

Gyakorló óra (konzultáció)  
a 2H előtt.

Mercer test dinamikája

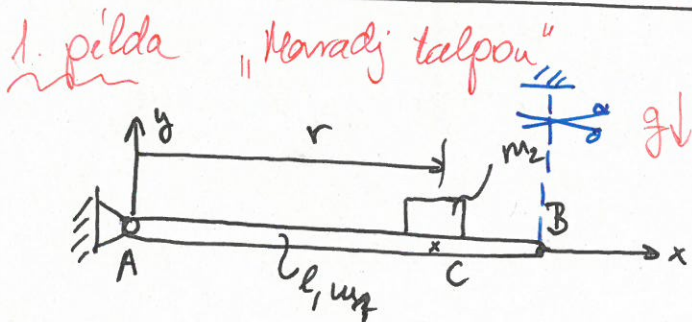
Síkfeladatok: Feltétel:  $\underline{w}(t) \parallel \underline{\varepsilon}$  és  $\underline{\varepsilon}(t) \parallel \underline{\varepsilon}$  - kinematikai felt.  
 $\underline{\pi}_s \parallel \underline{\varepsilon}$  (vagy  $\underline{\varepsilon}$  felületnormális főirány) - dinamikai felt.

Dinamika alaptétele  $[\underline{I}, \underline{\pi}_s]_S = [\underline{F}, \underline{M}_s]_S$   
(Csúspontba v. alópontba)  
↳ 3 vektori egyenlet

$$\begin{aligned} x: m \cdot a_{sx} &= F_x \\ y: m \cdot a_{sy} &= F_y \\ z: \sigma_a \cdot \varepsilon_z &= M_{sz} \end{aligned}$$

Gördülés feltétele

$$\boxed{\frac{S}{N} < \mu_0}$$



Adott:  $m_1, m_2, l, g$

Feladat:  $\therefore r = ?$  hogy rögzítve elmozdjon  
•  $A(r)$  függvényét!

Megoldás

↳ Mi kell ahhoz, hogy az  $m_2$  tömeg elmozdjon?

↳ dinamikai feltétel  $\rightarrow$  a tömeg és a föld között nem elegendő súrlódás  $N=0$ !

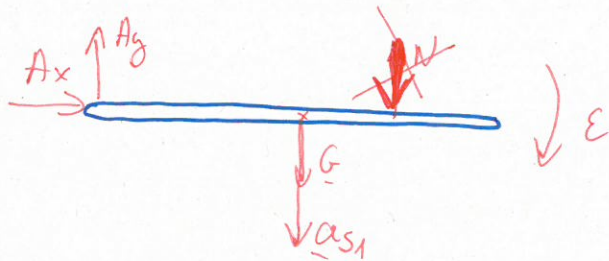
↳ kinematikai feltétel:

$a_c = g \rightarrow$  pontosan a neh. gyorsulással  
és  
súrlódás nélkül

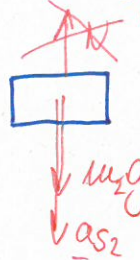
$a_c > g \rightarrow$  a centripetális gyorsulás nagyobb!  
vagy egyenlő

SATA': Most het test van  $\Rightarrow$  het SATA' lell:

riél



tömeg



mivel nincs  
lyonsárok  
le lehet  
lúdni!

Fel tudjuk írni a dinamika alaptételét:

$$(\underline{\dot{I}}, \underline{D_s})_s = (\underline{F}, \underline{M_s})_s \quad \text{vagy} \quad (\underline{\dot{I}}, \underline{D_K})_A = (\underline{F}, \underline{M_K})_A$$

Az anyag pontja:

y:  $-m_2 a_{s2} = -m_2 g \Rightarrow \boxed{a_{s2} = g}$  ez volt a kív. feltételünk!

