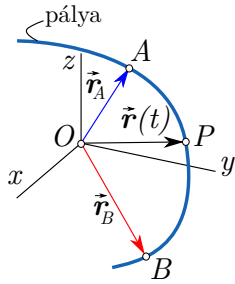


1 Kinematika jelölések



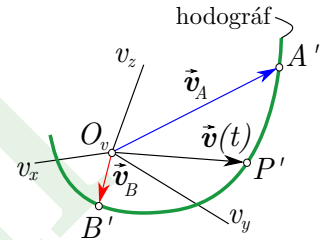
• hely: $\vec{r} = \vec{r}(t)$ [m] – idő függvénye, ha $t = t_B$: $\vec{r}_B = \vec{r}(t_B)$

• (közepes) sebesség

$$\vec{v}_K = \frac{\Delta \vec{r}(t)}{\Delta t} = \frac{\vec{r}_B - \vec{r}_A}{t_B - t_A} \quad \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]$$

• (pillanatnyi) sebesség

$$\vec{v} = \lim_{\Delta t \rightarrow 0} \frac{\Delta \vec{r}}{\Delta t} = \frac{d\vec{r}}{dt} = \dot{\vec{r}}(t)$$



hodográf: pillanatnyi sebességek ábrázolása a sebesség-koordináták síkján

• gyorsulás

$$\vec{a} = \vec{a}(t) = \frac{d\vec{v}}{dt} = \dot{\vec{v}} = \ddot{\vec{r}} \rightarrow \vec{a} = a_t \vec{t} + a_n \vec{n}$$

ahol $a_t = \dot{v}$ (pályagyorsulás) $a_n = \frac{v^2}{\rho} \geq 0$ (normális gyorsulás)

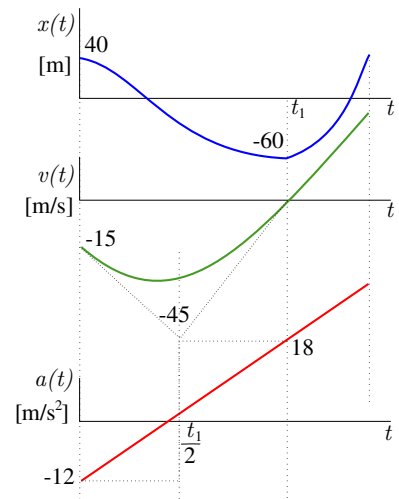
melyben ρ a görbületi sugar. Egyenes pálya esetén $\rho = \infty$, azaz $a_n \equiv 0$.

2 Az egyenes vonalon mozgó anyagi pont/tömegpont helyzetét az alábbi mozgásegyenlet fejezi ki: (BJ 11.1)

$$x = t^3 - 6t^2 - 15t + 40 \quad ([t] = \text{s}, [x] = \text{m})$$

- (a) Keresse meg azt a t_1 időpontot, amikor az anyagi pont sebessége zérus!
- (b) Határozza meg a t_1 -ig megtett Δx utat és a tömegpont x_1 helyzetét!
- (c) Számítsa ki a t_1 időpontnál a tömegpont a_1 gyorsulását!
- (d) Adja meg azt a Δx_{23} utat, amit a tömegpont a $t_2 = 4$ [s] és $t_3 = 6$ [s] között megtett!

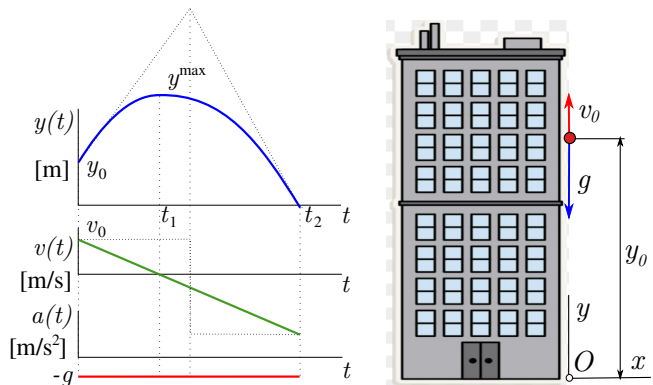
Megoldás: $t_1 = 5$ [s]; $x_1 = -60$ [m]; $\Delta x = 100$ [m]; $a_1 = 18$ [$\frac{\text{m}}{\text{s}^2}$]; $\Delta x_{23} = 8 + 10 = 18$ [m].



3 Az y_0 magasságban lévő ablakból v_0 kezdősebességgel függőlegesen felfelé kidobtak egy labdát. A g gyorsulás lefelé mutat. (BJ 11.2)

$$y_0 = 20 \text{ [m]}; \quad v_0 = 10 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]; \quad g = 9,81 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]$$

- (a) Írja fel a labda $v = v(t)$ sebességét a t időkoordináta függvényében, amíg az nem éri el a földfelszínt!
- (b) Adja meg az $y = y(t)$ magasság függvényét, amíg a labda nem éri el a földfelszínt!

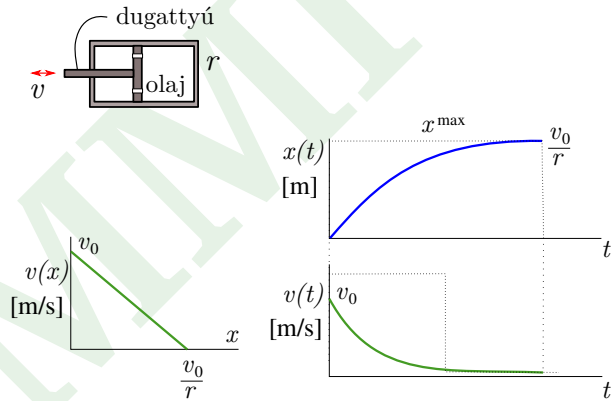


- (c) Mekkora a legmagasabb pont (y^{\max}), amit a labda elért?
- (d) Határozza meg a földetérést jelző t_2 időt, illetve adja meg ebben a t_2 időpillanatban a labda v_2 sebességét!

Megoldás: $v(t) = 10 - 9,81t$; $y(t) = 20 + 10t - \frac{9,81}{2}t^2$; $y^{\max} = 25,0936$ [m]; $t_2 = 3,28$ [s]; $v_2 = 22,19$ [$\frac{m}{s}$] ↓

- 4 Egy fékező mechanizmus látható az ábrán, ahol a dugattyú mozog egy olajjal töltött hengerben. Amikor a dugattyú v_0 sebességgel elindul, akkor az olaj áramlása lassítani fogja a dugattyú mozgását, mely arányos állandó $a = -rv$ sebességgel arányos lassulást jelent, ahol r a dugattyúhoz rendelt csillapítási tényező!

- (a) Fejezze ki a $v = v(t)$ függvényt!
- (b) Írja fel az $x = x(t)$ mozgástörvényt!
- (c) Határozza meg a $v = v(x)$ függvényt!



Megoldás: $v = v_0 e^{-rt}$; $x = (1 - e^{-rt}) \frac{v_0}{r}$; $v = v_0 - rx$.

- 5 Ismert a $[0, t_1]$ időszakaszban a tömegpont mozgástörvénye.

(MPt.I. 2.4)

$$\vec{r} = \vec{b}t + \vec{c}t^2$$

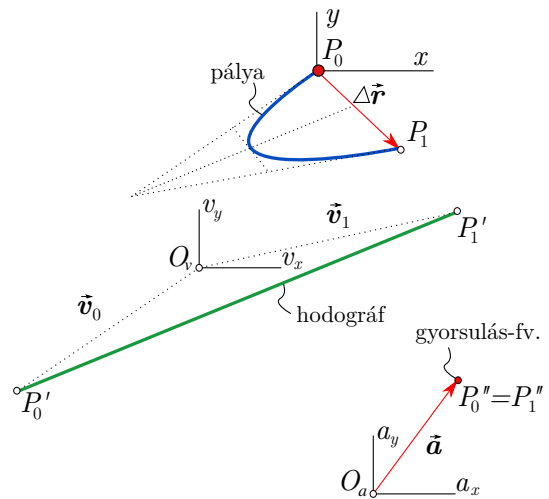
ahol

$$\vec{b} = (-3\vec{e}_x - 4\vec{e}_y) \left[\frac{m}{s} \right]; \quad \vec{c} = (2\vec{e}_x + 1, 5\vec{e}_y) \left[\frac{m}{s^2} \right]; \quad t_1 = 2$$
 [s]

- (a) Számítsa ki az adott időszakaszban a $\Delta\vec{r}$ elmozdulásvektort!
- (b) Rajzolja meg a tömegpont pályáját, hodográfját és gyorsulás függvényét!

Megoldás:

$$\Delta\vec{r} = (2\vec{e}_x - 2\vec{e}_y) \text{ [m]}; \quad \vec{v} = \vec{b} + 2\vec{c}t \text{ (egyenes)}; \quad \vec{a} = 2\vec{c} \text{ (pont)}.$$



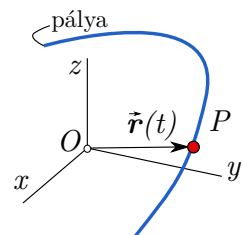
- 6 Ismeretes a $[0, t_1]$ időszakaszban a tömegpont térbeli mozgástörvénye.

(MPt.I. 2.7.)

$$\vec{r} = \vec{c}_1 \cos bt + \vec{c}_2 \sin bt$$

ahol

$$b = 5 \left[\frac{\text{rad}}{s} \right]; \quad t_1 = \frac{\pi}{2} \text{ [s]}; \quad \vec{c}_1 = (3\vec{e}_x + 4\vec{e}_y) \text{ [m]}; \quad \vec{c}_2 = (\vec{e}_y + 2\vec{e}_z) \text{ [m]}$$



- (a) Számítsa ki a $\Delta\vec{r}$ elmozdulásvektort és a \vec{v}_K közepes sebességet a fenti időszakaszra!
- (b) Határozza meg az $\vec{a}(t)$ gyorsulást!

(c) Írja fel a vetületi mozgások egyenleteit!

Megoldás: $\Delta \vec{r} = (-3\vec{e}_x - 3\vec{e}_y + 2\vec{e}_z)$ [m]; $\vec{v}_K = (-\frac{6}{\pi}\vec{e}_x - \frac{6}{\pi}\vec{e}_y + \frac{4}{\pi}\vec{e}_z)$ [$\frac{m}{s}$]; $\vec{a}(t) = -b^2\vec{e}_1 \cos bt - b^2\vec{e}_2 \sin bt$;
 $x(t) = 3 \cos bt$; $y(t) = 4 \cos bt + \sin bt$; $z(t) = 2 \sin bt$.

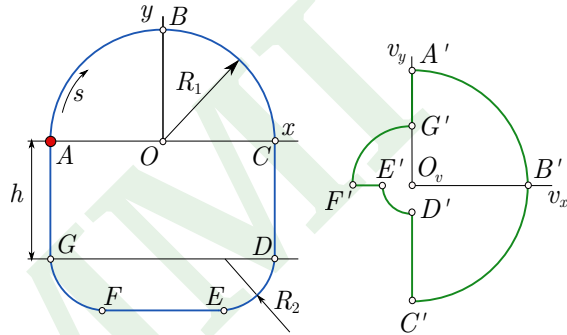
- 7 Egy tömegpont a vázolt pályán az A pontból indulva úgy mozog, hogy a köríves szakaszokat állandó pályasebességgel, az egyenes szakaszokat állandó gyorsulással futja be. (MPt. I. 2.23)

$$v_A = 15 \left[\frac{m}{s} \right]; \quad v_D = 5 \left[\frac{m}{s} \right]; \quad v_F = 10 \left[\frac{m}{s} \right];$$

$$R_1 = 10 \text{ [m]}; \quad R_2 = 5 \text{ [m]}; \quad h = 10 \text{ [m]}$$

(a) Rajzolja meg a mozgás hodográfját!

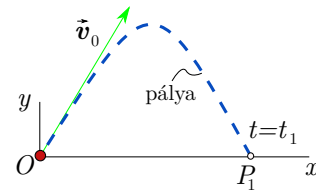
Megoldás: $\vec{v}_A = 15\vec{e}_y$ [$\frac{m}{s}$]; $\vec{v}_B = 15\vec{e}_x$ [$\frac{m}{s}$];
 $\vec{v}_C = -15\vec{e}_y$ [$\frac{m}{s}$]; $\vec{v}_D = -5\vec{e}_y$ [$\frac{m}{s}$]; $\vec{v}_F = -10\vec{e}_x$ [$\frac{m}{s}$].



- 8 Vízszintes talajról az O pontból \vec{v}_0 kezdősebességgel egy labdát hajítottunk el. A tömegpont állandó \vec{g} gyorsulással mozog, és t_1 idő múlva ér vissza a talajra. (MPt. I. 2.32)

$$\vec{v}_0 = (6\vec{e}_x + 8\vec{e}_y) \left[\frac{m}{s} \right]; \quad \vec{g} = -10\vec{e}_y \left[\frac{m}{s^2} \right]$$

- (a) Határozza meg az elhajítás pillanatában a pálya ρ_0 görbületi sugarát!
 (b) Határozza meg a mozgás pályáját, hodográfját és a hajítás idejét!

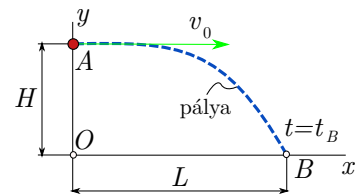


Megoldás: $\rho_0 = 16,6$ [m]; pálya: parabola ($\vec{r}_0 = \vec{0}$ és $\vec{r}_1 = 9,6\vec{e}_x$ [m] között); hodográf: egyenes (\vec{v}_0 és $\vec{v}_1 = (6\vec{e}_x - 8\vec{e}_y)$ [$\frac{m}{s}$] között); $t_1 = 1,6$ [s].

- 9 Vízszintes v_0 kezdősebességgel az A pontból elhajított acélgolyó t_B idő múlva ér a B pontba. (MPt. I. 2.33)

$$v_0 = 80 \left[\frac{m}{s} \right]; \quad t_B = 6 \text{ [s]}$$

- (a) Rajzolja meg a hodográfot, majd annak segítségével számítsa ki a kiindulási helyzet H magasságát, és a hajítás L távolságát!
 (b) Határozza meg a B pontban a pálya ρ_B görbületi sugarát!

