vec{a}_{An} + \vec{a}_{At}$

$a_{An} = 2\sqrt{2}R\omega_{AC}^2 = \frac{\sqrt{2}}{2}R\omega_0^2$

$a_{At} = 2\sqrt{2}R\epsilon_{AC} = ?$

x: $a_{Ax} = \dots$
y: $a_{Ay} = \dots$

$\vec{a}_A = \vec{a}_0 + \vec{a}_{An} + \vec{a}_{At}$

$a_{An} = 2R\omega_{AB}^2 = \frac{1}{2}R\omega_0^2$

$a_{At} = 2R\epsilon_{AB} = ?$

$\vec{a}_{Cn} + \vec{a}_{Ct} + \vec{a}_{An} + \vec{a}_{At} = \vec{a}_{An} + \vec{a}_{At}$

x: $-a_{Cn}\frac{\sqrt{2}}{2} - a_{Ct}\frac{\sqrt{2}}{2} + a_{An} = 0 = -a_{An}\frac{\sqrt{2}}{2} - a_{At}\frac{\sqrt{2}}{2}$

y:

$-R\omega_0^2\frac{\sqrt{2}}{2} - R\omega_0^2\frac{\sqrt{2}}{2} + R\omega_0^2\frac{\sqrt{2}}{2} = -R\omega_0^2\frac{\sqrt{2}}{4} - 2R\epsilon_{AB}\frac{\sqrt{2}}{2}$

$-\omega_0^2 - \omega_0^2 + \omega_0^2 = -\frac{1}{2}\omega_0^2 - 2\epsilon_{AB}$
 $\epsilon_{AB} = \frac{1}{4}\omega_0^2$

$\vec{a}_B = \vec{a}_0 + \vec{a}_{Bn} + \vec{a}_{Bt}$

$a_{Bn} = \frac{U_A^2}{R_C} = \frac{R^2\omega_0^2}{2R} = \frac{1}{2}R\omega_0^2$

$a_{Bt} = 2R\epsilon_{AB} = \frac{1}{2}R\omega_0^2$

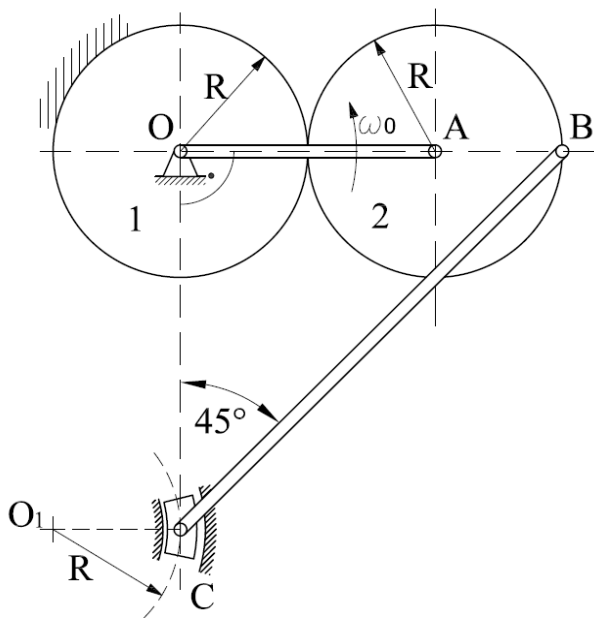
$a_B = \sqrt{a_{Bn}^2 + a_{Bt}^2} \Rightarrow a_B = \frac{\sqrt{2}}{2}R\omega_0^2$

МЕХАНИКА 2

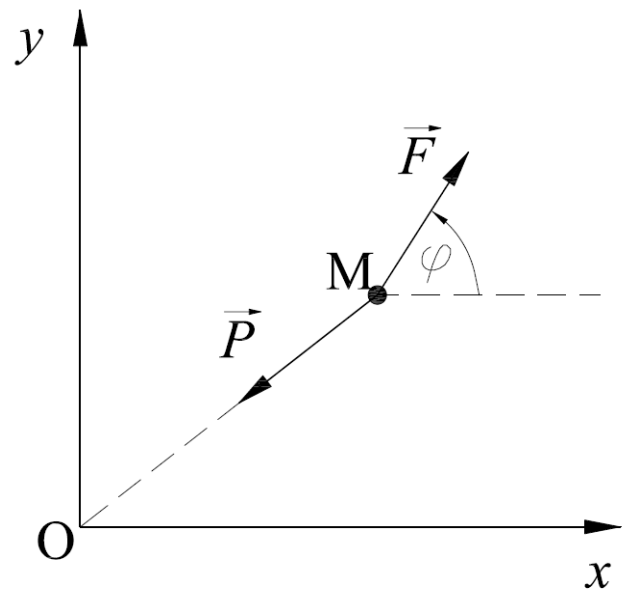
МЕХ 210-1172

06. септембар 2021.

1. Тачка M креће се у равни xOy сагласно коначним једначинама кретања: $x(t) = 3t$ [m] и $y(t) = t^2 + 3t$ [m]. Време t мери се у секундама. Одредити полупречник кривине трајекторије тачке у тренутку када је њена секторска брзина $\vec{s}(t_1) = 6\vec{k}$ [m²/s].
2. Механизам, приказан на слици 1, састоји се од криваје OA , штапа BC , клизача C и диска 2 полупречника R (слика 1). Диск 2 котрља се без клизања по непомичном диску 1 полупречника R . Клизач C креће се по кружним вођицама полупречника R . Криваја OA обрће се константном угаоном брзином ω_0 . Везе у тачка O , A , B и C су зглобне. Одредити, у положају приказаном на слици, угаону брзину и угаоно убрзање штапа BC као и брзину и убрзање клизача C .
3. Материјална тачка M , масе m , креће се по глаткој хоризонталној равни xOy под дејством сила \vec{P} и \vec{F} (слика 2). Сила \vec{P} сразмерна је растојању тачке M од координатног почетка O са коефицијентом сразмере mk^2 и стално је усмерена ка тачки O , при чему је k позитивна константа. Сила \vec{F} константног је интензитета F_0 , њена линија дејства лежи у хоризонталној равни, а угао између позитивног смера осе Ox и ње мења се по закону $\varphi = \omega t$, при чему је ω позитивна константа ($\omega \neq k$). Ако је у почетном тренутку тачка мировала у координатном почетку, одредити коначне једначине кретања тачке.



Слика 1



Слика 2

oktobar 2021.

2. $\omega_0 = \text{const.}$

$\omega_{Bc}?$ $\epsilon_{Bc}?$ $U_c?$ $a_c?$

$U_A = 2R\omega_0$

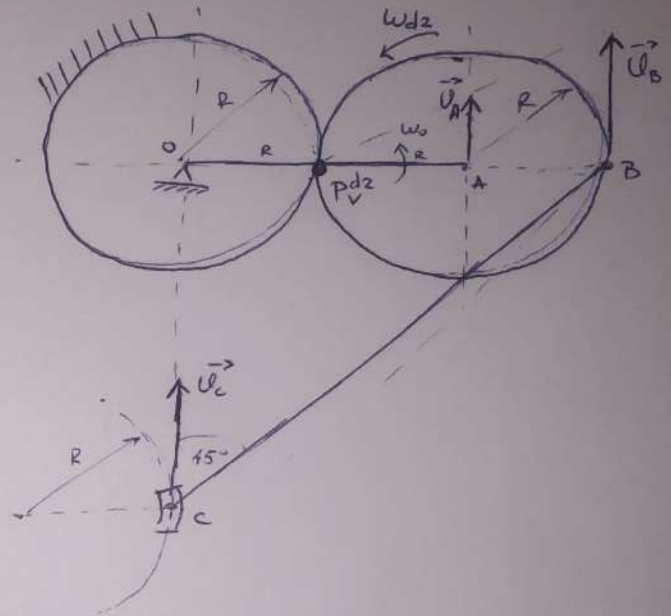
$\omega_{d2} = \frac{U_A}{R} = 2\omega_0$

