

Elméleti összefoglaló:

Teljesítménytétel és munkatétel merev testre:

Tétel: Teljesítménytétel merev testre: $\dot{T} = P$

A tétel alkalmazásához célszerű megkeresni a teljesítmények és a kinetikus energia deriváltjainak a feladatokban jól alkalmazható alakjait.

Tétel: Egy merev testre ható erőrendszer teljesítménye

$$P = \sum_{i=1}^n F_i v_i + M \omega$$

itt F_i , $i=1 \dots n$ a merev testre ható n darab külső erőt jelöli, v_i az F_i erő támadáspontjának sebessége, M a testre ható erőpárok eredője, ω pedig a merev test szögsebessége.

Tétel: Merev test kinetikus energiájának idő szerinti deriváltja

$$\dot{T} = \underline{I} \alpha_s + \underline{I}_s \underline{\omega}$$

Merev testekre ugyanúgy érvényes a munkatétel, mint anyagi pontok vagy pontrendszer esetében, tehát:

$$T(t_2) - T(t_1) = W_{12}$$

Merev testekre is igaz, hogy konzervatív erőterben a munka kiszámítása lényegesen egyszerűsödik az általános esethez képest.

Tétel: Egy merev testre ható nehézségi erő potenciális energiája

$$U = mgz_s$$

Síkmozgás dinamikai értelemben:

A dinamika alaptételének alkalmazását jelentősen megkönnyíti, ha a külső erők és nyomatékok iránya is megfelelő, azaz az erőket csak x és y irányú, a nyomatékokat pedig csak z irányú komponense van. Az ilyen erőrendszer hatása alatt történő síkmozgást dinamikai értelemben vett síkmozgásnak nevezzük. Ilyenkor a kinetika egyenletei is egyszerűbb alakot öltenek.

A perdülettel és a kinetikus energia síkmozgásra érvényes alakja:

A kinematikai értelemben vett síkmozgás során a test pontjai párhuzamos síkban mozognak, ezére a síkra merőleges a szögsebesség vektora is, melynek iránya nem változik a mozgás során. Tegyük fel például, hogy a szögsebesség párhuzamos a z tengely bázisvektorával, azaz $\underline{\omega} \parallel \underline{k}$. Ekkor a perdületvektor általában nem lesz párhuzamos a z tengellyel.

Perdülettel súlypontra számított mennyiségéről:

Kinematikai értelemben vett síkmozgás során a súlypontra számított perdület

$$\underline{\Pi}_s = \underline{\Theta}_s \underline{\omega} = \begin{bmatrix} \Theta_x & -D_{xy} & -D_{xz} \\ -D_{yx} & \Theta_y & -D_{yz} \\ -D_{xz} & -D_{yz} & \Theta_z \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \omega_z \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -D_{xz} \omega_z \\ -D_{yz} \omega_z \\ \Theta_z \omega_z \end{bmatrix}$$

Ebben az esetben a perdiület deriváltja:

$$\dot{\underline{\Pi}}_s = \underline{\Theta}_s \underline{\dot{\epsilon}} + \underline{\omega} \times \underline{\Pi}_s = \begin{bmatrix} -D_{xz} \dot{\epsilon}_z \\ -D_{yz} \dot{\epsilon}_z \\ \Theta_z \dot{\epsilon}_z \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \omega_z \end{bmatrix} \times \begin{bmatrix} -D_{xz} \omega_z \\ -D_{yz} \omega_z \\ \Theta_z \omega_z \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -D_{xz} \dot{\epsilon}_z + D_{yz} \omega_z^2 \\ -D_{yz} \dot{\epsilon}_z - D_{xz} \omega_z^2 \\ \Theta_z \dot{\epsilon}_z \end{bmatrix}$$

Tehát a $\dot{\underline{\Pi}}_s = \underline{M}_s \underline{\dot{\epsilon}}$ egyenletnek továbbra is három nem triviális komponensegyenlete van. Dinamikai értelemben vett síkmozgás esetében azonban a súlypontra számított nyomaték a z tengellyel párhuzamos, tehát

$$\begin{bmatrix} -D_{xz} \dot{\epsilon}_z + D_{yz} \omega_z^2 \\ -D_{yz} \dot{\epsilon}_z - D_{xz} \omega_z^2 \\ \Theta_z \dot{\epsilon}_z \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ M_{sz} \end{bmatrix}$$

Ez az egyenlet csak akkor teljesülhet a test tartsás mozgása során, ha a tehetetlenségi nyomatéki mátrix harmadik oszlopában és sorában szereplő deviációs nyomatékok eltűnnek:

$$D_{xz} = D_{yz} = 0.$$

Ez azzal egyenértékű, hogy a z tengely egy tehetetlenségi főirányval párhuzamos. Ebben az esetben a perdiületvektor párhuzamos a szögsebességgel, ezért vektorialis szorzatuk nulla. Tehát ekkor a perdiület deriváltja is a szögsebességgel és a szöggyorsulással egyező irányú azaz nincs pörgettyűhatás.