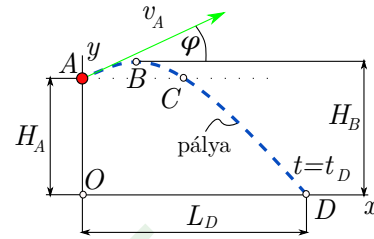


Megoldás: hodográf: egyenes ($\vec{v}_A = 80\vec{e}_x$ [$\frac{m}{s}$] és $\vec{v}_B = (80\vec{e}_x - 60\vec{e}_y)$ [$\frac{m}{s}$] között); $H = 180$ [m]; $L = 480$ [m]; $\rho_B = 1250$ [m].

- 10 A vízszintes talaj fölött H_A magasságban lévő A pontból egy tömegpontnak tekinthető labdát hajítunk a vízszintessel φ szöget bezáró v_A sebességgel felfelé. (MPt. I. 2.36)

$$H_A = 100 \text{ [m]; } \quad \varphi = 30^\circ; \quad v_A = 80 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]$$

- (a) Adja meg, hogy a labda mikor ér a pálya B tetőpontjába, és számítsa ki, hogy milyen H_B magasságba emelkedik!
- (b) Határozza meg, hogy mekkora a pálya ρ_C görbületi sugara a kiindulási magasságban lévő C pontban!
- (c) Számítsa ki, hogy a tömegpont mikor ér a pálya C , illetve a földreérkezés D pontjába!
- (d) Adja meg a hajítás vízszintes L_D vetületi távolságát!



Megoldás: $t_B = 4 \text{ [s]; } H_B = 180 \text{ [m]; } \rho_C = 739 \text{ [m]; } t_C = 8 \text{ [s]; } t_D = 10 \text{ [s]; } L_D = 692,82 \text{ [m].}$

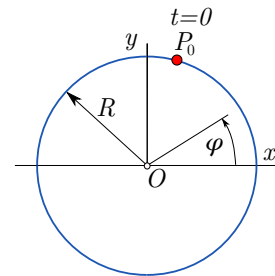
- 11 Az R sugarú körön a $[0; t_B]$ időintervallumban a tömegpontnak tekinthető fémgolyó a $\varphi = \varphi(t)$ törvény szerint mozog. (MPt. I. 2.43)

$$R = 5 \text{ [m]; } \quad t_B = 2,5 \text{ [s]; } \quad \varphi = c_0 + c_1 t^2$$

ahol

$$c_0 = 1,5 \text{ [rad]; } \quad c_1 = 4 \left[\frac{\text{rad}}{\text{s}^2} \right]$$

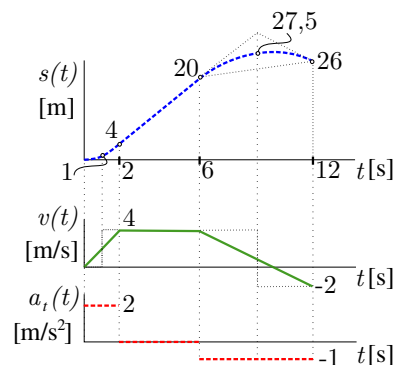
- (a) Határozza meg az adott időintervallumra vonatkozó v_K közepes sebesség abszolút értékét!
- (b) Számítsa ki a t_B időpillanatban a v_B pályasebességet, az a_{tB} pályagyorsulást és az a_{nB} normális irányú gyorsulást!



Megoldás: $v_K = 0,27 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]; v_B = 100 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]; a_{tB} = 40 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]; a_{nB} = 2000 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right].$

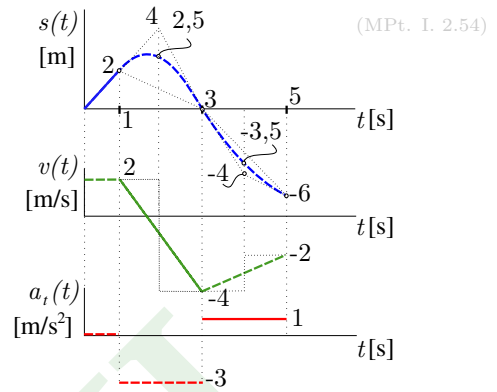
- 12 Egy tömegpont az adott $v(t)$ diagram szerint mozog a pályáján. (MPt. I. 2.56)

- (a) Vázolja fel az $s(t)$ és az $a_t(t)$ diagramokat (foronómiai görbéket)!
- (b) Számítással határozza meg a jellemző metszékeket, ha $s_0 = 0$!



13 Egy tömegpont úgy mozog a pályáján, hogy

- a $[0; t_1]$ időszakaszban az $s(t)$ függvény,
- a $[t_1; t_2]$ időszakaszban a $v(t)$ függvény,
- míg a $[t_2; t_3]$ időszakaszban az $a_t(t)$ függvény ismert.
 $t_1 = 1$ [s]; $t_2 = 3$ [s]; $t_3 = 5$ [s]

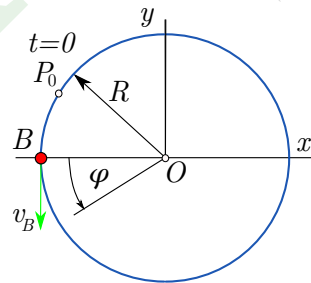


- (a) Rajzolja meg a foronómiai görbék hiányzó szakaszait!
 (b) Számítással tüntesse fel a jellemző metszékeket!

14 Ismeretes az R sugarú körön egyenletesen gyorsuló körmozgást végző tömegpont B pontbeli \vec{v}_B sebessége és \vec{a}_B gyorsulásának abszolút értéke. (MPt. I. 2.46)

$$\vec{v}_B = -4\vec{e}_y \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]; \quad |\vec{a}_B| = 10 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]; \quad R = 2 \text{ [m]}$$

- (a) Határozza meg az \vec{a}_B gyorsulásvektort!
 (b) A foronómiai görbék segítségével számítsuk ki, hogy mikor és honnan indult a tömegpont!



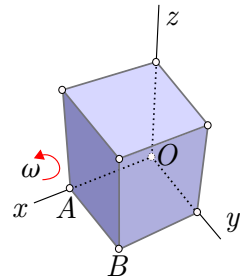
Megoldás: $\vec{a}_B = (8\vec{e}_x - 6\vec{e}_y) \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]; t_1 = 0,6$ [s]; $s_1 = 1,3$ [m] ($\varphi = 38,197^\circ$).

15 A merev test pillanatnyi szögsebessége $\vec{\omega}$, és A pontjának sebessége \vec{v}_A . (MPt. I. 2.78)

$$\vec{\omega} = 4\vec{e}_x \left[\frac{\text{rad}}{\text{s}} \right]; \quad \vec{v}_A = 2\vec{e}_z \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]; \quad \vec{r}_{AB} = 3\vec{e}_y \text{ [m]}$$

- (a) Határozza meg a B pont pillanatnyi \vec{v}_B sebességét!

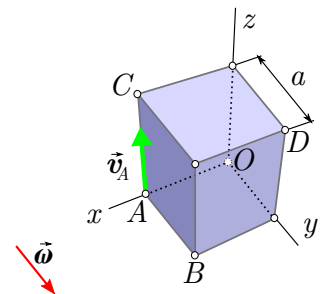
Megoldás: $\vec{v}_B = 14\vec{e}_z \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]$.



16 Az a élhosszúságú kocka sebességállapota $\vec{\omega}$ szögsebességével és A pontjának \vec{v}_A sebességével adott. (MPt. I. 2.79)

$$a = 0,5 \text{ [m]}; \quad \vec{v}_A = 3\vec{e}_z \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]; \quad \vec{\omega} = 2\vec{e}_y \left[\frac{\text{rad}}{\text{s}} \right]$$

- (a) Számítsa ki a B, C és D pontok sebességét!
 (b) Határozza meg a szögsebesség-vektorrendszer centrális egyenesét!
 (a pillanatnyi forgástengelyt)
 (c) Milyen elemi mozgást végez a test?



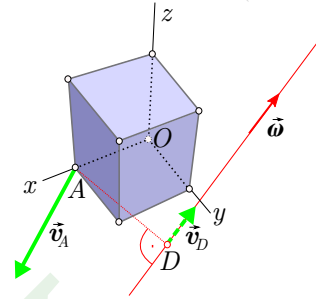
Megoldás: $\vec{v}_B = 3\vec{e}_z \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]; \vec{v}_C = (\vec{e}_x + 3\vec{e}_z) \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]; \vec{v}_D = (\vec{e}_x + 4\vec{e}_z) \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]; 2\vec{e}_y \times \vec{r} + 4\vec{e}_z = \vec{0}$; elemi forgó mozgás (II.a).

- 17 Ismeretes a merev test $\vec{\omega}$ szögsebessége és A pontjának \vec{v}_A sebessége.

(MPt. I. 2.81)

$$\vec{\omega} = (\vec{e}_x + 2\vec{e}_y + 2\vec{e}_z) \left[\frac{\text{rad}}{\text{s}} \right]; \quad \vec{v}_A = (18\vec{e}_x + 9\vec{e}_y) \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]; \quad \vec{r}_A = 4\vec{e}_x \text{ [m]}$$

- Adja meg a szögsebesség-vektorrendszer centrális egyenesének A ponthoz legközelebbi D pontját (\vec{r}_D)!
- Határozza meg az $\vec{\omega}$ szögsebesség-vektorrendszer centrális egyenesének egyenletét!
- Milyen elemi mozgást végez a test?



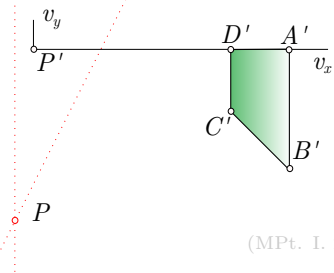
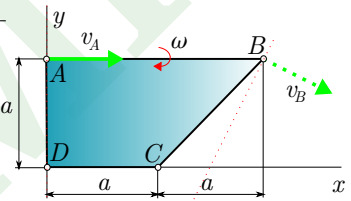
Megoldás: $\vec{r}_D = (2\vec{e}_x + 4\vec{e}_y - 3\vec{e}_z) \text{ [m]}$; $\vec{\omega} \times \vec{r} - \vec{\omega} \times \vec{r}_D$; elemi csavarmozgás (II.b).

- 18 A síkmozgást végző merev test sebességállapota

$\vec{\omega}$ szögsebességével és A pontjának sebességével adott.

$$\vec{\omega} = -\vec{e}_z \left[\frac{\text{rad}}{\text{s}} \right]; \quad \vec{v}_A = 4\vec{e}_x \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]; \quad a = 1 \text{ [m]}$$

- Határozza meg számítással a B pont \vec{v}_B sebességét!
- Szerkesztéssel adja meg a sebességpólus helyét!
- Számítással / szerkesztéssel határozza meg a C és D pontok \vec{v}_C és \vec{v}_D sebességét!



Megoldás: $\vec{v}_B = (4\vec{e}_x - 2\vec{e}_y) \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]$; $\vec{r}_P = -3\vec{e}_y \text{ [m]}$; $\vec{v}_C = (3\vec{e}_x - \vec{e}_y) \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]$; $\vec{v}_D = 3\vec{e}_x \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]$.

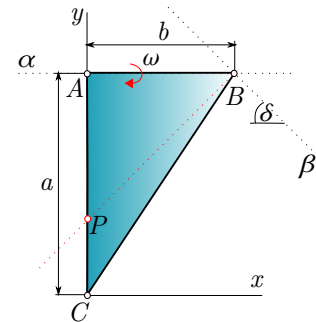
(MPt. I. 2.88)

- 19 Ismeretes a síkmozgást végző merev test $\vec{\omega}$ szögsebessége, valamint az A pont sebességének α és a B pont sebességének β hatásvonala, mely utóbbi a vízszintessel δ szöget zár be.

(MPt. I. 2.90)

$$\vec{\omega} = -3\vec{e}_z \left[\frac{\text{rad}}{\text{s}} \right]; \quad a = 3 \text{ [m]}; \quad b = 2 \text{ [m]}; \quad \delta = 45^\circ$$

- Határozza meg a P sebességpólus \vec{r}_P helyvektorát!
- Számítsa ki az A és a B pont \vec{v}_A és \vec{v}_B sebességét!



Megoldás: $\vec{r}_P = \vec{e}_y \text{ [m]}$; $\vec{v}_A = 6\vec{e}_x \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]$; $\vec{v}_B = (6\vec{e}_x - 6\vec{e}_y) \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]$.

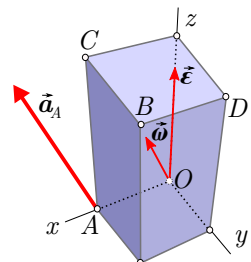
- 20 Adott a vizsgált időpillanatban a merev test $\vec{\omega}$ szögsebessége, $\vec{\epsilon}$ szöggyorsulása, valamint A pontjának \vec{a}_A gyorsulása.

(MPt. I. 2.96)

$$\vec{\omega} = (\vec{e}_x - 2\vec{e}_y) \left[\frac{\text{rad}}{\text{s}} \right]; \quad \vec{\epsilon} = 4\vec{e}_z \left[\frac{\text{rad}}{\text{s}^2} \right]; \quad \vec{a}_A = (3\vec{e}_x + 5\vec{e}_z) \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]$$

- Számítsa ki a B pont \vec{a}_B gyorsulását, ha $\vec{r}_{AB} = (\vec{e}_y + 2\vec{e}_z) \text{ [m]}$!

Megoldás: $\vec{a}_B = (-3\vec{e}_x - \vec{e}_y - 5\vec{e}_z) \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]$.



- 21 A merev test síkmozgást végez.

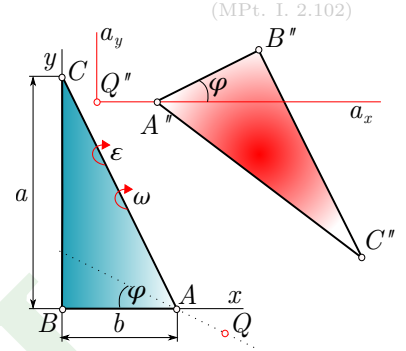
Szögsebessége $\vec{\omega}$, szöggyorsulása $\vec{\epsilon}$ és A pontjának gyorsulása \vec{a}_A .

$$\vec{\omega} = -4\vec{e}_z \left[\frac{\text{rad}}{\text{s}} \right]; \quad \vec{\epsilon} = -8\vec{e}_z \left[\frac{\text{rad}}{\text{s}^2} \right]; \quad \vec{a}_A = 10\vec{e}_x \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right];$$

$$a = 2 \text{ [m]}; \quad b = 1 \text{ [m]}$$

- (a) Számítsuk ki a B pont \vec{a}_B gyorsulását!
 (b) Szerkesszük meg az \vec{a}_B ismeretében a C pont \vec{a}_C gyorsulását!