$U_B = 2R\omega_{d2} = 4R\omega_0$

$U_c = U_B = 4R\omega_0$

$\omega_{Bc} = 0$

TRZUTNA
TRANSLACIJA



$\vec{a}_A = \vec{a}_O + \vec{a}_{AO} + \vec{a}_{At}$

$a_{Au} = 2R\omega_0^2$

$a_{At} = 2R\epsilon_0 = 0$

$\vec{a}_A = \vec{a}_{Au} + \vec{a}_{At}$

$a_{Au} = \frac{U_A^2}{R} = \frac{4R^2\omega_0^2}{2R} = 2R\omega_0^2$

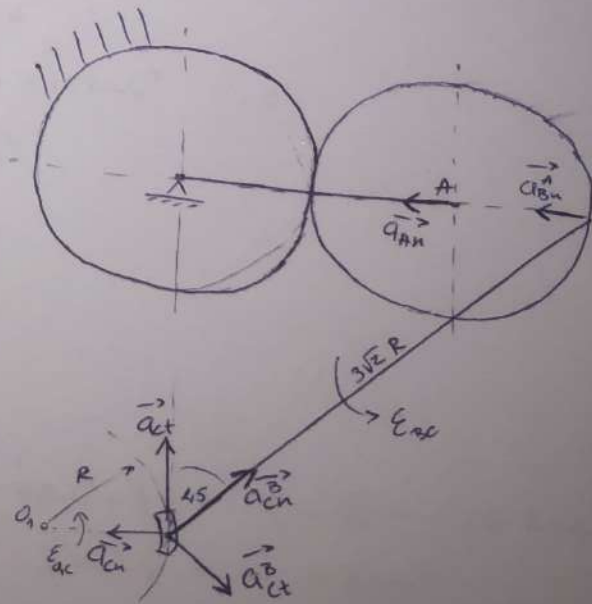
$a_{At} = R \cdot \epsilon_{d2} = 0 \Rightarrow \epsilon_{d2} = 0$

$\vec{a}_B = \vec{a}_A + \vec{a}_{BA} + \vec{a}_{Bt}$

$\vec{a}_B = \vec{a}_{Bu} + \vec{a}_{Bt}$

$a_{Bu} = R\omega_{d2}^2 = 4R\omega_0^2$

$a_{Bt} = R\epsilon_{d2} = 0$



$$\vec{a}_c = \vec{a}_B + \vec{a}_{cu}^B + \vec{a}_{ct}^B$$

$$\vec{a}_c = \vec{a}_{Au}^A + \vec{a}_{Bu}^A + \vec{a}_{cu}^B + \vec{a}_{ct}^B$$

$$a_{cu}^B = 3\sqrt{2}R \cdot \omega_{BC}^2 = 0$$

$$a_{ct}^B = 3\sqrt{2}R \cdot \epsilon_{BC} = ?$$

$$\begin{matrix} x: & a_{cx} = & \\ y: & a_{cy} = & \end{matrix} \left. \begin{matrix} - \\ - \\ \end{matrix} \right\} \begin{matrix} 2 \text{ i-ve} \\ 3 \text{ nep.} \end{matrix}$$

$$\vec{a}_c = \vec{a}_{cu}^A + \vec{a}_{ct}^A$$

$$a_{cu}^A = \frac{v_c^2}{R_c} = \frac{16R^2\omega_0^2}{R} = 16R\omega_0^2$$

$$a_{ct}^A = R\epsilon_{ac} = ?$$

$$\vec{a}_{Au}^A + \vec{a}_{Bu}^A + \vec{a}_{ct}^B = \vec{a}_{cu}^A + \vec{a}_{ct}^A$$

$$x: -a_{Au}^A - a_{Bu}^A + a_{ct}^B \frac{\sqrt{2}}{2} = -a_{cu}^A + 0$$

y:

$$-2R\omega_0^2 - 4R\omega_0^2 + 3\sqrt{2}R \epsilon_{BC} \frac{\sqrt{2}}{2} = -16R\omega_0^2 \quad /: R$$

$$-6\omega_0^2 + 3\epsilon_{BC} = -16\omega_0^2$$

$$\boxed{\epsilon_{BC} = -\frac{10}{3}\omega_0^2}$$

$$\vec{a}_c = \vec{a}_{Au}^A + \vec{a}_{Bu}^A + \vec{a}_{ct}^B$$

$$x: a_{cx} = -a_{Au}^A - a_{Bu}^A + a_{ct}^B \frac{\sqrt{2}}{2} = -2R\omega_0^2 - 4R\omega_0^2 + 3\sqrt{2}R \left(-\frac{10}{3}\omega_0^2\right) \frac{\sqrt{2}}{2} = -16R\omega_0^2$$

$$y: a_{cy} = 0 + 0 - a_{ct}^B \frac{\sqrt{2}}{2} = -3\sqrt{2}R \left(-\frac{10}{3}\omega_0^2\right) \frac{\sqrt{2}}{2} = -10R\omega_0^2$$

$$a_c = \sqrt{a_{cx}^2 + a_{cy}^2} = \sqrt{(16R\omega_0^2)^2 + (-10R\omega_0^2)^2} = R\omega_0^2 \sqrt{356} =$$

$$\boxed{a_c = 2R\omega_0^2 \sqrt{89}}$$

МЕХАНИКА 2

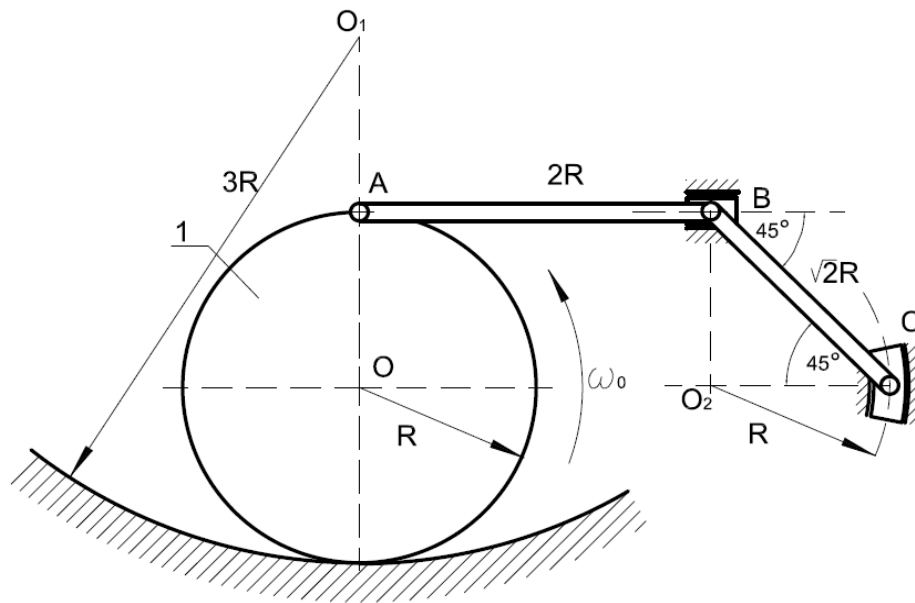
МЕХ 210-1172

19. август 2021.

Прва група

1. Тачка M креће се по кружници полупречника $R = 12\text{m}$ тако да јој је пројекција брзине на правац тангенте $V_T(t) = 2\pi t [\text{m/s}]$. Одредити угао између брзине и убрзања тачке M у тренутку када њен пређени пут износи $S(t_1) = 9\pi [\text{m}]$.

2. Диск 1, полупречника R , котрља се без клизања по унутрашњости непомичне цилиндричне површи облика кружног цилиндра полупречника $3R$ константном угаоном брзином ω_0 (слика 1). За тачку A диска зглобно је везан штап AB дужине $2R$, чији је крај B зглобно везан за клизач који се креће дуж праволинијских вођица. Тачка C штапа BC дужине $\sqrt{2}R$, зглобно је везана за клизач који се креће по кружним вођицама полупречника R . Одредити брзину и убрзање клизача C , као и угаоне брзине и угаона убрзања свих чланова механизма у положају приказаним на слици.