Def.: Síkmozgás kinetikai értelemben. Egy test kinetikai értelemben síkmozgást végez, ha pontjai egymással párhuzamos síkban mozognak és a test egyik súlyponti főtehetetlenségi iránya merőleges erre a síkra. Más szóval: a test kinematikai értelemben síkmozgást végez és a súlypontra számított perdiületvektora párhuzamos a szögsebességgel.

A dinamika alaptételéből merev teste vonatkozó egyenletei (síkmozgás):

$$m a_{sx} = F_x$$

$$m a_{sy} = F_y$$

$$\Theta_z \dot{\epsilon}_z = M_{sz}$$

Nem szabad elfelejteni, hogy dinamikailag térbeli, de kinematikailag síkbeli mozgásról van szó. Ha a kényszererőknek kell fellepniük, melyeknek csak az eredője jelenik meg az egyenletekben és így a különböző térbeli pontokban ható kényszererők nagyságáról a síkmozgás egyenletei nem adnak információt.

Perdiülettétel a merev test tetszőleges pontjára felírva (síkmozgás):

$$\underline{\Theta}_A \underline{\epsilon} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \Theta_{Az} \dot{\epsilon}_z \end{bmatrix}$$

$$\text{és } \underline{\Theta}_A \underline{\omega} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \Theta_{Az} \omega_z \end{bmatrix}$$

$$\text{Ezzel: } m a_{sx} = F_x$$

$$m a_{sy} = F_y$$

$$\Theta_{Az} \dot{\epsilon}_z + m(x_{As} a_{Ay} - y_{As} a_{Ax}) = M_{Az}$$

A kinetikus energia kifejezése síkmozgás során:

$$T = \frac{1}{2} m v_s^2 + \frac{1}{2} \Theta_z \omega^2$$

Álló pontra:

$$T = \frac{1}{2} \Theta_{Az} \omega^2$$

Gördülés:

A gördülés kinematikai feltétele:

Def.: kinematikai értelemben, akkor beszélünk gördülésről, ha az érintkező pontok sebessége megegyezik - tehát álló talajon gördülő test talajjal érintkező pontja nulla sebességű.
Ez a gördülés ún. kinematikai feltétele.

A gördülés dinamikai feltétele:

A gördülés kinematikai feltétele csak akkor teljesülhet tartósan, ha a gördülő test és a talaj között ki tud alakulni akkora tapadási súrlódási erő, ami megakadályozza az érintkező pontok relatív elmozdulását. Az F_s tapadási súrlódási erő nagyságát a μ_0 tapadási súrlódási tényező korlátozza, az

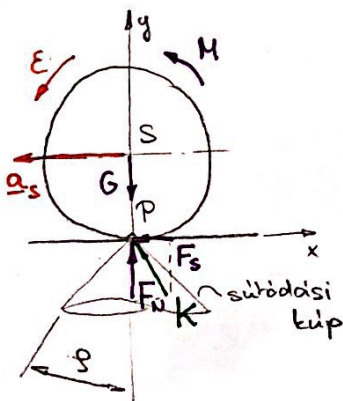
$$|F_s| \leq \mu_0 |F_N|$$

egyenlőtlenség szerint, ahol F_N a két test között ható normális erő.

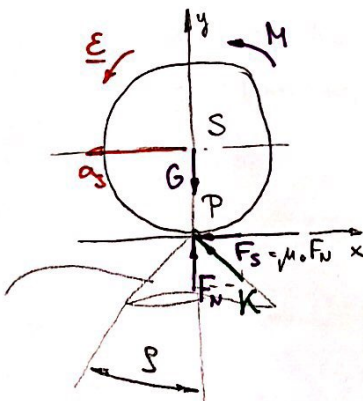
Def.: A gördülés dinamikai feltétele:

$$\frac{|F_s|}{|F_N|} \leq \mu_0$$

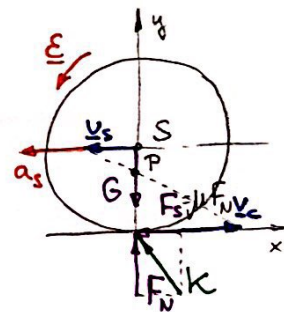
$$\mu = \arctan(\mu_0)$$



A kúpon belülré esik $k = F_s + F_N$ azaz $F_s \leq \mu_0 F_N$.