Megoldás: $\vec{a}_B = (26\vec{e}_x + 8\vec{e}_y) \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]; \quad \vec{a}_C = (42\vec{e}_x - 24\vec{e}_y) \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right].$

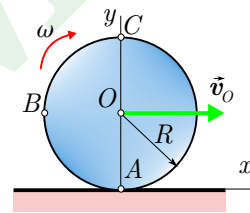


- 22 Az R sugarú korong vízszintes talajon gördül. O pontjának \vec{v}_O sebessége állandó.

$$R = 4 \text{ [m]}; \quad \vec{v}_O = 20\vec{e}_x \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]$$

- (a) Keresse meg a pillanatnyi P sebességpólust!
 (b) Határozza meg az A, B és C pontok pillanatnyi \vec{v}_A, \vec{v}_B és \vec{v}_C sebességét!
 (c) Keresse meg a pillanatnyi Q gyorsuláspólust!
 (d) Számítsa ki az A, B és C pontok pillanatnyi \vec{a}_A, \vec{a}_B és \vec{a}_C gyorsulását!

Megoldás: $\vec{r}_P = \vec{0}; \quad \vec{v}_A = \vec{0}; \quad \vec{v}_B = (20\vec{e}_x + 20\vec{e}_y) \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]; \quad \vec{v}_C = 40\vec{e}_x \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]; \quad \vec{r}_Q = 4\vec{e}_y \text{ [m]}; \quad \vec{a}_A = 100\vec{e}_y \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]; \quad \vec{a}_B = 100\vec{e}_x \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]; \quad \vec{a}_C = -100\vec{e}_y \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right].$



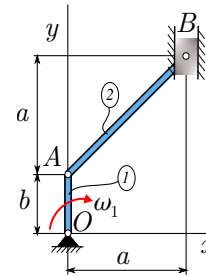
- 23 Az ábrán látható forgattyús mechanizmus 1 jelű forgattyújának $\vec{\omega}_1$ szögsebessége állandó.

$$\vec{\omega}_1 = -2\vec{e}_z \left[\frac{\text{rad}}{\text{s}} \right]; \quad a = 3 \text{ [m]}; \quad b = 1,5 \text{ [m]}$$

Határozza meg a vázolt helyzetben a 2 jelű rúd pillanatnyi

- (a) P_2 sebességpólusát, $\vec{\omega}_2$ szögsebességét, és B pontjának \vec{v}_B sebességét!
 (b) $\vec{\epsilon}_2$ szöggyorsulását és B pontjának \vec{a}_B gyorsulását!

Megoldás: $\vec{r}_{P_2} = 4,5\vec{e}_y \text{ [m]}; \quad \vec{v}_B = 3\vec{e}_y \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]; \quad \vec{\omega}_2 = \vec{e}_z \left[\frac{\text{rad}}{\text{s}} \right]; \quad \vec{\epsilon}_2 = -\vec{e}_z \left[\frac{\text{rad}}{\text{s}^2} \right]; \quad \vec{a}_B = -12\vec{e}_y \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right].$

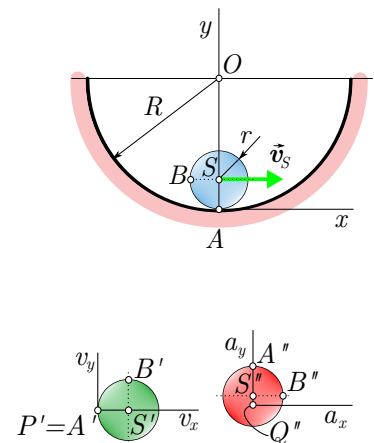


- 24 Álló R sugarú henger belső felületén r sugarú hengert gördítünk le. Az r sugarú henger S súlypontjának a vázolt időpillanatban a sebessége \vec{v}_S , a tangenciális gyorsulása a_{St} .

$$R = 5 \text{ [m]}; \quad r = 1 \text{ [m]}; \quad \vec{v}_S = 4\vec{e}_x \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]; \quad a_{St} = 0$$

- (a) Számítsa ki az r sugarú henger $\vec{\omega}$ szögsebességét és $\vec{\epsilon}$ szöggyorsulását!
 (b) Határozza meg az r sugarú henger S súlypontjának és A pontjának pillanatnyi \vec{a}_S és \vec{a}_A gyorsulását!
 (c) Szerkessze meg az r sugarú henger sebességábráját!
 (d) Rajzolja fel az r sugarú henger gyorsulásábráját!
 (e) Adja meg a Q gyorsuláspólus \vec{r}_Q helyvektorát!

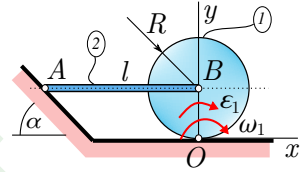
Megoldás: $\vec{\omega} = -4\vec{e}_z \left[\frac{\text{rad}}{\text{s}} \right]; \quad \vec{\epsilon} = \vec{0}; \quad \vec{a}_S = 4\vec{e}_y \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]; \quad \vec{a}_A = 20\vec{e}_y \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]; \quad \vec{r}_{SQ} = 0,25\vec{e}_y \text{ [m]}.$



- 25) Az l hosszúságú AB rúd A jelű vége az α lejtőn mozog, B jelű vége csuklóval kapcsolódik az R sugarú korong súlypontjához. A korong pillanatnyi szögsebessége $\vec{\omega}_1$, szöggyorsulása $\vec{\epsilon}_1$. A vizsgált időpillanatban a rúd vízszintes helyzetben van. (D.P. 4.7)

$$R = 0,4 \text{ [m]}; \quad l = 1,2 \text{ [m]}; \quad \alpha = 45^\circ; \quad \vec{\omega}_1 = -6 \vec{e}_z \left[\frac{\text{rad}}{\text{s}} \right]; \quad \vec{\epsilon}_1 = -2 \vec{e}_z \left[\frac{\text{rad}}{\text{s}^2} \right]$$

- (a) Adja meg az AB rúd P_2 pillanatnyi sebességpólusát!
 (b) Határozza meg az AB rúd $\vec{\omega}_2$ szögsebességét, valamint az A és B pont pillanatnyi \vec{v}_A és \vec{v}_B sebességét!
 (c) Számítsa ki az AB rúd $\vec{\epsilon}_2$ szöggyorsulását, valamint az A és a B pont \vec{a}_A és \vec{a}_B gyorsulását!

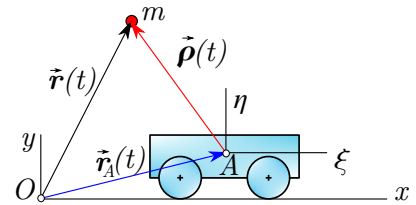


Megoldás: $\vec{r}_{P_2} = 1,6 \vec{e}_y \text{ [m]}; \quad \vec{\omega}_2 = 2 \vec{e}_z \left[\frac{\text{rad}}{\text{s}} \right]; \quad \vec{v}_A = (2,4 \vec{e}_x - 2,4 \vec{e}_y) \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]; \quad \vec{v}_B = 2,4 \vec{e}_x \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]; \quad \vec{\epsilon}_2 = 4,6 \vec{e}_z \left[\frac{\text{rad}}{\text{s}^2} \right]; \quad \vec{a}_A = (5,6 \vec{e}_x - 5,6 \vec{e}_y) \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]; \quad \vec{a}_B = 0,8 \vec{e}_x \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right].$

- 26) Ismeretes a mozgó jármű A pontjának $\vec{r}_A(t) = \vec{r}_{A0} + \vec{b}_A t + \vec{c}_A t^2$ mozgástörvénye, valamint az m tömegpont $\vec{r}(t) = \vec{r}_0 + \vec{b} t + \vec{c} t^2$ mozgástörvénye az xyz KR-ben. (MPt. I. 2.110)

ahol

$$\begin{aligned} \vec{r}_{A0} &= (3 \vec{e}_x + \vec{e}_y) \text{ [m]}; & \vec{r}_0 &= (3 \vec{e}_x + 4 \vec{e}_y) \text{ [m]}; \\ \vec{b}_A &= 4 \vec{e}_x \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]; & \vec{b} &= (\vec{e}_x + 2 \vec{e}_y) \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]; \\ \vec{c}_A &= 3,75 \vec{e}_x \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]; & \vec{c} &= -5 \vec{e}_y \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right] \end{aligned}$$

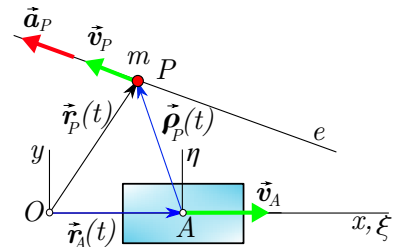


- (a) Határozza meg a járműhöz kötött $\xi\eta\zeta$ KR-ben a tömegpont $\vec{\rho}(t)$ mozgástörvényét, valamint $t = 0$ időpontban a tömegpont $\vec{\beta}_0$ sebességét, és $\vec{\alpha}_0$ gyorsulását!
 (b) Adja meg a járműhöz kötött $\xi\eta\zeta$ KR-ben a tömegpont pályát!

Megoldás: $\vec{\rho}(t) = \vec{\rho}_0 + \vec{\beta}_0 t + \frac{1}{2} \vec{\alpha}_0 t^2$, ahol $\vec{\rho}_0 = 3 \vec{e}_y \text{ [m]}; \quad \vec{\beta}_0 = (-3 \vec{e}_x + 2 \vec{e}_y) \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]; \quad \vec{\alpha}_0 = (-7,5 \vec{e}_x - 10 \vec{e}_y) \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right].$

- 27) A P pont az $\vec{r}(t) = \vec{r}_P + \vec{v}_P t + \frac{1}{2} \vec{a}_P t^2$ mozgástörvény szerint mozog az e egyenes pályán. Az x tengely mentén állandó \vec{v}_A sebességgel mozog egy jármű, amelyhez a $\xi\eta\zeta$ KR-t kötjük. (MPt. I. 2.114)

$$\begin{aligned} \vec{r}_P &= (6 \vec{e}_x + 5 \vec{e}_y) \text{ [m]}; & \vec{v}_P &= (-2 \vec{e}_x + 1,5 \vec{e}_y) \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]; \\ \vec{a}_P &= (-4 \vec{e}_x + 3 \vec{e}_y) \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]; & \vec{v}_A &= 6 \vec{e}_x \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right] \end{aligned}$$



- (a) Írja fel a $t = 0$ időpontban a tömegpont mozgástörvényét a $\xi\eta\zeta$ KR-ben!
 (b) Adja meg a P pont kocsihoz képesti $\vec{\beta}_P$ sebességét és $\vec{\alpha}_P$ gyorsulását!

Megoldás: $\vec{\rho}(t) = \vec{\rho}_P + \vec{\beta}_P t + \frac{1}{2} \vec{\alpha}_P t^2$, ahol $\vec{\rho}_P = \vec{r}_P - \vec{r}_{A0}; \quad \vec{\beta}_P = (-8 \vec{e}_x + 1,5 \vec{e}_y) \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]; \quad \vec{\alpha}_P = (-4 \vec{e}_x + 3 \vec{e}_y) \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right].$

- 28) A hasáb alakú merev test a hozzákötött $\xi\eta\zeta$ KR-rel az A ponton átmenő z tengellyel párhuzamos tengely körül állandó $\vec{\omega}$ szögsebességgel forog, miközben az y tengellyel párhuzamosan vezetett KL rudat emeli, melynek K pontja a hasáb BC egyenesén csúszik.

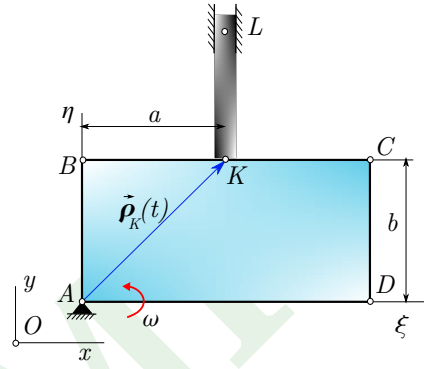
(MPt. I. 2.119)

$$\vec{\omega} = 2\vec{e}_z \left[\frac{\text{rad}}{\text{s}} \right]; \quad a = 0,4 \text{ [m]}; \quad b = 0,4 \text{ [m]}$$

- (a) Számítsa ki a vázolt helyzetben a rúd K pontjának \vec{v}_K sebességét és \vec{a}_K gyorsulását az xyz KR-ben!
 (b) Határozza meg a vázolt helyzetben a rúd K pontjának $\vec{\beta}_K$ sebességét és $\vec{\alpha}_K$ gyorsulását a $\xi\eta\zeta$ KR-ben!

Megoldás:

$$\vec{v}_K = 0,8\vec{e}_y \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]; \quad \vec{a}_K = 1,6\vec{e}_y \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]; \quad \vec{\beta}_K = 0,8\vec{e}_x \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]; \quad \vec{\alpha}_K = 1,6\vec{e}_x \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right].$$



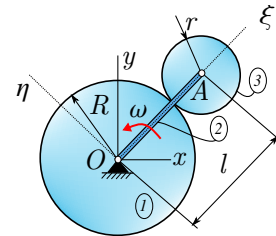
- 29) Az r sugarú körhengert az ábrán látható l hosszúságú kar segítségével legördítjük az R sugarú álló körhengeren. A $\xi\eta\zeta$ KR-t az OA karhoz kötjük, amely állandó ω szögsebességgel forog az álló xyz KR-ben.

(MPt. I. 2.125)

$$\omega = 10 \left[\frac{\text{rad}}{\text{s}} \right]; \quad r = 0,3 \text{ [m]}; \quad R = 0,6 \text{ [m]}$$

- (a) Számítsa ki az r sugarú körhenger szögsebességét a $\xi\eta\zeta$ és az xyz KR-ben is!
 (b) Mekkora az r sugarú körhenger szöggyorsulása az xyz KR-ben?