Слика 1

3. Материјална тачка M , јединичне масе, креће се по глаткој правој датој једначинама $2x + y + z = 0$ и $x + 2y - 4z = 0$. На тачку делује сила Земљине теже и сила вискозног трења $\vec{F}_{TV} = -k\vec{V}$, где је k позитивна константа. Ако је тачка започела кретање из координатног почетка из стања мировања, одредити коначне једначине кретања тачке. Оса Oz усмерена је вертикално навише.

septembar 2021.

2) $\omega_0 = \text{const.}$

$U_c?$ $a_c?$ ugaove brtine i ugaove ubrzojia svih tela?

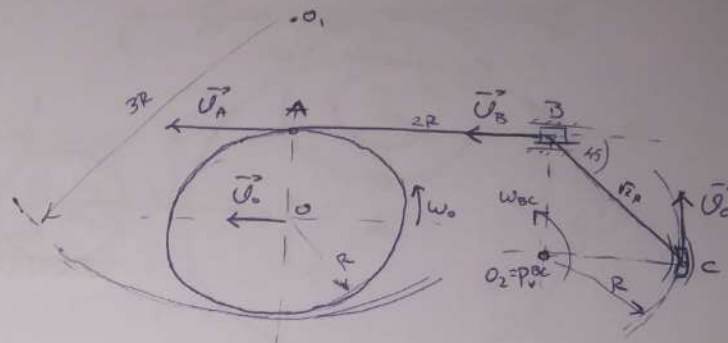
$U_0 = R\omega_0$

$U_A = 2R\omega_0$

$U_B = U_A = 2R\omega_0$
 $\omega_{AB} = 0$ } TREKUTNA
 TRANSLACIJA

$\omega_{BC} = \frac{U_B}{R} = 2\omega_0$

$U_c = R\omega_{BC} = 2R\omega_0$



$\vec{a}_0 = \vec{a}_{0n} + \vec{a}_{0t} \rightarrow 0$

$a_{0n} = \frac{U_0^2}{2R} = \frac{1}{2} R\omega_0^2$

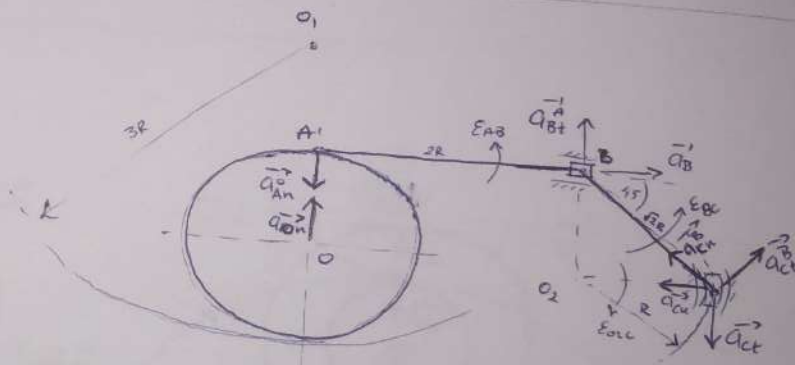
$a_{0t} = R\epsilon_d = 0$

$\vec{a}_A = \vec{a}_0 + \vec{a}_{An} + \vec{a}_{At}$

$\vec{a}_A = \vec{a}_{0n} + \vec{a}_{An} + \vec{a}_{At} \rightarrow 0$

$a_{An} = R\omega_0^2$

$a_{At} = R\epsilon_d = 0$



$\vec{a}_B = \vec{a}_A + \vec{a}_{Bn} + \vec{a}_{Bt}$

$\vec{a}_B = \vec{a}_{0n} + \vec{a}_{An} + \vec{a}_{Bn} + \vec{a}_{Bt}$

$a_{Bn} = 2R\omega_{AB}^2 = 0$

$a_{Bt} = 2R\epsilon_{AB}$

x: $a_B = 0 + 0 + 0 + 0 = 0$

y: $0 = a_{0n} + a_{An} + a_{Bt}$

$0 = \frac{1}{2} R\omega_0^2 - R\omega_0^2 + 2R\epsilon_{AB} \quad | :R$

$2\epsilon_{AB} = \frac{1}{2} \omega_0^2$

$\epsilon_{AB} = \frac{1}{4} \omega_0^2$

$\vec{a}_c = \vec{a}_B + \vec{a}_{cn} + \vec{a}_{ct}$

$a_{cn} = \sqrt{2} R\omega_{BC}^2 = 4\sqrt{2} R\omega_0^2$

$a_{ct} = \sqrt{2} R\epsilon_{BC} = ?$

x: $a_{cx} = -\epsilon_{BC}$

y: $a_{cy} = -\epsilon_{BC}$

$\vec{a}_c = \vec{a}_{cn} + \vec{a}_{ct}$

$a_{cn} = \frac{U_c^2}{2R} = \frac{4R^2\omega_0^2}{R} = 4R\omega_0^2$

$a_{ct} = \epsilon_{BC} \cdot R = ?$

$\vec{a}_{cn} + \vec{a}_{ct} = \vec{a}_{cn} + \vec{a}_{ct}$

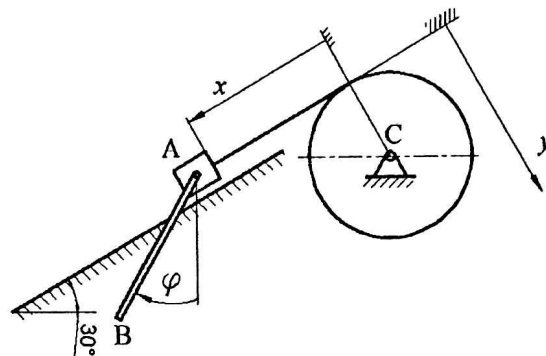
x: $-a_{cn} \frac{\sqrt{2}}{2} + a_{ct} \frac{\sqrt{2}}{2} = -a_{cn} + 0 \Rightarrow \epsilon_{BC} = -$

y: $a_{cn} \frac{\sqrt{2}}{2} + a_{ct} \frac{\sqrt{2}}{2} = 0 - a_{ct} \Rightarrow a_{ct} = -$

$a_c = \sqrt{a_{ct}^2 + a_{cn}^2} = \dots$

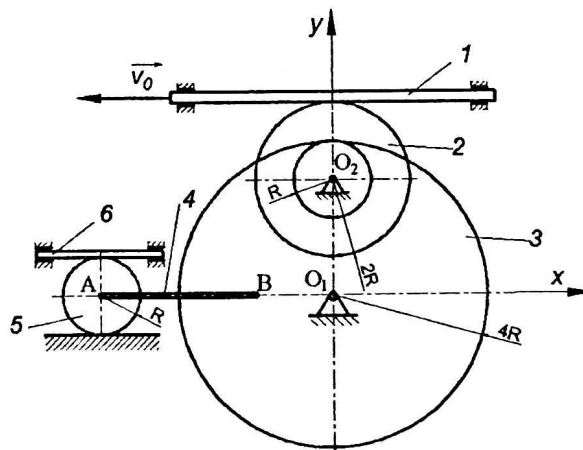
Mehanika 2, G1, jun 2021.

1. Klizač A zanemarljivih dimenzija kreće se po zakonu $x = \sin\left(2t + \frac{\pi}{6}\right)$ [m] po strmoj ravni kao na slici. Za klizač je zglobno vezan štap AB dužine l koji može da se obrće oko tačke A po zakonu $\varphi = 2t$ [rad] kao na slici. Odrediti liniju putanje tačke B ($f(x_B, y_B) = 0$), kao i intenzitet brzine, ubrzanja i poluprečnik krivine trajektorije tačke B u trenutku $t_1 = \frac{\pi}{6}$ [s].