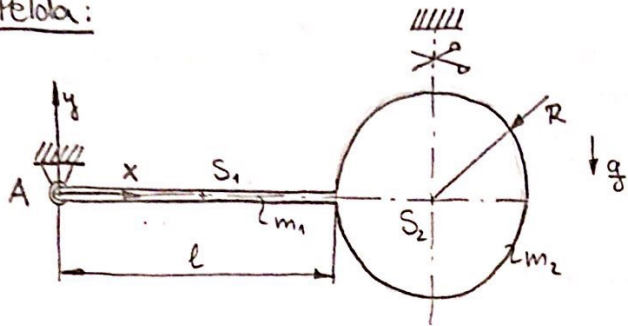
Megsúszás határhelyzete, k a súrlódási kúp palástjára esik $F_s = \mu_0 F_N$.



Csúszás során a súrlódási erő nagysága $F_s = \mu F_N$, irányja pedig ellentétes az érintkező pont sebességének irányával.

Ezt a feltételt csak az erő nagyságának ismeretében, azaz a dinamika alaptétele alapján felírható egyenletrendszer megoldása után ellenőrizhetjük.

1. Példa:



Adatok:

- $m_1 = 4 \text{ kg}$
- $m_2 = 3 \text{ kg}$
- $l = 0,8 \text{ m}$
- $R = 0,3 \text{ m}$

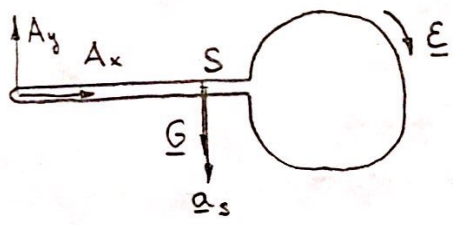
Feladatok:

- 1, A reakcióerő az elmozdítás pillanatában?
- 2, Milyen sebességállapotban halad át a függőleges helyzetben?

① Közös súlypont meghatározása:

$$\underline{r}_s = \frac{\underline{r}_{s1} m_1 + \underline{r}_{s2} m_2}{m_1 + m_2} = \frac{1}{m_1 + m_2} \left(\begin{bmatrix} m_1 l/2 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} m_2 (l+R) \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} \right) = \begin{bmatrix} 0,7 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} \text{ m}$$

Szabadtest ábrája:



$$\underline{a}_s = \underline{a}_A + \underline{\epsilon} \times \underline{r}_{As} - \omega^2 \underline{r}_{As}$$

$= \underline{0}$ $= \underline{0}$ (elmozdítás pillanatában)

$$= \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ -\epsilon \end{bmatrix} \times \begin{bmatrix} r_{As} \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ r_{As} \epsilon \\ 0 \end{bmatrix}$$

Dinamika alaptétele:

$[\underline{I}, \underline{D}_A]_A = [\underline{F}, \underline{M}_A]_A$ A álló pontra

$[\underline{I}, \underline{D}_S]_S = [\underline{F}, \underline{M}_S]_S$ S súlypontra

$m \underline{a}_s = \underline{F}$

x: $0 = A_x$

y: $-(m_1 + m_2) a_{sy} = A_y - \underbrace{(m_1 + m_2)g}_{=G}$

$\underline{D}_A = \underline{M}_A$ \rightarrow előjele számít

z: $\Theta_A \epsilon = r_s (m_1 + m_2) g$

és $a_{sy} = -r_{As} \epsilon$ (S körpályán mozog)

Az álló pontra számított tehetetlenségi nyomaték:

$$\Theta_A = \Theta_{S1}^{rod} + m_1 \left(\frac{l}{2}\right)^2 + \Theta_{S2}^{korong} + m_2 (l+R)^2 = \frac{1}{12} m_1 l^2 + m_1 \frac{l^2}{4} + \frac{1}{2} m_2 R^2 + m_2 (l+R)^2 = \underline{4,618 \text{ kgm}^2}$$