Megoldás: $\vec{\omega}_{13} = 30\vec{e}_z \left[\frac{\text{rad}}{\text{s}} \right]; \quad \vec{\omega}_{23} = 20\vec{e}_z \left[\frac{\text{rad}}{\text{s}} \right]; \quad \vec{\epsilon}_{13} = \vec{0}.$



- 30) Az R sugarú korong a hozzákötött $\xi\eta\zeta$ KR-rel együtt a ζ tengely körül állandó $\vec{\omega}_{12}$ szögsebességgel forog. Közben az r sugarú henger a $\xi\eta\zeta$ KR-hez képest a b jelű tengely körül $\vec{\omega}_{23}$ pillanatnyi szögsebességgel és $\vec{\epsilon}_{23}$ szöggyorsulással forog.

(MPt. I. 2.128)

$$\vec{\omega}_{12} = 5\vec{e}_z \left[\frac{\text{rad}}{\text{s}} \right]; \quad \vec{\omega}_{23} = 2\vec{e}_\eta \left[\frac{\text{rad}}{\text{s}} \right]; \quad \vec{\epsilon}_{23} = 3\vec{e}_\eta \left[\frac{\text{rad}}{\text{s}^2} \right];$$

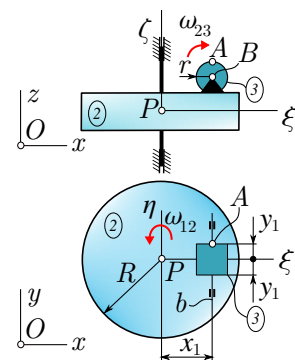
$$r = 0,1 \text{ [m]}; \quad R = 0,5 \text{ [m]}; \quad x_1 = 0,3 \text{ [m]}; \quad y_1 = 0,1 \text{ [m]}$$

- (a) Mekkora az r sugarú henger $\vec{\omega}_{13}$ szögsebessége és $\vec{\epsilon}_{13}$ szöggyorsulása a vizsgált időpillanatban az xyz KR-ben?
 (b) Számítsa ki az r sugarú korongon lévő A pont pillanatnyi $\vec{\beta}_A$ sebességét és $\vec{\alpha}_A$ gyorsulását a $\xi\eta\zeta$ KR-ben!
 (c) Határozza meg a \vec{v}_A sebességet és az \vec{a}_A gyorsulást az xyz KR-ben!

Megoldás:

$$\vec{\omega}_{13} = (2\vec{e}_y + 5\vec{e}_z) \left[\frac{\text{rad}}{\text{s}} \right]; \quad \vec{\epsilon}_{13} = (-10\vec{e}_x + 3\vec{e}_y) \left[\frac{\text{rad}}{\text{s}^2} \right]; \quad \vec{\beta}_A = 0,2\vec{e}_x \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]; \quad \vec{\alpha}_A = (0,3\vec{e}_x - 0,4\vec{e}_z) \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right];$$

$$\vec{v}_A = (-0,3\vec{e}_x + 1,5\vec{e}_y) \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]; \quad \vec{a}_A = (-7,2\vec{e}_x - 0,5\vec{e}_y - 0,4\vec{e}_z) \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right].$$

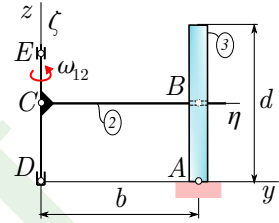


- 31) A DE tengely körül forgó BC rúd szögsebessége az álló xyz KR-ben $\vec{\omega}_{12} = \text{áll}$. A BC rúdon csapágyazott r sugarú vékony tárcsa az A pontban gördül a talajon. A $\xi\eta\zeta$ KR-t a BC rúdhoz kötjük. Az ábrán vázolt helyzet a $t = 0$ időpillanatot szemlélteti.

(MPt. I. 2.133)

$$\vec{\omega}_{12} = 10\vec{e}_z \left[\frac{\text{rad}}{\text{s}} \right]; \quad b = 2 \text{ [m]}; \quad d = 2 \text{ [m]}$$

- (a) Számítsa ki a vázolt helyzetben a tárcsa szögsebességét a $\xi\eta\zeta$ és az xyz KR-ben!
- (b) Határozza meg a $\xi\eta\zeta$ és az xyz KR-ben a $t = 0$ időpillanatban a tárcsa szöggyorsulását!

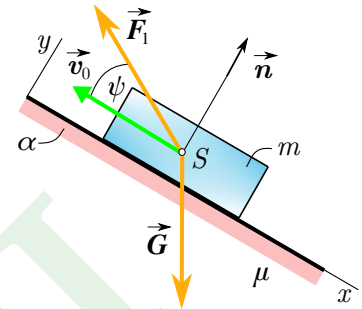
**Megoldás:**

$$\vec{\omega}_{13} = (-20\vec{e}_y + 10\vec{e}_z) \left[\frac{\text{rad}}{\text{s}} \right]; \quad \vec{\omega}_{23} = -20\vec{e}_y \left[\frac{\text{rad}}{\text{s}} \right]; \quad \vec{\varepsilon}_{13} = 200\vec{e}_x \left[\frac{\text{rad}}{\text{s}^2} \right]; \quad \vec{\varepsilon}_{23} = \vec{0}.$$

- 32) Lejtős kényszerpályán \vec{G} súlyú anyagi pont kezdősebessége \vec{v}_0 . Az anyagi pontra ható \vec{F}_1 erő ψ szöget zár be a kényszerpályával. A súrlódás elhanyagolható. (MPt. I. 4.19)

$$\operatorname{tg} \psi = 0,4; \quad \vec{G} = (60\vec{e}_x - 80\vec{e}_y) [\text{N}]; \quad \mu = 0; \quad g = 10 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]$$

- (a) Mekkora \vec{F}_1 erő esetén mozoghat állandó $\vec{v} = \vec{v}_0$ sebességgel a tömegpont?
 (b) Számítsa ki a tömegpont \vec{a} gyorsulását és az \vec{F}_t kényszererőt ha $\vec{F}_1 = (-85\vec{e}_x + 34\vec{e}_y) [\text{N}]$?
 (c) Határozza meg, hogy mekkora \vec{F}_1^{\max} erő esetén mozoghat még a tömegpont az α jelű kényszerpályán!

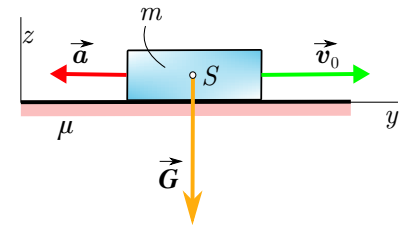


Megoldás: $\vec{F}_1 = (-60\vec{e}_x + 24\vec{e}_y) [\text{N}]; \vec{a} = -2,5\vec{e}_x \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]; \vec{F}_t = 46\vec{e}_y [\text{N}]; \vec{F}_1^{\max} = (-200\vec{e}_x + 80\vec{e}_y) [\text{N}].$

- 33) A vízszintes érdes kényszerpályán \vec{v}_0 kezdősebességgel elindított tömegpontnak tekinthető \vec{G} súlyú m tömegű test a súrlódás következtében állandó \vec{a} lassulással mozog ($\vec{a} \cdot \vec{v}_0 < 0$). (MPt. I. 4.20)

$$\vec{G} = -800\vec{e}_z [\text{N}]; \quad m = 80 [\text{kg}]; \quad \vec{v}_0 = 10\vec{e}_y \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]; \quad \vec{a} = -0,4\vec{e}_y \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]$$

- (a) Mekkora a μ súrlódási tényező?
 (b) Számítsuk ki az \vec{F}_α kényszererőt!

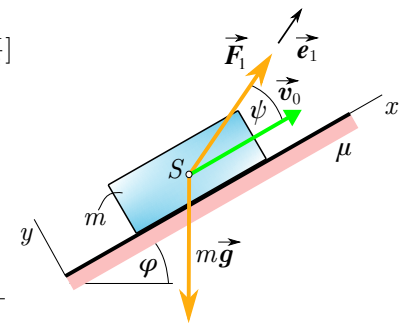


Megoldás: $\mu = 0,04; \vec{F}_\alpha = (-32\vec{e}_y + 800\vec{e}_z) [\text{N}].$

- 34) A vízszintessel φ szöget bezáró érdes lejtőn pillanatnyilag \vec{v}_0 sebességgel mozog az m tömegű anyagi pont. Az \vec{F}_1 erő ψ szöget zár be a \vec{v}_0 sebességvektorral, a mozgásbeli súrlódási tényező μ . (MPt. I. 4.25)

$$\vec{F}_1 = F_1\vec{e}_1; \quad \varphi = \psi = 30^\circ; \quad \vec{v}_0 = 8\vec{e}_x \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]; \quad m = 10 [\text{kg}]; \quad g = 10 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]$$

- (a) Határozza meg, hogy a tömegpont \vec{a} gyorsulása hogyan függ F_1 értékétől!
 (b) Mekkora F_1^{\max} erő esetén marad a tömegpont a lejtős pályán?

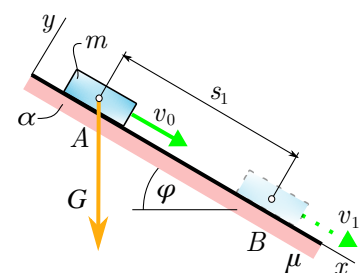


Megoldás: $a = -g(\sin \varphi + \mu \cos \varphi) + \frac{F_1}{m}(\cos \psi + \mu \sin \psi); F_1^{\max} = 173 [\text{N}].$

- 35) A vízszintessel φ szöget bezáró, tökéletesen simának tekintett lejtőn kezdősebesség nélkül csúszik le a \vec{G} súlyú anyagi pont. (MPt. I. 4.30)

$$\varphi = 30^\circ; \quad G = 600 [\text{N}]; \quad g = 10 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]; \quad s_1 = 40 [\text{m}]$$

- (a) Mekkora a tömegpont E_1 kinetikai energiája és v_1 sebessége s_1 út megtétele után?
 (b) Mennyi idő alatt teszi meg a tömegpont a kijelölt s_1 utat?



Megoldás: $E_1 = 12 [\text{kJ}]; v_1 = 20 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]; t_1 = 4 [\text{s}].$

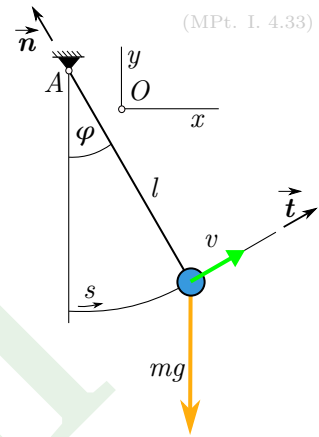
- 36 Az A pontban felfüggesztett, l hosszúságú elhanyagolható tömegű nyújthatatlan fonál végére rögzített $m\vec{g}$ súlyú tömegpont pillanatnyi sebessége \vec{v} .

$$\vec{v} = v\vec{t}; \quad l = 0,5 \text{ [m]}; \quad \varphi = 30^\circ;$$

$$m = 0,2 \text{ [kg]}; \quad g = 10 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2}\right]; \quad v = 2 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}}\right]$$

- (a) Határozzuk meg számítással a tömegpont pillanatnyi a_n normális- és a_t pályagyorsulását!
- (b) Számítsa ki az F_A fonálerőt!

Megoldás: $a_n = 8 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2}\right](\sphericalangle); a_t = 5 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2}\right](\sphericalangle); F_A = 3,3 \text{ [N]}.$



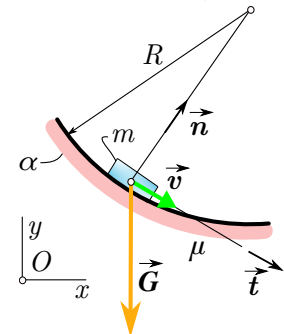
- 37 Az R sugarú körív alakú érdes kényszerpályán G súlyú tömegpont mozog, pillanatnyi sebessége \vec{v} .

$$R = 2 \text{ [m]}; \quad G = 60 \text{ [N]}; \quad g = 10 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2}\right]; \quad \vec{v} = 2\vec{t} \left[\frac{\text{m}}{\text{s}}\right]; \quad \mu = 0,2;$$

$$\vec{t} = (0,8\vec{e}_x - 0,6\vec{e}_y) [-]; \quad \vec{n} = (0,6\vec{e}_x + 0,8\vec{e}_y) [-]$$

- (a) Számítsa ki a tömegpont \vec{a} gyorsulását, valamint az $\vec{F}_\alpha = N_\alpha\vec{n} + S_\alpha\vec{t}$ kényszererőt!

Megoldás: $\vec{a} = (2\vec{n} + 4\vec{t}) \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2}\right]; \vec{F}_\alpha = (60\vec{n} - 12\vec{t}) \text{ [N]}.$

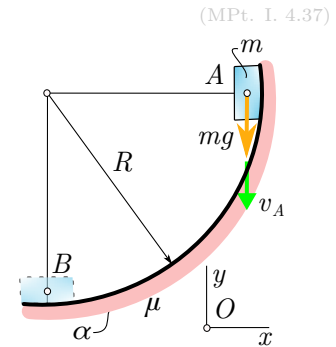


- 38 Az $m\vec{g}$ súlyú tömegpont R sugarú köríves sima kényszerpályán mozog. A tömegpont A pontbeli \vec{v}_A sebessége ismert.

$$m = 4 \text{ [kg]}; \quad g = 10 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2}\right]; \quad R = 0,8 \text{ [m]}; \quad v_A = 3 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}}\right]$$

- (a) Mekkora a tömegpont v_B sebessége a pálya legalacsonyabb B pontjában?
- (b) Számítsa ki az A illetve a B pontra ható F_A illetve F_B kényszererőt!