Slika uz zadatak 1

2. Štap 1 kreće se konstantom brzinom v_0 i paralelan je sa osom O_1x . Veze u tačkama O_1, O_2, A i B su zglobne. Zupčasti štap 1 dovodi u kretanje koakcijalni zupčasti disk 2, poluprečnika R i $2R$, a on dovodi u kretanje ozubljeni disk 3 poluprečnika $4R$. Štap 4 je na osi O_1x . Disk 5 poluprečnika R može da se kotrlja bez klizanja po nepokretnoj podlozi paralelnoj osi O_1x i dovodi u kretanje štap 6. Između pokretnih elemenata sistema nema klizanja. Odrediti brzinu i ubrzanje štapa 6 u prikazanom položaju. $AB = 4R$, $BO_1 = 2R$.



Slika uz zadatak 2

3. Materijalna tačka M, mase m kreće se u polju Zemljine teže po glatkoj nepokretnoj ravni čija je jednačina u odnosu na Dekartov pravougli koordinatni sistem $Oxyz$ kod koga je osa Oz orijentisana vertikalno naviše data sa $x + y + 2z = 4$. U početnom trenutku tačka je bila u položaju $M_0(0,0,2)$ i imala je početnu brzinu $\vec{v}_0 = 2\vec{i}$. Odrediti konačne jednačine kretanja tačke M i intenzitet reakcije veze.

jun 2021.

2) $v_0 = \text{const.}$

$\overline{AB} = 4R, \overline{BO_1} = 2R, v_5? a_6?$

$w_2 = \frac{v_0}{2R}$

$v_D = R w_2 = \frac{1}{2} v_0$

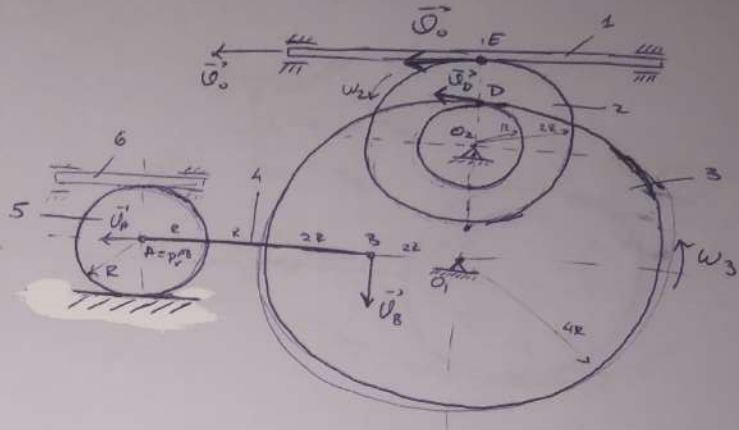
$w_3 = \frac{v_D}{4R} = \frac{1}{8R} v_0$

$v_B = 2R w_3 = \frac{1}{4} v_0$

$v_A = 0$

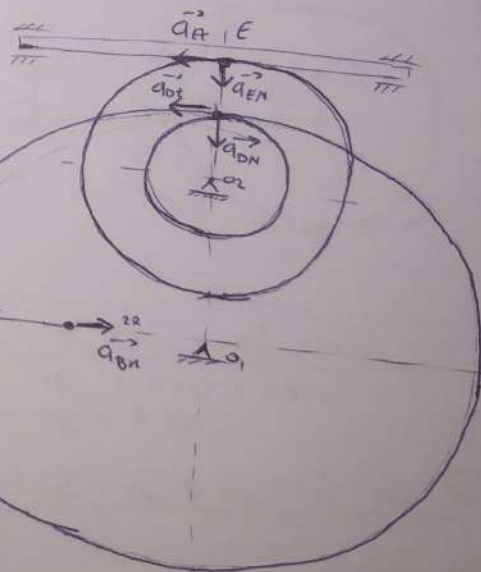
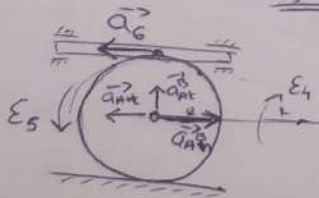
$w_4 = \frac{v_B}{4R} = \frac{v_0}{16R}$

$v_6 = 0, w_5 = 0$



$\vec{a}_E = \vec{a}_{E1} + \vec{a}_{E2}$
 $a_{E1} = 2R w_2^2 = \frac{v_0^2}{2R} = \frac{1}{2} \frac{v_0^2}{R}$
 $a_{E2} = 2R \epsilon_2 = 0 \Rightarrow \epsilon_2 = 0$

$\vec{a}_D = \vec{a}_{DN} + \vec{a}_{DT}$
 $a_{DN} = R w_2^2 = 4R w_3^2 = \frac{1}{4} \frac{v_0^2}{R}$
 $a_{DT} = R \epsilon_2 = 4R \epsilon_3 = 0 \Rightarrow \epsilon_3 = 0$



$\vec{a}_B = \vec{a}_{BN} + \vec{a}_{BT} = 0$
 $a_{BN} = 2R w_3^2 = \frac{v_0^2}{8R} = \frac{1}{32} \frac{v_0^2}{R}$
 $a_{BT} = 2R \epsilon_3 = 0$

$\vec{a}_A = \vec{a}_{AN} + \vec{a}_{AT} + \vec{a}_{AT} = \vec{a}_{AN} + \vec{a}_{AT}$

$x: a_{DN} + a_{AN} = -a_{AT}$
 $\frac{1}{32} \frac{v_0^2}{R} + 4R w_4^2 = -\epsilon_5 \cdot R$
 $\epsilon_5 = -\frac{1}{32} \frac{v_0^2}{R^2}$

$a_6 = 2R \epsilon_5 = 2R \cdot (-\frac{1}{32} \frac{v_0^2}{R^2})$

$a_6 = -\frac{1}{16} \frac{v_0^2}{R}$

МЕХАНИКА 2

МЕХ 210-1172

30. јануар 2021.

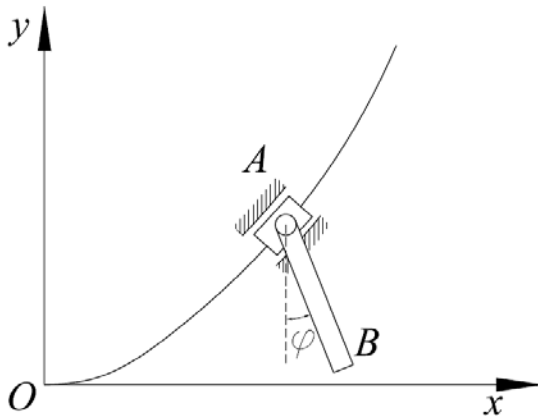
Прва група

1. Клизач A креће се у равни Oxy дуж вођица које имају облик $y = x^2$ [m] тако да пројекција убрзања на осу Ox износи $\ddot{x}_A = 0$ (слика 1). За клизач A зглобно је везан штап AB дужине $\overline{AB} = 1\text{m}$. Угао између штапа AB и правца паралелног оси Oy мења се по закону $\varphi = t$ [rad]. У почетном тренутку клизач је био у координатном почетку и имао брзину интензитета $V_0 = 2\text{m/s}$.