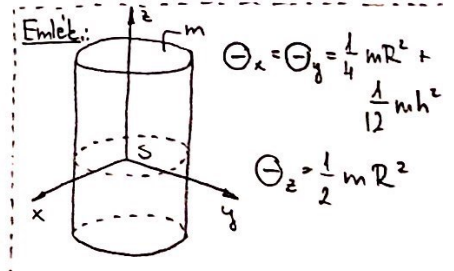
$$\epsilon = \frac{r_s (m_1 + m_2) g}{\Theta_A} = \underline{10,41 \frac{\text{rad}}{\text{s}^2}} \quad (\downarrow)$$

$$a_{sy} = -r_{As} \epsilon = \underline{-4,286 \frac{\text{m}}{\text{s}^2}} \quad (\downarrow)$$

$$\underline{\epsilon} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ -10,41 \end{bmatrix} \frac{\text{rad}}{\text{s}^2}$$

negatív irány

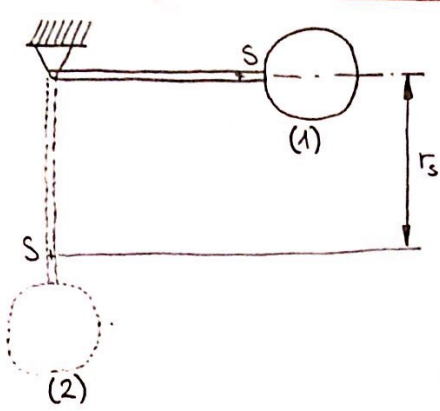
$$\underline{a}_s = \begin{bmatrix} 0 \\ -4,286 \\ 0 \end{bmatrix} \frac{\text{m}}{\text{s}^2}$$



$$A_y = (m_1 + m_2)g - (m_1 + m_2) a_{sy} = \underline{14,64 \text{ N}} \quad (\uparrow)$$

$$\underline{A} = \begin{bmatrix} 0 \\ 14,64 \\ 0 \end{bmatrix} \text{ N}$$

2)



A függőleges helyzet sebességállapotát munkatétel segítségével határozzuk meg:

$$T_2 - T_1 = W_{12}, \text{ ahol } T_2 = \frac{1}{2} \Theta_A \omega^2 \text{ (A álló pontra)}$$

$$T_1 = 0 \quad (\omega = 0 \text{ kezdetben})$$

Potenciális erőter esetén:

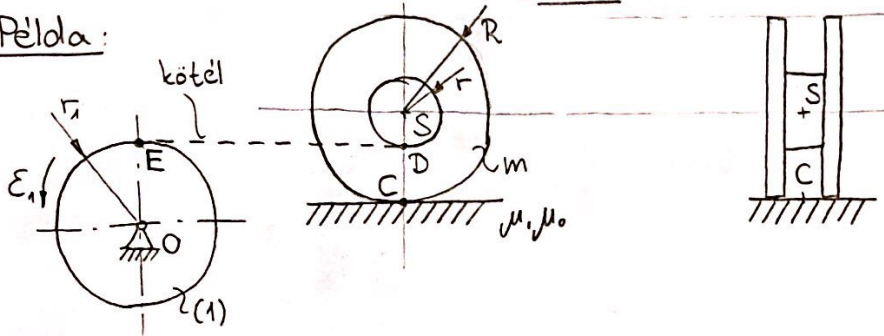
$$W_{12} = -(U_2 - U_1) = (m_2 + m_1) g r_s$$

Ezzel: $\frac{1}{2} \Theta_A \omega^2 = (m_1 + m_2) g r_s$

$$\omega = \sqrt{\frac{2(m_1 + m_2) g r_s}{\Theta_A}} = \underline{\underline{4,563 \frac{\text{rad}}{\text{s}}}} \quad () \Rightarrow \underline{\underline{\omega = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ -4,563 \end{bmatrix} \frac{\text{rad}}{\text{s}}}}$$

$$\underline{\underline{v_s = v_A + \omega \times r_{As} = \begin{bmatrix} -r_s \omega \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -3,193 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} \frac{\text{m}}{\text{s}}}}$$

2. Példa:



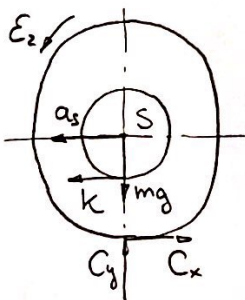
Nyugalomból indul

- Adatok: $R = 450 \text{ mm}$
 $r = 150 \text{ mm}$
 $r_1 = 250 \text{ mm}$
 $\epsilon_1 = 3 \frac{\text{rad}}{\text{s}} = \text{du}$
 $m = 40 \text{ kg}$
 $\Theta_s = 4,375 \text{ kgm}^2$
 $\mu_0 = 0,25$
 $\mu = 0,2$

Feladatok:

- 1) \underline{K} kötélerő?
- 2) \underline{C} ketyyszererő
- 3) Legyen $\epsilon_1 = 10 \frac{\text{rad}}{\text{s}^2}$!