Megoldás: $v_B = 5 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}}\right]; F_A = 45 \text{ [N]}; F_B = 165 \text{ [N]}.$

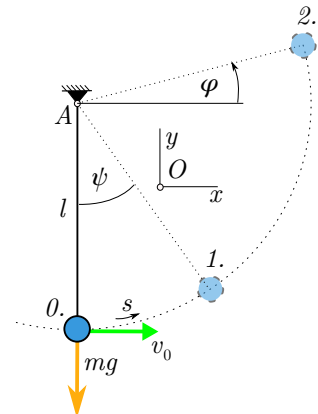


- 39 Az elhanyagolható tömegű, tökéletesen hajlékonynak és nyújthatatlannak tekinthető fonál végére helyezett mg súlyú tömegpontot a pálya alsó helyzetéből v_0 kezdősebességgel indítjuk el.

$$m = 3 \text{ [kg]}; \quad g = 10 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2}\right]; \quad l = 1,4 \text{ [m]}; \quad v_0 = 7 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}}\right]$$

- (a) Határozza meg, hogy az F_A kényszererő (fonálerő) hogyan függ a ψ -től!
- (b) Mekkora lesz az F_A fonálerő, ha $\psi = 60^\circ$?
- (c) Milyen φ szöget zár be a fonál a vízszintessel, amikor a fonál kezd meglazulni?

Megoldás: $F_A = m \left(\frac{v_0^2}{l} - 2g + 3g \cos \psi \right); F_A = 90 \text{ [N]}; \varphi = 30 (F_A \equiv 0).$

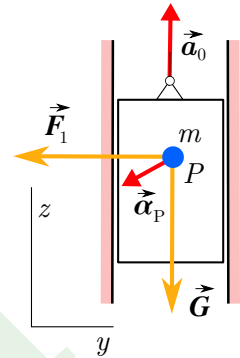


- 40) A Földhöz képest függőleges $\vec{a}_0 = a_z \vec{e}_z$ gyorsulással mozgó felvonóban elhelyezkedő m tömegű P anyagi pontra $G = mg$ súlyerőn kívül még az $\vec{F}_1 = -F_1 \vec{e}_y$ erő is hat. (MPt. I. 4.105)

A tömegpontnak a felvonóhoz viszonyított $\vec{\alpha}_P$ gyorsulása ismert.

$$m = 2 \text{ [kg]}; \quad g = 10 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]; \quad \vec{\alpha}_P = (-3\vec{e}_y - 2\vec{e}_z) \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]$$

- (a) Adja meg a P anyagi pontra működő szállító gyorsulást!
 (b) Mekkora a felvonó \vec{a}_0 gyorsulása?
 (c) Határozza meg a tömegpontra ható \vec{F}_1 erőt!



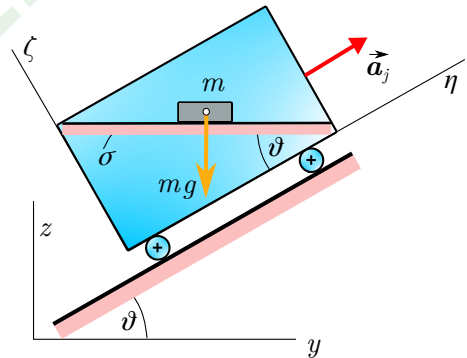
Megoldás: $\vec{a}_{PSZ} = \vec{a}_0$; $\vec{a}_0 = -8\vec{e}_z \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]$; $\vec{F}_1 = -6\vec{e}_y \text{ [N]}$.

- 41) A vízszintessel ϑ szöget bezáró lejtőn állandó \vec{a}_j gyorsulással haladó mozgást végző járműben ugyancsak ϑ szöggel jellemezhető σ jelű kényszerpálya van kialakítva. Ezen μ a mozgásbeli és μ_0 a nyugalásbeli súrlódási tényező. (MPt. I. 4.106)

A $t = 0$ időpillanatban mind a járműnek a sebessége, mind a járműben kialakított kényszerpályára helyezett mg súlyú tömegpontnak a járműhöz viszonyított sebessége zérus.

$$\sin \vartheta = \frac{5}{13}; \quad \cos \vartheta = \frac{12}{13}; \quad m = 10 \text{ [kg]};$$

$$g = 10 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]; \quad \vec{a}_j = (1, 2\vec{e}_y + 0, 5\vec{e}_z) \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]$$



- (a) Ha $\mu = \mu_0 = 0$, számítsa ki az $\vec{\alpha}$ gyorsulást és az \vec{F}_σ kényszererőt!
 (b) Mekkora μ_0^{min} nyugalásbeli súrlódási tényező mellett maradhat a tömegpont a kényszerpályán relatív nyugalomban?
 (c) Mekkora a tömegpont járműhöz viszonyított $\vec{\alpha}$ gyorsulása és a reá ható \vec{F}_σ kényszererő, ha $\mu = 0, 1$ és $\mu_0 = 0, 11$?

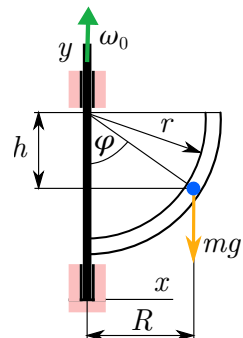
Megoldás: $\alpha = 1, 2 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]$; $\vec{F}_\sigma = 105\vec{e}_z \text{ [N]}$; $\mu_0^{\text{min}} = 0, 1143$; $\vec{\alpha}^{(c)} = -0, 15\vec{e}_y \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]$; $\vec{F}_\sigma^{(c)} = (10, 5\vec{e}_y + 105\vec{e}_z) \text{ [N]}$.

- 42) Az y tengely körül állandó ω_0 szögsebességgel forgó r sugarú körív középvonalú, sima csőben elhelyezkedő mg súlyú tömegpont a csőhöz képest pillanatnyi nyugalomban van. A tömegpont kezdeti helyzetét a y tengelytől mért R sugárral jellemezhetjük. (MPt. I. 4.109)

$$\omega_0 = 5 \left[\frac{\text{r}}{\text{s}} \right]; \quad r = 0, 5 \text{ [m]}; \quad G = 60 \text{ [N]};$$

$$m = 6 \text{ [kg]}; \quad g = 10 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]; \quad \mu_0 = 0$$

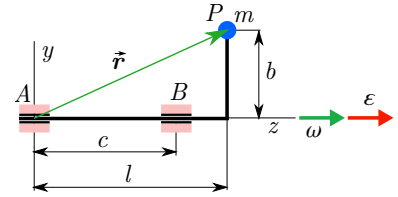
- (a) Határozzuk meg, hogy mekkora $R = R_0$ sugár esetén maradhat a tömegpont a csőhöz képest tartós nyugalomban!
 (b) Mekkora a csőhöz képest a tömegpont pillanatnyi $\vec{\alpha}$ gyorsulása, ha $R = 0, 4 \text{ [m]}$?



Megoldás: $R = 0, 3 \text{ [m]}$ (vagy $R \equiv 0$); $\vec{\alpha} = -2\vec{e}_t \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]$.

- 43) Az m tömegű anyagi pont elhanyagolható tömegű, forgó rúdhoz van rögzítve. A rúd pillanatnyi szögsebessége $\vec{\omega} = \omega \vec{e}_z$, szöggyorsulása $\vec{\varepsilon} = \varepsilon \vec{e}_z$. (MPt. I. 3.9)

- (a) Határozza meg az \vec{I} impulzust és annak a koordináta-tengelyekre számított Π_x , Π_y és Π_z impulzus nyomatékait!
- (b) Határozza meg a \vec{K} kinetikai vektort és annak a koordináta-tengelyekre számított kinetikai nyomatékait!



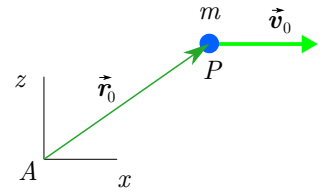
Megoldás: $\vec{I} = -mb\omega \vec{e}_x$; $\Pi_x = 0$; $\Pi_y = -mlb\omega$; $\Pi_z = mb^2\omega$; $\vec{K} = -mb\varepsilon \vec{e}_x - mb\omega^2 \vec{e}_y$; $D_x = mlb\omega^2$; $D_y = -mlb\varepsilon$; $D_z = mb^2\varepsilon$.

- 44) Az m tömegű anyagi pont $\vec{a} = -g\vec{e}_z$ gyorsulással mozog. (MPt. I. 3.4)

A $t = 0$ időpontban helyvektora \vec{r}_0 , sebessége \vec{v}_0 .

$$m = 15 \text{ [kg]}; \quad g = 10 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]; \quad \vec{v}_0 = 5\vec{e}_x \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]; \quad \vec{r}_0 = (6\vec{e}_x + 4\vec{e}_z) \text{ [m]}$$

- (a) Írja fel a tömegpont \vec{I} impulzusát és az xyz KR A kezdőpontjára vonatkozó $\vec{\Pi}_A$ perdületét az idő függvényében!
- (b) Számítsa ki a $t_1 = 2$ [s] időpontban az \vec{I}_1 impulzust és a $\vec{\Pi}_{A1}$ perdület értékét!



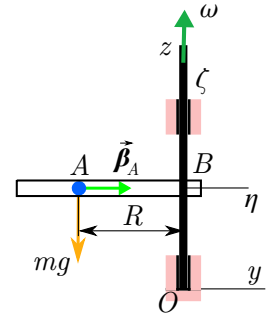
Megoldás: $\vec{I}(t) = (75\vec{e}_x - 150t\vec{e}_z)$; $\vec{\Pi}_A(t) = (300 + 900t + 375t^2)\vec{e}_y$; $\vec{I}_1 = (75\vec{e}_x - 300\vec{e}_z)$ [kg m/s]; $\vec{\Pi}_{A1} = (3600\vec{e}_y)$ [kg m²/s].

- 45) A tökéletesen simának feltételezett cső a B pontján átmenő, függőleges z tengely körül (a Földhöz képest) állandó ω szögsebességgel forog, s közben a csőben $G = mg$ súlyú tömegpont mozog. A vázolt helyzetben a tömegpont csőhöz viszonyított sebessége $\vec{\beta}_A$. (MPt. I. 4.111)

Az xyz KR a Földhöz, a $\xi\eta\zeta$ KR a forgó csőhöz kötött.

$$\vec{\omega} = 8\vec{e}_z \left[\frac{\text{r}}{\text{s}} \right]; \quad \vec{\beta}_A = 5\vec{e}_y \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]; \quad R = 0,5 \text{ [m]}; \quad G = 50 \text{ [N]}$$

- (a) Határozza meg a vázolt helyzetben a csőről a tömegpontra ható \vec{F}_A kényszererőt, és az $\vec{\alpha}_A$ gyorsulást!
- (b) Mekkora a B pontban a tömegpont csőhöz viszonyított $\vec{\beta}_B$ sebessége?
- (c) Számítsa ki azt a legkisebb $\vec{\beta}_A^{\min}$ sebességet, mellyel a tömegpontot indítva az már elmegy a B jelű pontig!



Megoldás: $\vec{F}_A = (-400\vec{e}_x + 50\vec{e}_z)$ [N]; $\vec{\alpha}_A = -32\vec{e}_y$ [m/s²]; $\vec{\beta}_B = 3\vec{e}_y$ [m/s]; $\vec{\beta}_A^{\min} = 4\vec{e}_y$ [m/s].

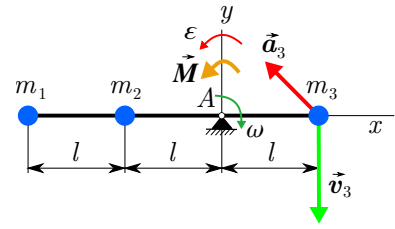
46) Adott az ábrán vázolt tömegpontrendszer.

(MPt. I. 3.15)

$$m_1 = 16 \text{ [kg]}; \quad m_2 = 4 \text{ [kg]}; \quad m_3 = 8 \text{ [kg]}; \quad g = 10 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right];$$

$$\vec{v}_3 = -3\vec{e}_y \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]; \quad \vec{a}_3 = (-6\vec{e}_x + 6\vec{e}_y) \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]; \quad l = 1,5 \text{ [m]}$$

(a) Számítsa ki a tömegpontrendszer impulzusát és A pont-ra számított perdületét!



(b) Számítsuk ki az \vec{F}_A támasztóerőt és az \vec{M} hajtó nyomatékot!

Megoldás: $\vec{I} = 84\vec{e}_y \text{ [kg}\frac{\text{m}}{\text{s}}]$; $\vec{\Pi}_A = -342\vec{e}_z \text{ [kg}\frac{\text{m}^2}{\text{s}^2}]$; $\vec{F}_A = (168\vec{e}_x + 112\vec{e}_y) \text{ [N]}$; $\vec{M} = 264\vec{e}_z \text{ [Nm]}$.

47) Az m_1 és m_2 tömegpontokból és elhanyagolható tömegű rudakból álló merev rendszer a z tengely körül forog. A vázolt helyzetben a tömegpontok az yz síkban helyezkednek el, és $\vec{\omega}$ a rendszer pillanatnyi szögsebessége. A tengely felső végére ismert \vec{M}_0 nyomatékú erőpár hat. Az ellenállásoktól eltekintünk.

(MPt. I. 4.83)

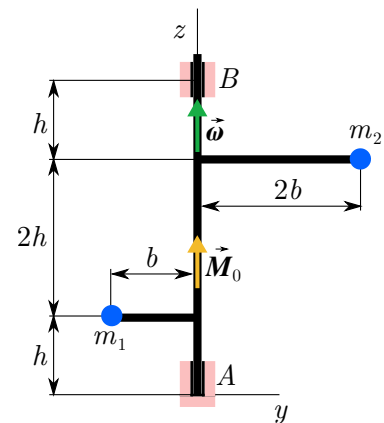
$$h = b = 0,1 \text{ [m]}; \quad m_1 = m_2 = 5 \text{ [kg]}; \quad g = 10 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right];$$

$$\vec{M}_0 = 0,75\vec{e}_z \text{ [Nm]}; \quad \vec{\omega} = 2\vec{e}_z \left[\frac{\text{r}}{\text{s}} \right]$$

(a) Számítsa ki a vázolt helyzetben a rendszer szöggyorsulását!

(b) Határozza meg a vázolt helyzetben az m_1 és m_2 tömegek gyorsulásait!

(c) Mekkora a vázolt helyzetben a csapágyakat terhelő \vec{F}_A és \vec{F}_B támasztóerők?



Megoldás: $\varepsilon = 3 \left[\frac{\text{r}}{\text{s}^2} \right]$; $\vec{a}_1 = (0,3\vec{e}_x + 0,4\vec{e}_y) \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]$; $\vec{a}_2 = (-0,6\vec{e}_x - 0,8\vec{e}_y) \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]$;
 $\vec{F}_A = (0,375\vec{e}_x + 13\vec{e}_y + 100\vec{e}_z) \text{ [N]}$; $\vec{F}_B = (-1,875\vec{e}_x - 15\vec{e}_y) \text{ [N]}$.