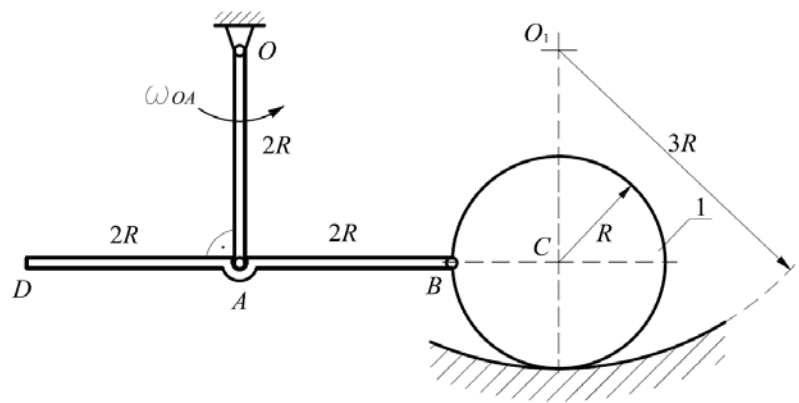
Одредити:

- 1) коначне једначине кретања B ,
- 2) интензитет брзине тачке B у тренутку $t_1 = \pi/2\text{s}$,
- 3) интензитет убрзања тачке B у тренутку $t_1 = \pi/2\text{s}$,
- 4) полупречник кривине трајекторије B у тренутку $t_1 = \pi/2\text{s}$.

2. Штап OA обрће се константном угаonom брзином $\omega_{OA} = \omega_0$ око непокретне осе која пролази кроз тачку O (слика 2). У тачки A за штап OA зглобно је везан штап BD , који је крајем B зглобно везан диск 1 полупречника R . Диск се котрља без клизања по кружној подлози полупречника $3R$. За положај приказан на слици, одредити брзину и убрзање тачке D . Дато је: $\overline{OA} = 2R$, $\overline{AD} = \overline{AB} = 2R$.



Слика 1



Слика 2

februar 2021.

③ $\omega_{op} = \omega_o = \text{const.}$

$\overline{OA} = 2R, \quad \overline{AD} = \overline{AB} = 2R$

$v_o? \quad a_o?$

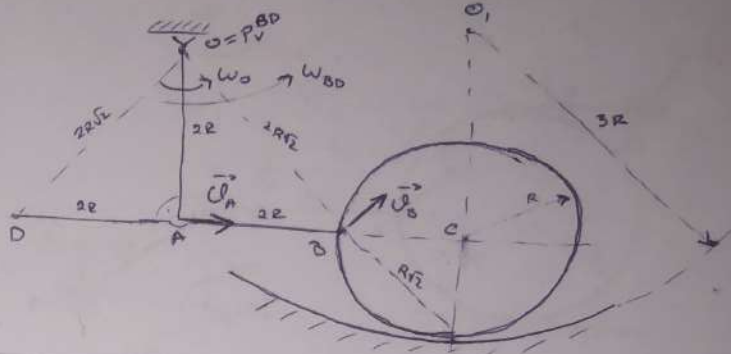
$v_A = 2R \omega_o$

$\omega_{BD} = \frac{v_A}{2R} = \omega_o$

$v_B = 2R\sqrt{2} \omega_{BD} = 2\sqrt{2} R \omega_o$

$v_o = 2\sqrt{2} R \omega_o$

$\omega_D = \frac{v_B}{R\sqrt{2}} = 2\omega_o$



$\vec{a}_A = \vec{a}_o^0 + \vec{a}_{An}^1 + \vec{a}_{At}^1$

$a_{An} = 2R \omega_o^2$

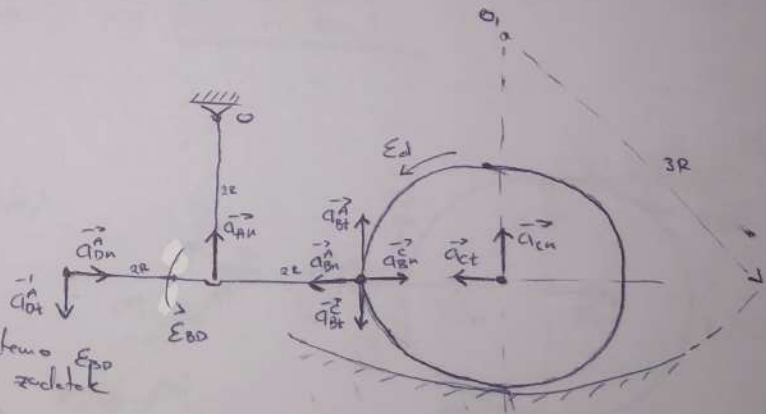
$a_{At} = 2R \epsilon_o = 0$

$\vec{a}_D = \vec{a}_A^1 + \vec{a}_{Dn}^1 + \vec{a}_{Dt}^1$

$a_{Dn}^1 = 2R \omega_{BD}^2 = 2R \omega_o^2$

$a_{Dt}^1 = 2R \epsilon_{BD} = ?$

x: — } 2 i-ur
y: — } 3 -cp, kada nočemo ϵ_{BD} gotov rezultat



$\vec{a}_B = \vec{a}_A^1 + \vec{a}_{Bn}^1 + \vec{a}_{Bt}^1$

$\vec{a}_B = \vec{a}_{An}^1 + \vec{a}_{Bn}^1 + \vec{a}_{Bt}^1$

$a_{Bn}^1 = 2R \omega_{BD}^2 = 2R \omega_o^2$

$a_{Bt}^1 = 2R \epsilon_{BD} = ?$

x: — } 2 i-ur
y: — } 3 -cp.

$\vec{a}_C = \vec{a}_{cn}^1 + \vec{a}_{ct}^1$

$a_{cn} = \frac{v_o^2}{R} = \frac{(2\sqrt{2} R \omega_o)^2}{2R} = 2R \omega_o^2$

$a_{ct} = \epsilon_D \cdot R = ?$

$\vec{a}_B = \vec{a}_{cn}^1 + \vec{a}_{ct}^1 + \vec{a}_{Bn}^1 + \vec{a}_{Bt}^1$

$a_{Bn}^1 = R \omega_D^2 = 4R \omega_o^2$

$a_{Bt}^1 = R \epsilon_D$

$\vec{a}_{An}^1 + \vec{a}_{Bn}^1 + \vec{a}_{Bt}^1 = \vec{a}_{cn}^1 + \vec{a}_{ct}^1 + \vec{a}_{Bn}^1 + \vec{a}_{Bt}^1$ ($\epsilon_D = ?$, $\epsilon_{BD} = ?$)

x: => $\epsilon_D = \dots$

y: => $\epsilon_{BD} = \dots$

$\vec{a}_D = \vec{a}_{Dn}^1 + \vec{a}_{Dt}^1$

x: $a_{Dx} = \dots$

y: $a_{Dy} = \dots$

$a_D = \sqrt{a_{Dx}^2 + a_{Dy}^2} = \dots$

МЕХАНИКА 2

МЕХ 210-1172

13. јануар 2021.

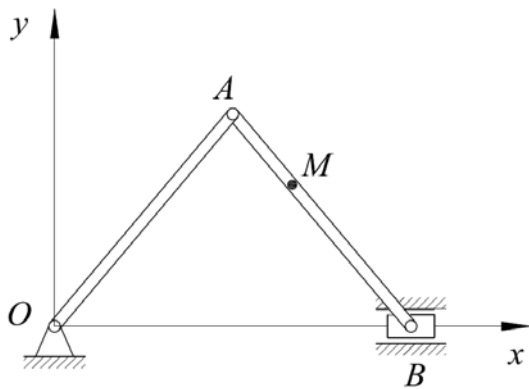
Прва група

1. Клизач B , механизма приказаног на слици 1, почиње да се креће из положаја $x_B(0) = 6 \text{ m}$ без почетне брзине, са убрзањем $\ddot{x}_B = -24 \cos(2t) \text{ [m/s}^2\text{]}$. $\overline{OA} = \overline{AB} = 3 \text{ m}$ и $\overline{AM} = 1 \text{ m}$. Везе у тачкама O , A и B су зглобне.