① Szabadtest ábra:



Dinamika alaptétele:

$$[\underline{I}, \underline{D}_s]_s = [E, M_s]_s$$

$$\left. \begin{aligned} (1) \ x: \quad -m a_s &= -k + C_x \\ (2) \ y: \quad 0 &= -mg + C_y \\ (3) \ z: \quad \Theta_s \epsilon_2 &= -k r + C_x \cdot R \end{aligned} \right\}$$

Tegyük fel, hogy gördül: $a_s = R \epsilon_2$ (kinematika)

Kinematikai feltétel: $a_{Dx} = a_{Ex}$

$$\left. \begin{aligned} a_{Ex} &= r_1 \epsilon_1 \\ a_{Dx} &= -\underbrace{(R-r)}_{\text{redukált képlet}} \epsilon_2 \end{aligned} \right\} \Rightarrow -r_1 \epsilon_1 = -(R-r) \epsilon_2 \Rightarrow \epsilon_2 = \frac{r_1 \epsilon_1}{R-r} = \underline{\underline{2,5 \frac{\text{rad}}{\text{s}^2}}}$$

$$a_s = R \epsilon_2 = R \frac{r_1 \epsilon_1}{R-r} = \underline{\underline{1,125 \frac{\text{m}}{\text{s}^2}}}$$

$$(2): C_y = mg = \underline{686,7 \text{ N}}$$

$$(1): C_x = k - ma_s$$

$$(3): \Theta_s E_2 = -kr + (k - ma_s)r$$

$$\Downarrow$$

$$\Theta_s E_2 + ma_s R = (R-r)k \quad \Rightarrow k = \frac{\Theta_s E_2 + ma_s R}{R-r} = \underline{154,583 \text{ N}}$$

$$C_x = \underline{75,83 \text{ N}}$$

$$\frac{C_x}{C_y} = 0,11 < \mu_0 \Rightarrow \text{tényleg gördül!}$$

$$\underline{k} = \begin{bmatrix} -154,583 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} \text{ N} \quad \text{és} \quad \underline{C} = \begin{bmatrix} 75,83 \\ 686,7 \\ 0 \end{bmatrix} \text{ N}$$

③ Legyen $E_1 = 10 \frac{\text{rad}}{\text{s}^2}$ és tegyük fel, hogy gördül!

$$E_2 = 8,33 \frac{\text{rad}}{\text{s}^2}$$

$$a_s = 3,75 \frac{\text{m}}{\text{s}^2}$$

$$k = 515,3 \text{ N}$$

$$C_x = 252,8 \text{ N}$$

$$C_y = 686,7 \text{ N}$$

Ezzel $\frac{C_x}{C_y} = 0,366 > \mu_0$ tehát csúszik!

Ha csúszik: $a_s \neq RE_2$, de $C_x = \mu C_y$

$$\left. \begin{array}{l} -ma_s = k + C_x \\ 0 = -mg + C_y \\ \Theta_s E_2 = -kr + C_x R \\ C_x = \mu C_y \\ a_s = a_{sx} + rE_2 \end{array} \right\} \Rightarrow \begin{array}{l} C_y = mg = \underline{686,7 \text{ N}} \\ C_x = \underline{137,34 \text{ N}} \end{array}$$

$$-m(a_{sx} + rE_2) = -k + C_x \Rightarrow k = C_x + m(\overset{r_1 E_1}{\downarrow} a_{sx} + rE_2)$$