48) Adott az ábrán vázolt, egymással kényszerkapcsolatban álló, merev testekből felépített összetett szerkezet. Az 1 jelű henger tisztán gördülve halad, míg a 2 jelű testet vontatja magával.

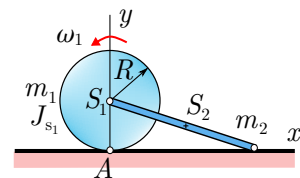
(MPt. I. 3.52)

Adottak az ábrán jelzett mennyiségek.

$$m_1 = 2 \text{ [kg]}; \quad \omega_1 = 5 \left[\frac{\text{r}}{\text{s}} \right]; \quad J_{s_1} = 1,4 \text{ [kgm}^2]$$

$$m_2 = 0,5 \text{ [kg]}; \quad R = 0,8 \text{ [m]}$$

(a) Számítsa ki a két test kinetikai (mozgási) energiáját!



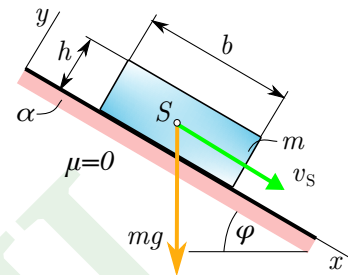
Megoldás: $E_1 = \frac{1}{2} J_a \omega_1^2 = 33,5 \text{ [J]}$; $E_2 = \frac{1}{2} m_2 R^2 \omega_1^2 = 4 \text{ [J]}$.

- 49) Az m tömegű hasábalakú merev test az α jelű sima lejtőn az mg súlyerő hatására haladó mozgást végez lefelé. A lejtő a vízszintessel φ szöget zár be. (MPt. I. 4.51)

$$m = 200 \text{ [kg]}; \quad g = 10 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]; \quad b = 1,6 \text{ [m]};$$

$$h = 1 \text{ [m]}; \quad \cos \varphi = 0,8; \quad \sin \varphi = 0,6$$

- (a) Számítsa ki a test súlypontjának \vec{a}_S gyorsulását!
 (b) Határozza meg a támasztó ER \vec{F}_α eredőjét, és centrális egyenesének dőféspontját az x tengelyen!
 (c) Döntse el, hogy a lejtő φ hajlásszögének növelésével bekövetkezhet-e a test felbillenése! Ha igen akkor mekkora φ_b szögnél?



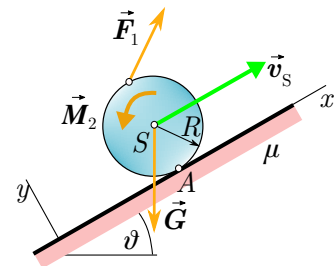
Megoldás: $\vec{a}_S = 6\vec{e}_x \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]$; $\vec{F}_\alpha = 1600\vec{e}_y \text{ [N]}$; $x_{SD} = 0$; nem.

- 50) Az R sugarú, homogén merev korong ϑ hajlásszögű lejtőn gördül úgy, hogy súlypontjának sebessége a pillanatnyi helyzetben \vec{v}_S . (MPt. I. 3.61)

$$\vec{v}_S = 2\vec{e}_x \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]; \quad R = 0,5 \text{ [m]}; \quad \vartheta = 30^\circ; \quad G = 100 \text{ [N]};$$

$$\vec{F}_1 = (60\vec{e}_x + 20\vec{e}_y) \text{ [N]}; \quad \vec{M}_2 = 20\vec{e}_z \text{ [Nm]}$$

- (a) Keresse meg a korong $\vec{\epsilon}$ szöggyorsulását és az \vec{F}_A támasztóerőt!
 (b) Számítsa ki a vázolt helyzetben a testre ható \vec{G} súlyerő, \vec{F}_1 erő és az \vec{M}_2 erőpár P_G , P_{F_1} és P_{M_2} teljesítményét!

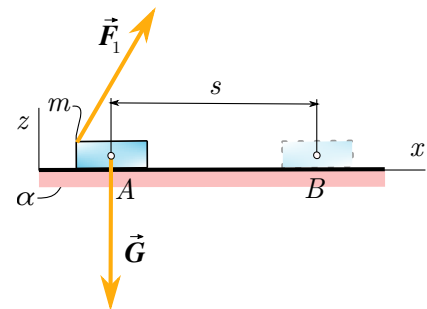


Megoldás: $\vec{\epsilon} = -4\vec{e}_z \left[\frac{\text{rad}}{\text{s}^2} \right]$; $\vec{F}_A = (10\vec{e}_x + 66,6\vec{e}_y) \text{ [N]}$; $P_G = -100 \text{ [W]}$; $P_{F_1} = 240 \text{ [W]}$; $P_{M_2} = -80 \text{ [W]}$.

- 51) Számítsa ki a vázolt kényszerpályán haladó mozgást végző merev testre ható \vec{G} súlyerő W_G és az \vec{F}_1 állandó erő W_{F_1} munkáját s út megtétele után! (MPt. I. 3.60)

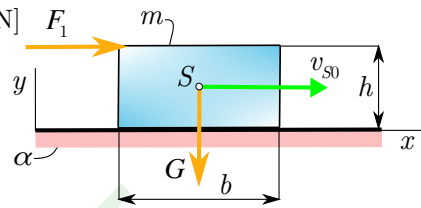
$$G = 120 \text{ [N]}; \quad \vec{F}_1 = (6\vec{e}_x + 8\vec{e}_z) \text{ [N]}; \quad s = 3 \text{ [m]}$$

Megoldás: $W_G = 0$; $W_{F_1} = 18 \text{ [J]}$.



- 52) Az α jelű, vízszintes, sima ($\mu = 0$) kényszerpályán a $t_0 = 0$ időpontban v_{S0} sebességgel haladó mozgást végző hasábra a G súlyerő és az xy síkban fekvő vízszintes F_1 erő hat. (MPt. I. 4.52)

$v_{S0} = 3 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]; \quad b = 2 \text{ [m]}; \quad h = 0,8 \text{ [m]}; \quad G = 800 \text{ [N]}; \quad F_1 = 200 \text{ [N]}$



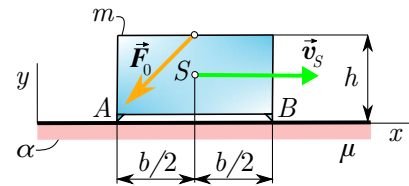
- (a) Határozza meg a hasáb súlypontjának \vec{a}_S gyorsulását, és \vec{v}_S sebességét, mint az idő függvényét!
- (b) Számítsa ki a támasztó ER \vec{F}_α eredőjét és centrális egyenesének az α síkkal való A dőféspontját!
- (c) Határozza meg annak a legnagyobb F_1^{\max} erőnek az értékét, amellyel még nem következik be a test felbillenése!
- (d) Ha $\mu = 0,2$, akkor miként változik az előző három pontra adott válasz?

Megoldás: $\vec{a}_S = 2,5\vec{e}_x \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right] = \text{áll.}; \quad \vec{v}_S = \vec{v}_{S0} + \vec{a}_{S0}t; \quad \vec{F}_\alpha = 800\vec{e}_y \text{ [N]}; \quad x_{SA} = 0,1 \text{ [m]}; \quad F_1^{\max} = 2000 \text{ [N]};$
 $\vec{a}_S^\mu = 0,5\vec{e}_x \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right] = \text{áll.}; \quad \vec{v}_S^\mu = \vec{v}_{S0} + \vec{a}_{S0}^\mu t; \quad \vec{F}_\alpha^\mu = (-160\vec{e}_x + 800\vec{e}_y) \text{ [N]}; \quad x_{SA}^\mu = 0,18 \text{ [m]}; \quad F_1^{\max\mu} = 1840 \text{ [N].}$

- 53) Hasábalakú m tömegű merev test alsó részének olyan a kialakítása, hogy az α jelű vízszintes síkkal csak két z tengellyel párhuzamos alkotó mentén érintkezik. (MPt. I. 4.53)

A z tengelyre merőleges súlyponti sík a test szimmetriasíkja, melyben F_0 erő (a súlyerőt is magába foglalja) valamint az A és B pont is benne van. A test haladó mozgást végez, súlypontjának pillanatnyi \vec{v}_S sebessége ismert.

$m = 800 \text{ [kg]}; \quad b = 2 \text{ [m]}; \quad h = 1 \text{ [m]};$
 $\vec{F}_0 = (-4\vec{e}_x - 8\vec{e}_y) \text{ [kN]}; \quad \vec{v}_S = 2,5\vec{e}_x \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]$



- (a) Számítsa ki a súlypont \vec{a}_S gyorsulását, valamint az \vec{F}_A és \vec{F}_B támasztóerőket, ha $\mu = 0!$
- (b) Miként változnak az előző kérdés válaszai, ha $\mu = 0,5?$

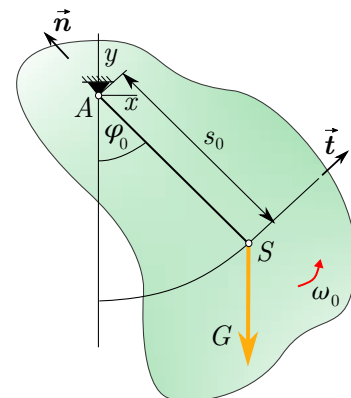
Megoldás:
 $\vec{a}_S = -5\vec{e}_x \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]; \quad \vec{F}_A = 5000\vec{e}_y \text{ [N]}; \quad \vec{F}_B = 3000\vec{e}_y \text{ [N]};$
 $\vec{a}_S^\mu = -10\vec{e}_x \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]; \quad \vec{F}_A^\mu = (-2000\vec{e}_x + 4000\vec{e}_y) \text{ [N]}; \quad \vec{F}_B^\mu = (-2000\vec{e}_x + 4000\vec{e}_y) \text{ [N].}$

- 54) A G súlyú merev test (fizikai inga) S súlypontja $s_0 = \overline{AS}$ távolságra van az A ponton átmenő forgástengelytől. A φ_0 szöggel jellemzett helyzetben ω_0 a test szögsebessége. (MPt. I. 4.66)

A forgástengellyel párhuzamos s súlyponti tengely tehetlenségi fő tengely, amelyre J_s a test tehetlenségi nyomatéka.

$G = 100 \text{ [N]}; \quad g = 10 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]; \quad s_0 = 0,2 \text{ [m]};$
 $\varphi_0 = 60^\circ; \quad \omega_0 = 4 \left[\frac{\text{r}}{\text{s}} \right]; \quad J_s = 0,15 \text{ [kgm}^2\text{]}$

- (a) Határozza meg a merev test súlypontjának \vec{a}_S gyorsulását és az \vec{F}_A támasztóerőt!



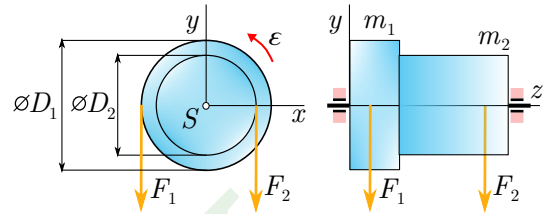
Megoldás: $\vec{a}_S = (-6,3\vec{t} + 3,2\vec{n}) \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]; \quad \vec{F}_A = (23,6\vec{t} + 82\vec{n}) \text{ [N].}$

- 55) A z tengely körül forgó két összeerősített hengerből álló rendszerre ható \vec{F}_2 erő ismert, \vec{F}_1 nagysága ismeretlen.

(MPt. I. 4.67)

$$D_1 = 0,4 \text{ [m]; } D_2 = 0,2 \text{ [m]; } G_1 = 4 \text{ [kN];}$$

$$G_2 = 3 \text{ [kN]; } g = 10 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]; F_2 = 1,2 \text{ [kN]}$$



- (a) Mekkora F_1^ϵ erő esetén foroghat a merev rendszer $\epsilon = 5 \left[\frac{\text{r}}{\text{s}^2} \right]$ állandó szöggyorsulással?
 (b) Mekkora F_1^ω erő esetén foroghat a rendszer állandó szögsebességgel?

Megoldás: $F_1^\epsilon = 837,5 \text{ [N]; } F_1^\omega = 600 \text{ [N].}$

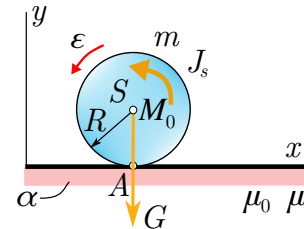
- 56) Az R sugarú, m tömegű kerékre ismert $\vec{M}_0 = M_0 \vec{e}_z$ nyomatékú erőpár hat. A kerék tehetetlenségi nyomatéka a súlyponton átmenő tengellyel párhuzamos S tehetetlenségi főtengelyre J_s .

(MPt. I. 4.88)

A kerék az α jelű érdes síkon gördül, a μ_0 nyugvásbeli és a μ mozgásbeli súrlódási tényező adott.

$$R = 0,3 \text{ [m]; } m = 20 \text{ [kg]; } g = 10 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]; J_s = 1,2 \text{ [kgm}^2\text{];}$$

$$M_0 = 36 \text{ [Nm]; } \mu_0 = 0,4; \mu = 0,3$$



- (a) Számítsa ki a kerék ϵ szöggyorsulását!
 (b) Határozza meg az \vec{F}_A támasztóerőt!
 (c) Mekkora lehet az M_0^{max} nyomaték legnagyobb értéke, hogy a kerék még ne csússzon meg?

Megoldás: $\epsilon = 12 \left[\frac{\text{r}}{\text{s}^2} \right]; \vec{F}_A = (-72\vec{e}_x + 200\vec{e}_y) \text{ [N]; } M_0 = 40 \text{ [Nm].}$

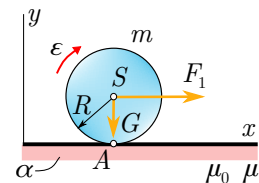
- 57) Az R sugarú, m tömegű homogén merev körhenger a reá ható F_1 és $G = mg$ erők, valamint az \vec{F}_A kényszererő hatására az α jelű síkon gördül.