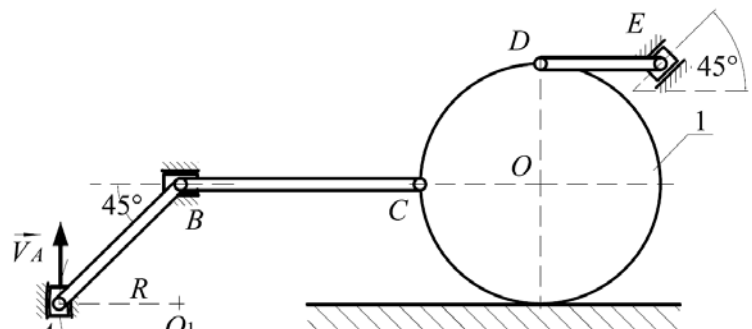
Одредити:

- 1) коначне једначине кретања и линију путање тачке M ,
- 2) интензитет брзине тачке M у тренуцима када је $x_B = 0 \text{ m}$,
- 3) интензитет убрзања тачке M у тренуцима када је $x_B = 0 \text{ m}$,
- 4) полупречник кривине трајекторије тачке M у тренуцима када је $x_B = 0 \text{ m}$.

2. Клизач A креће се брзином константног интензитета $V_A = R\omega_0$ по кружници полупречника R са центром у тачки O_1 (слика 2). За клизач зглобно је везан штап AB , чији је крај B зглобно везан за клизач који се креће дуж праволинијских вођица. Штап BC зглобно је везан тачком C за диск 1, полупречника R , који се котрља без клизања по равној подлози. Штап DE , дужине R , зглобно је везан за диск и за клизач E који се креће дуж праволинијских вођица. За положај приказан на слици, одредити брзину и убрзање клизача E . Дато је: $\overline{AB} = \sqrt{2}R$, $\overline{BC} = 2R$, $\overline{DE} = R$.



Слика 1



Слика 2

januar 2021

- ② $v_A = R\omega_0 = \text{const.}$
 $\overline{AB} = \sqrt{2}R, \overline{BC} = 2R, \overline{DE} = R$
 $v_E? \quad a_E?$

$$\omega_{AB} = \frac{v_A}{R} = \omega_0$$

$$v_B = \omega_{AB} \cdot R = R\omega_0$$

$$\omega_{BC} = \frac{v_B}{2R} = \omega_0 \cdot \frac{1}{2}$$

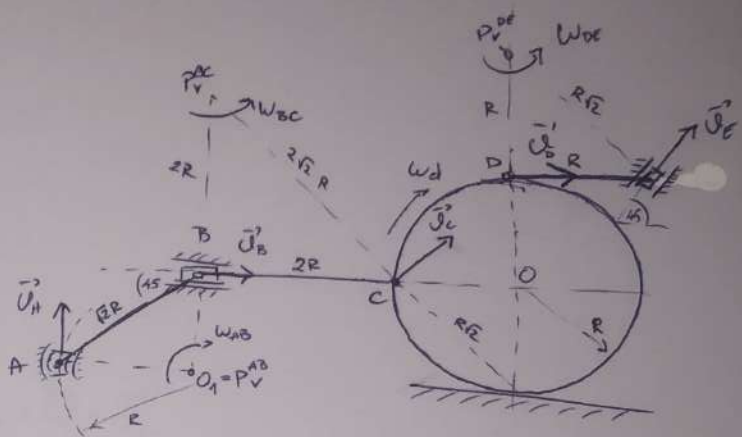
$$v_C = 2\sqrt{2}R \cdot \omega_{BC} = 2\sqrt{2}R\omega_0$$

$$\omega_d = \frac{v_C}{R\sqrt{2}} = \omega_0$$

$$v_D = 2R\omega_d = 2R\omega_0$$

$$\omega_{DE} = \frac{v_D}{R} = 2\omega_0$$

$$v_E = R\sqrt{2} \cdot \omega_{DE} = 2\sqrt{2}R\omega_0 \Rightarrow \boxed{v_E = 2\sqrt{2}R\omega_0}$$



$$\vec{a}_A = \vec{a}_{Au} + \vec{a}_{At}$$

$$a_{Au} = \frac{v_A^2}{R} = \frac{R^2\omega_0^2}{R} = R\omega_0^2$$

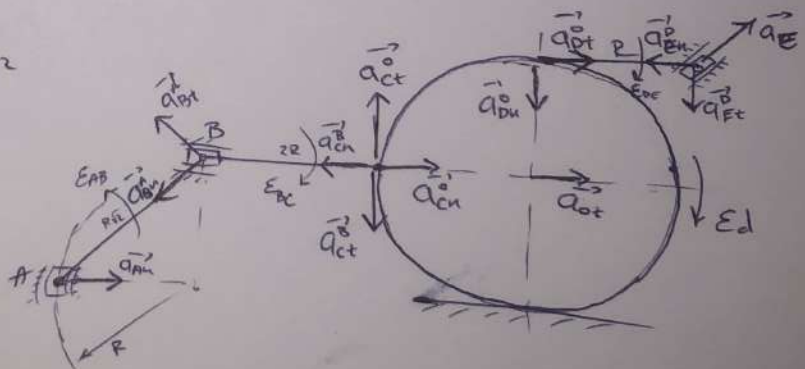
$$a_{At} = 0$$

$$\vec{a}_B = \vec{a}_A + \vec{a}_{Bh}^A + \vec{a}_{Bt}^A$$

$$\vec{a}_B = \vec{a}_{Au} + \vec{a}_{Bh}^A + \vec{a}_{Bt}^A$$

$$a_{Bh}^A = R\sqrt{2}\omega_{AB}^2 = R\sqrt{2}\omega_0^2$$

$$a_{Bt}^A = R\sqrt{2}\epsilon_{AB} = ?$$



x:

$$y: \quad 0 = 0 - a_{Bh}^A \frac{\sqrt{2}}{2} + a_{Bt}^A \frac{\sqrt{2}}{2} \quad /: \frac{\sqrt{2}}{2}$$

$$0 = -R\sqrt{2}\omega_0^2 + R\sqrt{2}\epsilon_{AB} \quad /: \sqrt{2}R$$

$$\underline{\underline{\epsilon_{AB} = \omega_0^2}}$$

$$\vec{a}_c = \vec{a}_B + \vec{a}_{cB}^B + \vec{a}_{cB}^B$$

$$\vec{a}_c = \vec{a}_{cA}^A + \vec{a}_{cB}^B + \vec{a}_{cB}^B + \vec{a}_{cB}^B + \vec{a}_{cB}^B$$

$$a_{cB}^B = 2R\omega_{BC}^2 = \frac{1}{2}R\omega_0^2$$

$$a_{cB}^B = 2R\epsilon_{BC} = ?$$

$$\begin{matrix} x: & a_{cx} \\ y: & a_{cy} \end{matrix} \left. \begin{matrix} \epsilon_{BC} \\ \epsilon_{BC} \end{matrix} \right\} \begin{matrix} 2 \text{ i-ue} \\ 3 \text{ nep.} \end{matrix}$$

$$\vec{a}_c = \vec{a}_0 + \vec{a}_{c0}^0 + \vec{a}_{c0}^0$$

$$\vec{a}_c = \vec{a}_{c0}^0 + \vec{a}_{c0}^0 + \vec{a}_{c0}^0 + \vec{a}_{c0}^0$$

$$a_{c0}^0 = R\epsilon_d = ?$$

$$a_{c0}^0 = R\omega_d^2 = R\omega_0^2$$

$$a_{c0}^0 = R\epsilon_d = ?$$

$$\vec{a}_{cA}^A + \vec{a}_{cB}^B + \vec{a}_{cB}^B + \vec{a}_{cB}^B + \vec{a}_{cB}^B = \vec{a}_{c0}^0 + \vec{a}_{c0}^0 + \vec{a}_{c0}^0$$

$$x: a_{cA}^A - a_{cB}^B \frac{\sqrt{2}}{2} - a_{cB}^B \frac{\sqrt{2}}{2} - a_{cB}^B + 0 = a_{c0}^0 + a_{c0}^0 + 0$$

y:

$$R\omega_0^2 - R\sqrt{2}\omega_0^2 \frac{\sqrt{2}}{2} - R\sqrt{2}\omega_0^2 \frac{\sqrt{2}}{2} - \frac{1}{2}R\omega_0^2 = R\epsilon_d + R\omega_0^2 \quad | :R$$

$$- \frac{3}{2}\omega_0^2 = \epsilon_d + \omega_0^2$$

$$\underline{\underline{\epsilon_d = -\frac{5}{2}\omega_0^2}}$$

$$\vec{a}_D = \vec{a}_{c0}^0 + \vec{a}_{c0}^0 + \vec{a}_{c0}^0$$

$$a_{c0}^0 = R\omega_d^2 = R\omega_0^2$$

$$a_{c0}^0 = R\epsilon_d = -\frac{5}{2}R\omega_0^2$$

$$\vec{a}_E = \vec{a}_D + \vec{a}_{ED}^D + \vec{a}_{ED}^D$$

$$\vec{a}_E = \vec{a}_{c0}^0 + \vec{a}_{c0}^0 + \vec{a}_{c0}^0 + \vec{a}_{c0}^0 + \vec{a}_{c0}^0$$

$$a_{c0}^0 = R\omega_{DE}^2 = 4R\omega_0^2$$

$$a_{c0}^0 = R\epsilon_{DE} = ?$$

$$x: a_{Ex} \frac{\sqrt{2}}{2} = a_{c0}^0 + 0 + a_{c0}^0 - a_{c0}^0 + 0 \quad | \cdot \frac{\sqrt{2}}{2}$$

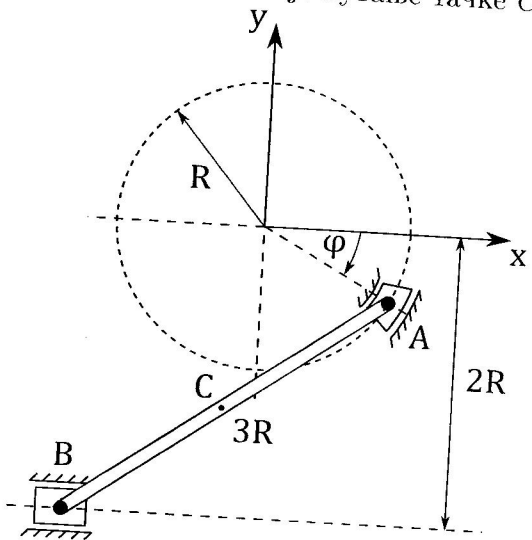
y:

$$a_E = R \cdot (-\frac{5}{2}\omega_0^2) \frac{\sqrt{2}}{2} - \frac{5}{2}R\omega_0^2 \frac{\sqrt{2}}{2} - 4\sqrt{2}R\omega_0^2 = -5\sqrt{2}R\omega_0^2 - 4\sqrt{2}R\omega_0^2$$

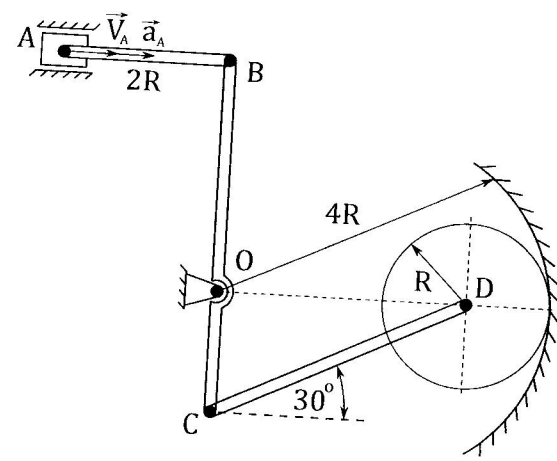
$$\boxed{a_E = -9\sqrt{2}R\omega_0^2}$$

1. Клизач A може да се креће по кружној вођици полупречника R , по закону $\varphi = 2t$. Штап AB дужине $3R$ је једним крајем везан за клизач A , а другим крајем за праволинијски клизач B , као што је приказано на Сл. 1. Ако је $\overline{AC} = \overline{CB}$, одредити:

- а) брзину тачке C у почетном тренутку $t_0 = 0$ s,
- б) убрзање тачке C у тренутку $t_0 = 0$ s и
- в) полупречник кривине линије путање тачке C у тренутку $t_0 = 0$ s.



Слика 1

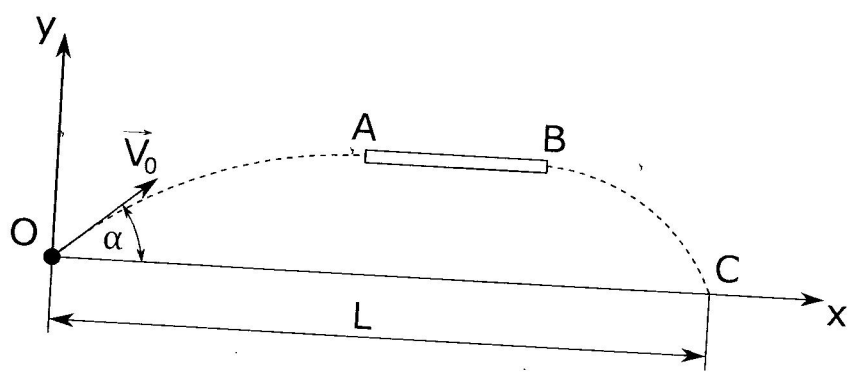


Слика 2

2. Механизам приказан на Сл. 2 састоји се од штапова AB , BC и CD , као и праволинијског клизача A и диска полупречника R који може да се котрља без клизања по унутрашњости цилиндричне површи полупречника $4R$. Везе у тачкама A , B , C и D су зглобне. Штап BC је у тачки O везан за непокретни ослонац. У приказаном тренутку, клизач A креће се брзином $V_A = V_0$ и убрзањем $a_A = \frac{V_0^2}{R}$. Познато је и да је $\overline{OB} = \overline{CD}$. Одредити брзину и убрзање тачке D , као и угаоно убрзање штапа AB , у датом тренутку.

182

3. Куглица масе m је испаљена из координатног почетка са почетном брзином интензитета $V_0 = 2\sqrt{g}$, под углом $\alpha = 30^\circ$. Када куглица достигне максималну висину (у тачки A), она улеће у хоризонталну храпаву цев ($\mu = \frac{\sqrt{3}}{3}$). При напуштању цеви (у тачки B), брзина куглице је дупло мања него при уласку у цев. Након напуштања цеви, куглица пада и зауставља се у тачки C . Колико је хоризонтално растојање L које куглица пређе од почетка до краја кретања?



Слика 3

oktobar 2020

(2) $v_A = v_0$, $a_A = \frac{v_0^2}{R}$, $\overline{OB} = \overline{CD}$
 $v_D = ?$, $a_D = ?$, $\epsilon_{AB} = ?$

$v_B = v_0$
 $w_{AB} = 0$ } TRENUTNA TRANSLACIJA

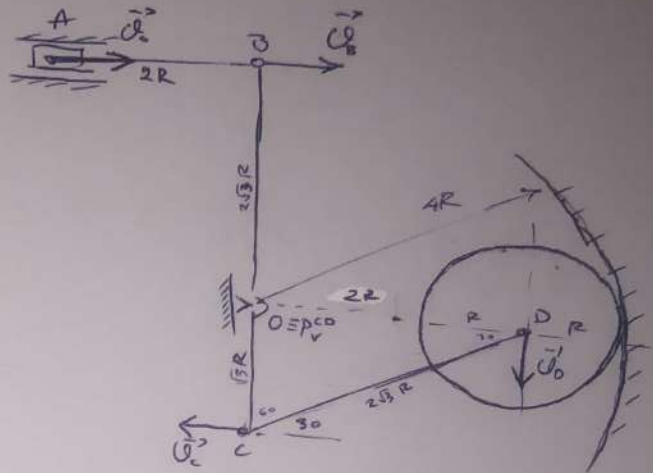
$w_{BC} = \frac{v_B}{2\sqrt{3}R} = \frac{v_0}{2\sqrt{3}R}$