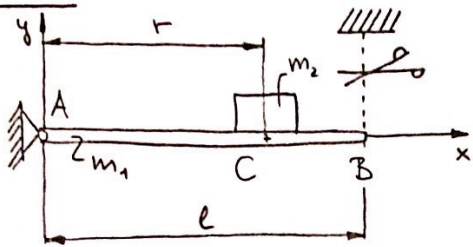
$$\Theta_s E_2 = -kr + C_x R$$

$$\Theta_s E_2 = -(C_x + m(r_1 E_1 + rE_2))r + C_x R$$

$$(\Theta_s + mr^2) E_2 = -C_x r - m r_1 r E_1 + C_x R \quad \Rightarrow E_2 = \frac{C_x(R-r) - m r_1 r E_1}{\Theta_s + m r^2} = \underline{2,51 \frac{\text{rad}}{\text{s}^2}}$$

$$k = \underline{338,7 \text{ N}}$$

3. Példa:



Adatok: m_1, m_2, l, g

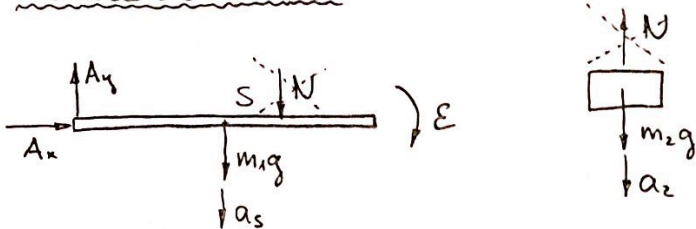
Feladatok:

- $r = ?$, hogy m_2 rögtön elváljon!
- $A(\varphi) = ?$

① Az elválás dinamikai feltétele: $N = 0$

kinematikai feltétele: $a_2 = g, a_c > a_2$

Szabadtest ábrák:



Dinamika alaptétele: S pontra $[\underline{I}, \underline{D}_S]_S = [F, M_S]_S$

A állópontra $[\underline{I}, \underline{D}_A]_A = [F, M_A]_A$

$\underline{D}_A = \underline{M}_A$

$$-\Theta_A \varepsilon = -m_1 g \frac{l}{2}, \text{ ahol } \Theta_A = \frac{1}{12} m_1 l^2 + m_1 \left(\frac{l}{2}\right)^2 = \frac{1}{3} m_1 l^2$$

Vagyis:

$$-\frac{1}{3} m_1 l^2 \varepsilon = -m_1 g \frac{l}{2} \Rightarrow \varepsilon = \underline{\underline{\frac{3g}{2l}}}$$

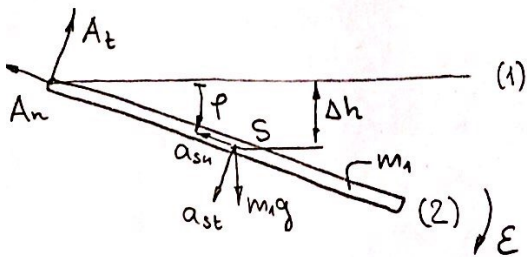
Kinematikai feltétel: $a_c \geq g$

$$\downarrow$$

$$a_c = r \varepsilon \geq g$$

$$r \geq \frac{g}{\varepsilon} = \frac{2}{3} l \Rightarrow \boxed{r \geq \frac{2}{3} l}$$

② Szabadtest ábra:



Dinamika alaptétele: $m_1 a_s = F$

$$t: -m_1 a_{st} = A_t - m_1 g \cos \varphi$$

$$n: -m_1 a_{sn} = -A_n + m_1 g \sin \varphi$$

$\underline{D}_A = \underline{M}_A$

$$\frac{\Theta_A}{= \frac{1}{3} m_1 l^2} \varepsilon = m_1 g \frac{l}{2} \cos \varphi \Rightarrow \varepsilon = \frac{3g}{2l} \cos \varphi \Rightarrow$$

ábránál megfelelő
 $a_{st} = \frac{l}{2} \cdot \varepsilon$
 $a_{sn} = \frac{l}{2} \omega^2$

$\omega = ?$ (Munkatétel) $T_2 - T_1 = W_{kz}$

$$\frac{1}{2} \Theta_A \omega^2 = m_1 g \frac{l}{2} \sin \varphi \Rightarrow \omega = \sqrt{\frac{3g}{l} \sin \varphi}$$

$$A_t = -m_1 \left(\frac{l}{2} \varepsilon - g \cos \varphi \right) = -m_1 g \left(\frac{3}{4} \cos \varphi - \cos \varphi \right) = \underline{\underline{\frac{1}{4} m_1 g \cos \varphi}}$$

$$A_n = m_1 g \sin \varphi + m_1 \frac{l}{2} \omega^2 = m_1 g \left(\sin \varphi + \frac{3}{2} \sin \varphi \right) = \underline{\underline{\frac{5}{2} m_1 g \sin \varphi}}$$

4)