(MPt. I. 4.87)

$$R = 0,4 \text{ [m]; } G = 2000 \text{ [N]; } g = 10 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]; F_1 = 360 \text{ [N]}$$

- (a) Határozza meg az S súlypont a_S gyorsulását!
 (b) Számítsa ki az \vec{F}_A kényszererőt!

Megoldás: $a_S = 1,2 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]; \vec{F}_A = (-120\vec{e}_x + 2000\vec{e}_y) \text{ [N].}$

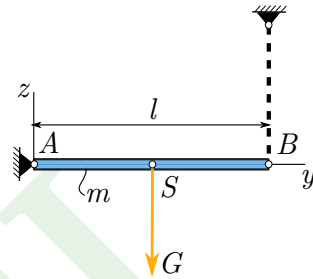


- 58 A G súlyú, l hosszúságú prizmatikus rudat az A végén sima csukló a B végén pedig egy fonál segítségével a vízszintes helyzetben rögzítünk, majd a fonalat elvágjuk.

(MPt. I. 4.74)

$$G = 50 \text{ [N]}; \quad g = 10 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]; \quad l = 1,2 \text{ [m]}$$

- Határozza meg az F_A^1 csuklóerőt az elvágás előtt!
- Számítsa ki az F_A^2 csuklóerőt, közvetlenül az elvágás után!
- Adja meg az F_A^3 csuklóerőt, a rúd függőleges helyzetében!



Megoldás: $F_A^1 = 25 \text{ [N]}; F_A^2 = 12,5 \text{ [N]}; F_A^3 = 125 \text{ [N]}.$

- 59 A vízszintessel φ szöget bezáró érdes lejtőn a G súlyú, homogén hasáb a reá ható erők hatására v_S sebességgel (felfelé) elemi haladó mozgást végez.

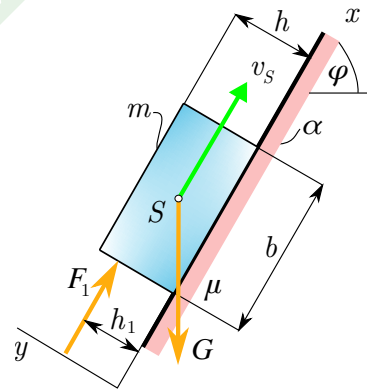
(MPt. I. 4.55)

Az $\vec{F}_1 = F_1 \vec{e}_x$ erő hatásvonala a z tengelyre merőleges szimmetriásíkjában van.

$$\varphi = 60^\circ; \quad h = 0,5 \text{ [m]}; \quad b = 1 \text{ [m]}; \quad \mu = 0,4; \quad G = 600 \text{ [N]}$$

Feltételezve, hogy a test még nem billen fel határozza meg

- az F_1 erő értékét, ha $h_1 = 0,45 \text{ [m]}$!
- a h_1 méret legkisebb (h_1^{\min}) és legnagyobb (h_1^{\max}) értékét, ha $F_1 = 1\,200 \text{ [N]}$!
- Mekkora a súlypont a_S gyorsulása az (a) és a (b) pontokbeli határhelyzetekben, továbbá mekkora az \vec{F}_α kényszererő és hol van ennek a támadáspontja?



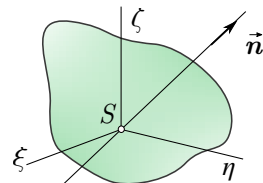
Megoldás: $F_1^{\max} = 600 \text{ [N]}; h_1^{\max} = 0,35 \text{ [m]}; h_1^{\min} = 0,1 \text{ [m]}; \vec{F}_\alpha = (-120\vec{e}_x + 300\vec{e}_y) \text{ [N]}; a_S^{(a)} = -0,66 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]; a_S^{(b)} = 9,34 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right].$

- 60 Ismeretes a merev test ξ, η és ζ súlyponti tehetetlenségi főtengeleire számított J_ξ, J_η és J_ζ tehetetlenségi nyomaték, továbbá az n tengely \vec{n} egységvektora.

(MPt. III. 1.1)

$$J_\xi = 5 \text{ [kgm}^2\text{]}; \quad J_\eta = 4 \text{ [kgm}^2\text{]}; \quad J_\zeta = 2 \text{ [kgm}^2\text{]}; \quad \vec{n} = (-0,6\vec{e}_\xi + 0,8\vec{e}_\zeta) [-]$$

- Írja fel az S súlypontra vonatkozó tehetetlenségi tenzor $[\underline{J}]_S$ mátrixát!
- Adja meg a ξ tengelyhez tartozó \vec{J}_ξ tehetetlenségi nyomatékvektort, majd a \underline{J}_S tenzort diadikus alakban!



- Számítsuk ki az n tengelyhez tartozó \vec{J}_n tehetetlenségi nyomatékvektort, és az n tengelyre számított J_n tehetetlenségi nyomatékot!

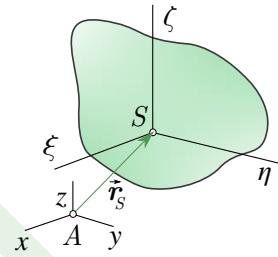
Megoldás:

$$[\underline{J}]_S = \begin{bmatrix} 5 & 0 & 0 \\ 0 & 4 & 0 \\ 0 & 0 & 2 \end{bmatrix} \text{ [kgm}^2\text{]}; \quad \vec{J}_\xi = 5\vec{e}_\xi \text{ [kgm}^2\text{]}; \quad \underline{J}_n = \vec{J}_\xi \circ \vec{e}_\xi + \vec{J}_\eta \circ \vec{e}_\eta + \vec{J}_\zeta \circ \vec{e}_\zeta; \quad \vec{J}_n = (-3\vec{e}_\xi + 1,6\vec{e}_\zeta) \text{ [kgm}^2\text{]}; \quad J_n = 3,08 \text{ [kgm}^2\text{]}.$$

- 61 Adott a merev test S súlypontjára vonatkozó tehetlenségi tenzorának $\underline{\underline{J}}_S$ mátrixa a súlypont $\vec{r}_S = \vec{r}_{AS}$ helyvektora és a test m tömege.

(MPt. III. 1.2)

$$[\underline{\underline{J}}]_S = \begin{bmatrix} 20 & 0 & 10 \\ 0 & 10 & 0 \\ 10 & 0 & 30 \end{bmatrix} [\text{kgm}^2]; \quad \vec{r}_S = (0, 4\vec{e}_y + 0, 3\vec{e}_z) [\text{m}]; \quad m = 1000 [\text{kg}]$$



- (a) Írjuk fel az η és az x tengelyekre vonatkozó J_η és J_x ; továbbá az $\eta\zeta$, $\zeta\xi$ síkpárra vonatkozó $J_{\xi\eta}$; valamint az A pontra vonatkozó J_A tehetlenségi nyomatékok értelmezését!
- (b) Számítsa ki az A pontra vonatkozó tehetlenségi tenzor $\underline{\underline{J}}_A$ mátrixát!
- (c) Írja fel az y tengelyhez tartozó \vec{J}_y tehetlenségi vektort, majd az A pontra vonatkozó $\underline{\underline{J}}_A$ tehetlenségi tenzor diadikus alakját!

Megoldás:

$$J_\eta = \int_{(m)} (\xi^2 + \zeta^2) dm; \quad J_x = \int_{(m)} (y^2 + z^2) dm; \quad J_{\xi\eta} = \int_{(m)} (\xi\eta) dm; \quad J_A = \int_{(m)} (x^2 + y^2 + z^2) dm; \quad \vec{J}_y = (100\vec{e}_y - 120\vec{e}_z) [\text{kgm}^2];$$

$$[\underline{\underline{J}}]_A = \begin{bmatrix} 270 & 0 & 10 \\ 0 & 100 & -120 \\ 10 & -120 & 190 \end{bmatrix} [\text{kgm}^2]; \quad \underline{\underline{J}}_A = \{(270\vec{e}_x + 10\vec{e}_z) \circ \vec{e}_x + (100\vec{e}_y - 120\vec{e}_z) \circ \vec{e}_y + (10\vec{e}_x - 120\vec{e}_y + 190\vec{e}_z) \circ \vec{e}_z\} [\text{kgm}^2].$$

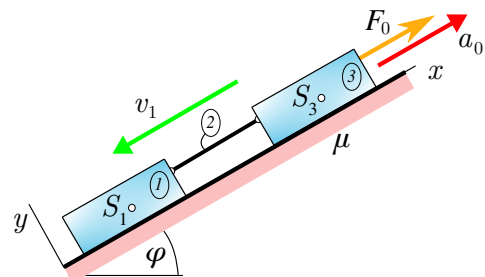
- 62 Az 1 és 3 jelű súlyos testekből és az azokat összekötő 2 jelű súlytalan rúdból álló rendszert állandó a_0 gyorsulással bocsátjuk le az α jelű érdes lejtőn.

(MPt. III. 4.2)

A súrlódási tényező mindkét testre nézve ugyanaz. A rendszer kezdősebessége v_1 .

$$m_1 = 2000 [\text{kg}]; \quad m_3 = 1000 [\text{kg}]; \quad a_0 = 1,5 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2}\right]$$

$$v_1 = 3 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}}\right]; \quad \varphi = 30^\circ; \quad \mu = 0,1$$



- (a) Számítsa ki a gyorsulás biztosításához szükséges F_0 erőt!
- (b) Számítsa ki az összetett szerkezetre működő összes külső és belső erőt!
- (c) Határozza meg azt a $\Delta\vec{r}$ elmozdulást, amely után a szerkezet megáll!

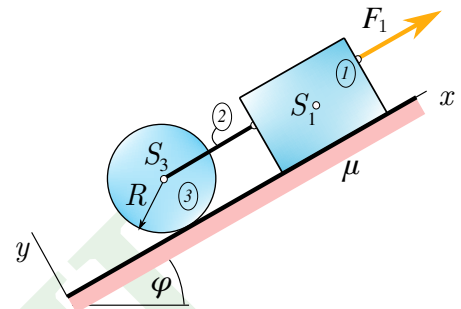
$$\text{Megoldás: } F_0 = 16,9 [\text{kN}]; \quad F_{21} = 11,27 [\text{kN}]; \quad \vec{F}_{\alpha 1} = (\sqrt{3}\vec{e}_x + 10\sqrt{3}\vec{e}_y) [\text{kN}]; \quad \vec{F}_{\alpha 2} = (\sqrt{3}/2\vec{e}_x + 5\sqrt{3}\vec{e}_y) [\text{kN}]; \quad \Delta r = 3 [\text{m}] \checkmark .$$

- 63) Az 1 jelű súlyos testből, a 3 jelű súlyos gördülő korongból és a 2 jelű súlytalan összekötő rúdból álló összetett szerkezetet érdes lejtőn felfelé vontatjuk. (MPt. III. 4.8)

$$G_1 = 600 \text{ [N]}; \quad G_3 = 800 \text{ [N]}; \quad R = 0,5 \text{ [m]};$$

$$\mu = 0,1; \quad \varphi = 30^\circ; \quad F_1 = 1600 \text{ [N]}$$

- (a) Határozzuk meg mekkora az 1 jelű test S_1 súlypontjának a_{S_1} gyorsulása!
 (b) Számítsa ki a szerkezetre ható összes külső és belső erőt!



Megoldás:

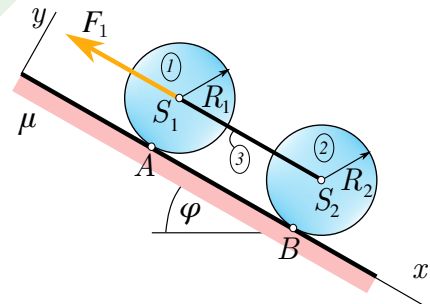
$$a_S = 4,71 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]; \quad F_{23} = 965,2 \text{ [N]}; \quad \vec{F}_A = (-188,45\vec{e}_x + 692,8\vec{e}_y) \text{ [N]}; \quad \vec{F}_{\alpha 1} = (-51,9\vec{e}_x + 519,6\vec{e}_y) \text{ [N]}.$$

- 64) A két súlyos korongból és az azokat összekötő súlytalan rúdból álló szerkezetet F_1 erővel lejtőn vontatjuk felfelé. Az ellenállások elhanyagolhatók. Feltételezzük, hogy a korongok gördülnek. (MPt. III. 4.11)

$$m_1 = 800 \text{ [kg]}; \quad m_2 = 300 \text{ [kg]}; \quad \varphi = 10^\circ;$$

$$\vec{F}_1 = -6\vec{e}_x \text{ [kN]}; \quad R_1 = R_2 = 0,4 \text{ [m]}$$

- (a) Számítsa ki a hengerek súlypontjának sebességét az indulástól számított $s = 30 \text{ [m]}$ út után!
 (b) Határozza meg az összekötő rudat terhelő F_{13} erő értékét!



- (c) Adja meg a hengerekre ható kényszererőket és a gördülés biztosításához szükséges μ_0^{\min} nyugvásbeli súrlódási tényezőt!

$$\text{Megoldás: } v = 12,19 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]; \quad F_{13} = 1636 \text{ [N]} \searrow; \quad \vec{F}_A = (991,6\vec{e}_x + 7878,46\vec{e}_y) \text{ [N]}; \quad \vec{F}_B = (371,85\vec{e}_x + 2954,4\vec{e}_y) \text{ [N]}; \quad \mu_0^{\min} = 0,1259.$$

- 65) Az 1 jelű testet a 3 jelű kötéldobra felcsavart 2 jelű kötéll segítségével emeljük.

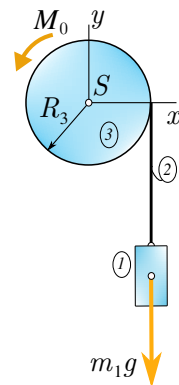
A kötéldob tengelyére állandó M_0 nyomaték hat. A teher sebessége a vizsgálat kezdetén v_0 . A dob tehetetlenségi nyomatéka J_s .