$v_C = \sqrt{3}R w_{BC} = \frac{v_0}{2}$

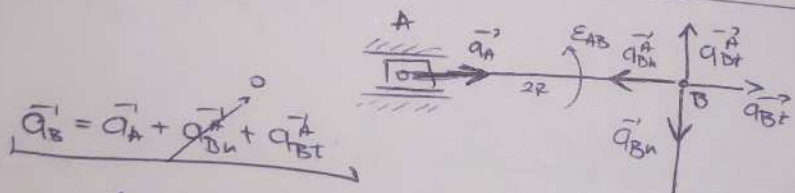
$w_{CD} = \frac{v_C}{R\sqrt{3}} = \frac{v_0}{2\sqrt{3}R}$

$v_D = 3R w_{CD} = \frac{3}{2\sqrt{3}} v_0$

$v_D = \frac{\sqrt{3}}{2} v_0$



$\overline{CD} = \frac{\overline{OD}}{\cos 30} = \frac{3R}{\frac{\sqrt{3}}{2}} = \frac{6R}{\sqrt{3}} = 2\sqrt{3}R$
 $\overline{OC} = \overline{CD} \sin 30 = 2\sqrt{3}R \cdot \frac{1}{2} = \sqrt{3}R$



$\vec{a}_B = \vec{a}_A + \vec{a}_{Bh}^A + \vec{a}_{Bt}^A$

$a_{Bh}^A = 2R w_{AB}^2 = 0$
 $a_{Bt}^A = 2R \epsilon_{AB} = ?$

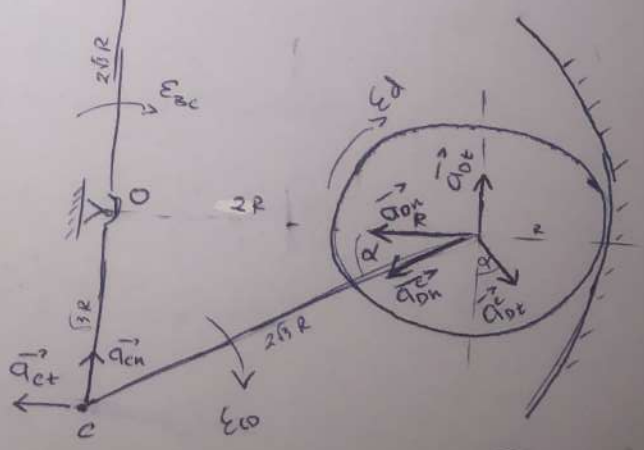
x: ——— } 2 ime
 y: ——— } 3 rep.

$\vec{a}_B = \vec{a}_0 + \vec{a}_{Bh}^A + \vec{a}_{Bt}^A$

$a_{Bh}^A = 2\sqrt{3}R w_{BC}^2 = 2\sqrt{3}R \left(\frac{v_0^2}{(2\sqrt{3}R)^2}\right) = \frac{v_0^2}{2R}$
 $a_{Bt}^A = 2\sqrt{3}R \epsilon_{BC} = ?$

$\vec{a}_A + \vec{a}_{Bt}^A = \vec{a}_{Bh}^A + \vec{a}_{Bt}^A$

x: $q_A + 0 = 0 + a_{Bt}$
 $\frac{v_0^2}{R} = 2\sqrt{3}R \epsilon_{BC}$
 $\epsilon_{BC} = \frac{v_0^2}{2\sqrt{3}R^2}$



$\sin \alpha = \frac{\sqrt{3}R}{2\sqrt{3}R} = \frac{1}{2}$
 $\cos \alpha = \frac{3R}{2\sqrt{3}R} = \frac{\sqrt{3}}{2}$

y: $0 + q_{Bt}^A = -q_{Bh}^A + 0$
 $2R \epsilon_{AB} = -\frac{v_0^2}{2\sqrt{3}R}$
 $\epsilon_{AB} = -\frac{v_0^2}{4\sqrt{3}R^2}$

$$\vec{a}_c = \vec{a}_0' + \vec{a}_{cn} + \vec{a}_{ct}$$

$$a_{cn} = \sqrt{3} R \cdot \omega_{bc}^2 = \sqrt{3} R \cdot \frac{\omega_0^2}{12 R^2} = \frac{\sqrt{3} \omega_0^2}{12 R}$$

$$a_{ct} = \sqrt{3} R \cdot \varepsilon_{bc} = \sqrt{3} R \cdot \frac{\omega_0^2}{2\sqrt{3} R^2} = \frac{\omega_0^2}{2 R}$$

$$\vec{a}_D = \vec{a}_c + \vec{a}_{Dn}^c + \vec{a}_{Dt}^c$$

$$\vec{a}_D = \vec{a}_{cn} + \vec{a}_{Dn}^c + \vec{a}_{Dt}^c + \vec{a}_{Dt}^c$$

$$a_{Dn}^c = \omega_{cd}^2 \cdot 2\sqrt{3} R = \frac{\omega_0^2}{(2\sqrt{3})^2 R^2} \cdot 2\sqrt{3} R = \frac{\omega_0^2}{2\sqrt{3} R}$$

$$a_{Dt}^c = \varepsilon_{cd} \cdot 2\sqrt{3} R$$

$$\vec{a}_D' = \vec{a}_{Dn}' + \vec{a}_{Dt}'$$

$$a_{Dn}' = \frac{\omega_0^2}{R_c} = \frac{\frac{3}{4} \omega_0^2}{\frac{3R}{1}} = \frac{1}{4} \frac{\omega_0^2}{R}$$

$$a_{Dt}' = \varepsilon_d \cdot R$$

$$\vec{a}_{cn}' + \vec{a}_{ct}' + \vec{a}_{Dn}^c + \vec{a}_{Dt}^c = \vec{a}_{Dn}' + \vec{a}_{Dt}'$$

$$x: \text{ ~~aus~~ }$$

$$y: a_{cn} \sin d - a_{ct} \cos d - a_{Dn}^c + 0 = -a_{Dn}' \cos d + a_{Dt}' \sin d$$

$$\frac{\sqrt{3}}{12} \frac{\omega_0^2}{R} \cdot \frac{1}{2} - \frac{1}{2} \frac{\omega_0^2}{R} \cdot \frac{\sqrt{3}}{2} - \frac{1}{2\sqrt{3}} \frac{\omega_0^2}{R} = -\frac{1}{4} \frac{\omega_0^2}{R} \cdot \frac{\sqrt{3}}{2} + \varepsilon_{cd} 2\sqrt{3} R \cdot \frac{1}{2}$$

$$\frac{\omega_0^2}{R} \left(\frac{\sqrt{3}}{24} - \frac{\sqrt{3}}{4} - \frac{\sqrt{3}}{6} + \frac{\sqrt{3}}{8} \right) = \varepsilon_{cd} \cdot \sqrt{3} R \quad /: R\sqrt{3}$$

$$\frac{\omega_0^2}{R^2} \left(\frac{1-6-4+3}{24} \right) = \varepsilon_{cd}$$

$$\underline{\underline{\varepsilon_{cd} = -\frac{1}{4} \frac{\omega_0^2}{R^2}}}$$

$$a_{Dn}' = \frac{1}{4} \frac{\omega_0^2}{R}$$

$$a_{Dt}' = -\frac{1}{4} \frac{\omega_0^2}{R}$$

$$\left. \begin{array}{l} a_{Dn}' \\ a_{Dt}' \end{array} \right\} \Rightarrow a_D = \sqrt{a_{Dn}'^2 + a_{Dt}'^2} \Rightarrow \boxed{a_D = \frac{\sqrt{2}}{4} \frac{\omega_0^2}{R}}$$