(MPt. III. 4.19)

$$M_0 = 150 \text{ [Nm]}; \quad J_s = 200 \text{ [kgm}^2\text{]}; \quad R_3 = 0,5 \text{ [m]};$$

$$m_1 = 200 \text{ [kg]}; \quad v_0 = 4 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]$$

- (a) Határozza meg $t_1 = 2 \text{ [s]}$ múlva a teher v_1 sebességét!



$$\text{Megoldás: } v_1 = 0,6 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right] \uparrow.$$

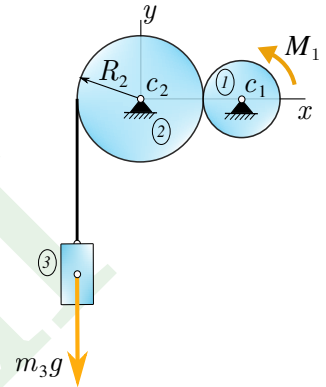
- 66 Az 1 és 2 jelű homogén körhengerek a c_1 és c_2 tengelyek körül ellenállás nélkül foroghatnak. A két test legördül egymáson, a közöttük fellépő belső erő hatásvonalára a függőlegessel α szöveget zár be. A 3 jelű test a 2 jelű hengerhez súlytalan, nyújthatatlan, tökéletesen hajlékony kötél segítségével csatlakozik. A 3 jelű test előírt gyorsulása a_{S3} .

(MPt. III. 4.21)

$$m_1 = 50 \text{ [kg]}; \quad m_2 = 100 \text{ [kg]}; \quad m_3 = 30 \text{ [kg]};$$

$$R_1 = 0,5 \text{ [m]}; \quad R_2 = 1 \text{ [m]}; \quad \text{tg} \alpha = 0,4; \quad a_{S3} = 2 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]$$

- (a) Mekkora az M_1 emelőnyomaték?
 (b) Álló helyzetből indulva mennyi t_3 idő és mekkora h_3 magasság után éri el a 3 jelű test a $v_3 = 10 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]$ sebességet?
 (c) Határozzuk meg az \vec{F}_{21} belső erőt!



Megoldás: $M_1 = 255 \text{ [Nm]}; t_3 = 5 \text{ [s]}; h_3 = 25 \text{ [m]}; \vec{F}_{21} = (184\vec{e}_x + 460\vec{e}_y) \text{ [N]}.$

- 67 Az 1, 4 jelű súlyos testekből és a 2, 3 jelű súlyos tárcsákból álló összetett szerkezetben az 1, 4 hasábok haladó, a 2, 3 tárcsák álló tengely körüli forgó mozgást végeznek. Az 1 jelű testet a 2 jelű tárcsához a 4 jelű testet a 3 jelű tárcsához kötél kapcsolja.

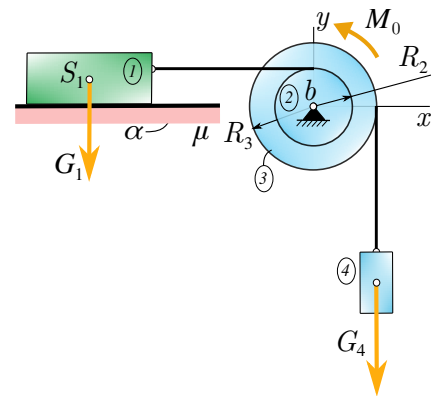
(MPt. III. 4.27)

Feltételezzük, hogy a kötél nyújthatatlan és tökéletesen hajlékony, a tárcsán nem csúszik meg. A b tengely körül forgó részek a tengelyre számított másodrendű nyomatéka J_b .

$$m_1 = 200 \text{ [kg]}; \quad J_b = 26 \text{ [kgm}^2\text{]}; \quad \mu = 0,2;$$

$$R_2 = 0,2 \text{ [m]}; \quad R_3 = 0,4 \text{ [m]}; \quad m_4 = 200 \text{ [kg]}$$

- (a) Határozza meg, hogy mekkora M_0 nyomaték szükséges a 4 jelű test állandó sebességű mozgatásához!
 (b) Legyen $M_0 = 390 \text{ [Nm]}$, és ezzel számítsa ki az a_{S4} gyorsulást, és az F_{21} és az F_{34} kötélterőket!



Megoldás: $M_0 = 720 \text{ [Nm]}; a_{S4} = 2 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right] \downarrow; F_{21} = 600 \text{ [N]}; F_{34} = 1\,600 \text{ [N]}.$

- 68 Emelőszerkezet modelljében a 2, 3 jelű homogén tárcsák a b tengely körül, a 4 jelű tárcsa a c tengely körül ellenállás nélkül forog.

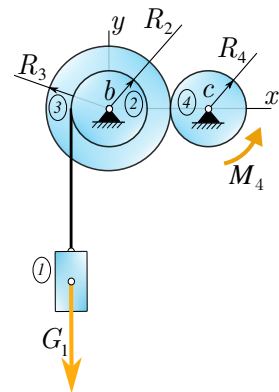
(MPt. III. 4.22)

A 2 jelű koronghoz az 1 jelű testet súlytalan, nyújthatatlan és tökéletesen hajlékony kötél kapcsolja.

$$m_1 = 1\,000 \text{ [kg]}; \quad m_2 = 500 \text{ [kg]}; \quad m_3 = 1\,000 \text{ [kg]}; \quad m_4 = 375 \text{ [kg]};$$

$$R_2 = 0,4 \text{ [m]}; \quad R_3 = 0,8 \text{ [m]}; \quad R_4 = 0,4 \text{ [m]}; \quad M_4 = 2\,480 \text{ [Nm]}$$

- (a) Határozza meg a 2 jelű tárcsa ε_2 szöggyorsulását!
 (b) Számítsuk ki a kötélben fellépő F_{21} kötélterőt!



Megoldás: $\varepsilon_2 = 1,5 \left[\frac{\text{rad}}{\text{s}^2} \right]; F_{21} = 10,6 \text{ [N]}.$

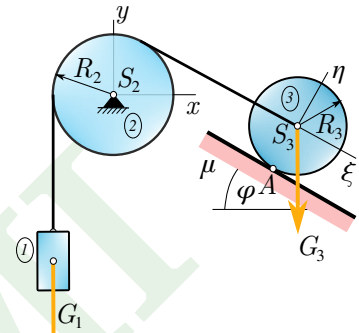
- 69) A két súlyos tárcsából és m_1 tömegeből álló rendszer 2 jelű tárcsáját az S_2 súlypontban felfüggesztjük. A tárcsa kerületén átvetett kötéllel összekapcsoljuk az 1 jelű testet és a 3 jelű súlyos tárcsa S_3 súlypontját. Feltételezzük, hogy a 3 jelű tárcsa a φ hajlásszögű lejtőn gördül, az összekötő kötélt súlytalan, nyújthatatlan és tökéletesen hajlékony, a tárcsa nem csúszik meg.

(MPt. III. 4.26)

$$m_1 = 50 \text{ [kg]; } m_2 = 200 \text{ [kg]; } m_3 = 200 \text{ [kg];}$$

$$R_2 = 0,5 \text{ [m]; } R_3 = 0,4 \text{ [m]; } \varphi = 30^\circ$$

- (a) Számítsa ki az 1 jelű súly a_{S_1} gyorsulását!
 (b) Határozza meg az F_{21} kötélérőt!
 (c) Adja meg a mozgásban résztvevő 3 jelű testre működő \vec{F}_A kényszererőt!



Megoldás: $a_{S_1} = 1,1 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2}\right]$; $F_{21} = 555,5 \text{ [N]}$; $\vec{F}_A = (-111,1\vec{e}_\xi + 1732,05\vec{e}_\eta) \text{ [N]}$.

- 70) Az R sugarú, G súlyú homogén körhenger a reá ható M_1 nyomatékú erőpár hatására vázolt érdes lejtőn felfelé gördül. A gördülő ellenállás f karja adott.

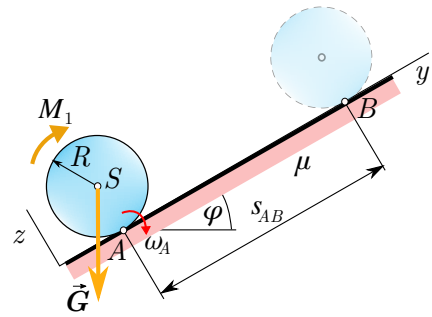
(MPt. III. 4.96)

$$M_1 = 59 \text{ [Nm]; } g = 10 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2}\right]; f = 5 \text{ [mm];}$$

$$\mu = 0,4; \mu_0 = 0,5; s_{AB} = 3,9 \text{ [m];}$$

$$R = 0,5 \text{ [m]; } \vec{G} = (-100\vec{e}_y - 240\vec{e}_z) \text{ [N]}$$

- (a) Számítsa ki az ε szöggyorsulást, és az \vec{F}_α kényszererőt!
 (b) Döntse el, hogy megcsúszik-e a körhenger az adott M_1 terhelésre!
 (c) Mekkora ω_A szögsebességgel indult a körhenger, ha s_{AB} út megtétele után $\omega_B = 4,9 \left[\frac{\text{rad}}{\text{s}}\right]$ a szögsebessége?



Megoldás: $\varepsilon = 0,8 \left[\frac{\text{rad}}{\text{s}^2}\right]$; $\vec{F}_\alpha = (110,4\vec{e}_y + 240\vec{e}_z) \text{ [N]}$; nem csúszik meg; $\omega_A = 3,396 \left[\frac{\text{rad}}{\text{s}}\right]$.

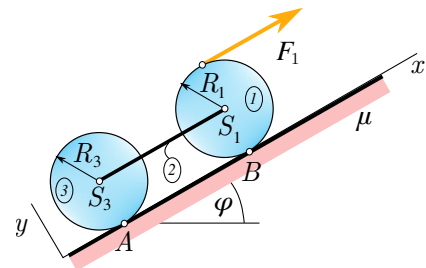
- 71) A két súlyos korongból és az azokat összekötő súlytalan rúdból álló szerkezetet F_1 erővel lejtőn vontatjuk felfelé. A csapsúrlódást és a gördülő ellenállást elhanyagoljuk. A lejtő érdes, a korongok tisztán gördülnek. A korongok súlypontjának gyorsulása a_0 .

(MPt. III. 4.10)

$$m_1 = 600 \text{ [kg]; } m_3 = 400 \text{ [kg]; } \varphi = 30^\circ;$$

$$R_1 = R_3 = 0,4 \text{ [m]; } a_0 = 0,2 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}^2}\right]$$

- (a) Határozza meg az F_1 vontató erőt és az összekötő rudat terhelő F_{12} erőt!



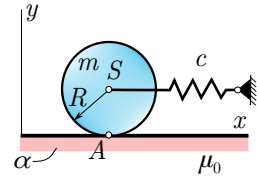
Megoldás: $F_1 = 2650 \text{ [N]}$; $F_{12} = 2120 \text{ [N]}$.

- 72) Az ábrán vázolt R sugarú, m tömegű, homogén korong az érdes síkon csúszás nélkül gördülhet.

(MPt. III. 5.4)

Írja fel a rendszer kis rezgéseinek mozgásegyenletét!

Megoldás: $\frac{3}{2}m\ddot{x} + \frac{c}{c} = 0$; vagy $J_a\ddot{\varphi} + \frac{R^2}{c}\varphi = 0$.

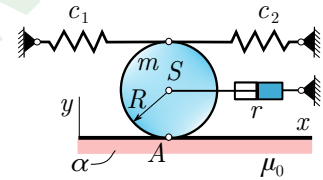


- 73) Az R sugarú, m tömegű, homogén korong csúszás nélkül gördülhet.

(MPt. III. 5.8)

Írja fel a rendszer kis rezgéseinek mozgásegyenletét!

Megoldás: $J_a\ddot{\varphi} + rR^2\dot{\varphi} + 4R^2\varphi(\frac{1}{c_1} + \frac{1}{c_2}) = 0$.

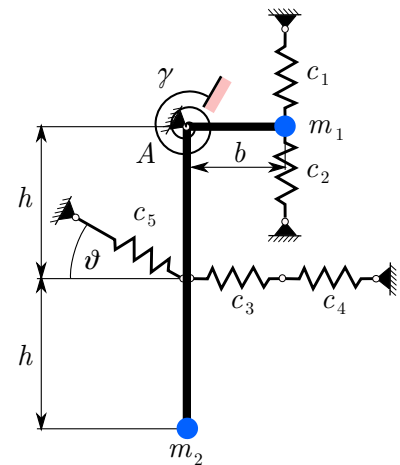


- 74) A b illetve a $2h$ hosszúságú, súlytalan, merev rúdakkból és m_1 , m_2 tömegpontokból álló szerkezet az A ponti csukló körül foroghat.

(MPt. III. 5.7)

Írja fel a rendszer kis rezgéseinek mozgásegyenletét!

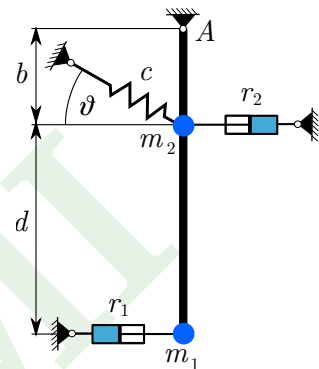
Megoldás: $(m_1b^2 + 4m_2h^2)\ddot{\varphi} + [\frac{1}{\gamma} + b^2(\frac{1}{c_1} + \frac{1}{c_2}) + h^2(\frac{1}{c_3+c_4} + \frac{\cos^2\vartheta}{c_5})]\varphi = 0$.



- 75) Az ábrán vázolt $(b + d)$ hosszúságú súlytalan merev rúd az A ponti csukló körül szabadon foroghat.

(MPt. III. 5.9)

Írja fel a rendszer kis rezgéseinek mozgásegyenletét!

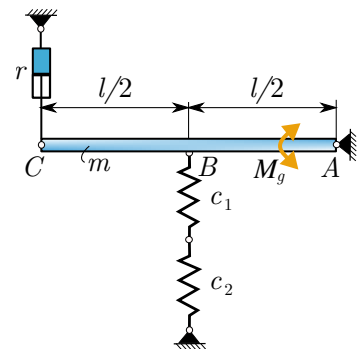


Megoldás: $[m_1(b + d)^2 + m_2b^2]\ddot{\varphi} + [r_1(b + d)^2 + r_2b^2]\dot{\varphi} + \frac{b^2 \cos^2 \vartheta}{c} \varphi = 0$.

- 76) Az l hosszúságú, m tömegű, homogén, merev rúd az A ponti csukló körül foroghat.

(MPt. III. 5.17)

Írja fel a rendszer kis rezgéseinek mozgásegyenletét!



Megoldás: $J_a \ddot{\varphi} + r l^2 \dot{\varphi} + \frac{l^2}{4} \frac{1}{c_1 + c_2} \varphi = M_g$.