A rúdra:

x:  $m \cdot a_{sx} = \text{Ax}$

$\boxed{A_x = 0}$

$\hookrightarrow a_{sx} = 0!$

y:  $-m \cdot a_{sy} = A_y - m_1 g$

2.  $-\Theta_{A_2} \epsilon = -m_1 g \cdot \frac{l}{2}$

$\Theta_{A_2} = \underbrace{\frac{1}{2} m_1 l^2}_{\text{rúdra S-re!}} + \underbrace{m_1 \left(\frac{l}{2}\right)^2}_{\text{statisz. tag}} = \boxed{\frac{1}{3} m_1 l^2}$

→ rúdra a tehetetlenség  
lyonsárok a  
közégre

Visszaírva:

$-\frac{1}{3} m_1 l^2 \epsilon = -m_1 g \frac{l}{2}$

$\hookrightarrow \epsilon = \frac{3}{2} \frac{g}{l}$  (Az anyag pedig 2)

Kinematikai feltételünk:  $a_c \geq a_{s2} = g$

$a_c = r \epsilon$

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

A feltétel

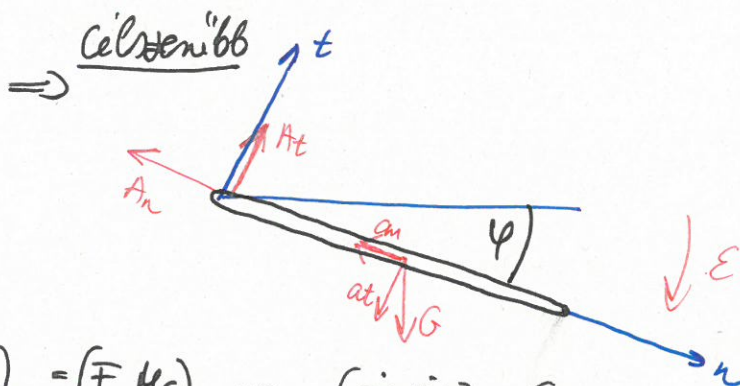
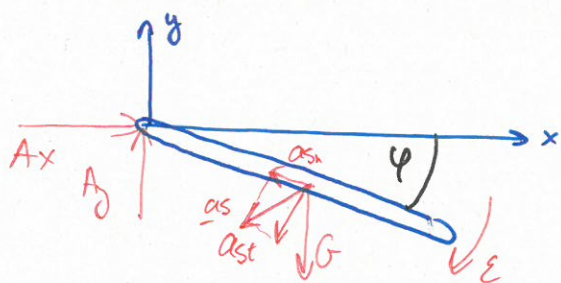
$\boxed{r \geq \frac{2}{3} l}$

→ akkor helyes lesz



## A(φ) függvény

Általános helyzetben a relatív-ja



A din. alaptétel:  $(\underline{I}; \underline{\pi}_S)_S = (\underline{F}; \underline{M}_S)_S$  vagy  $(\underline{I}; \underline{\pi}_A)_A = (\underline{F}; \underline{M}_A)_A$

$$t.: -m_1 \cdot a_t = A_t - m_1 g \cos \varphi$$

$$n.: -m_1 a_n = -A_n + m_1 g \sin \varphi$$

$$z.: -\partial_A \cdot E = -m_1 g \cdot \frac{l}{2} \cos \varphi$$

$$\uparrow$$

$$\frac{1}{3} m_1 l^2$$

$$\Rightarrow -\frac{1}{3} m_1 l^2 \cdot E = -m_1 g \frac{l}{2} \cos \varphi$$

$$\hookrightarrow E = \frac{3}{2} \frac{g}{l} \cos \varphi$$

}  $\Rightarrow a_n, a_t \Rightarrow$  Képletek!!

## Képletek

$$T_2 - T_1 = W_{12}$$

$$\downarrow$$

$$\frac{1}{2} \partial_A w_2^2 = m_1 g \frac{l}{2} \sin \varphi$$

$$T_1 = \frac{1}{2} \partial_A w_1^2 = 0! \text{ allos' kezdéskor}$$

$$W_{12} = W_{12}^G = -(U_2 - U_1) = U_1 - U_2 = \underline{m_1 g \frac{l}{2} \sin \varphi}$$

$$\hookrightarrow w_2 = \sqrt{\frac{m_1 g l \sin \varphi}{\frac{1}{2} \partial_A w_2^2}} = \sqrt{\frac{m_1 g l \sin \varphi}{\frac{1}{3} m_1 l^2}} = \underline{\underline{\sqrt{\frac{3g \sin \varphi}{l}}}}$$

A gyorsulás:  $a_{st} = \frac{l}{2} \cdot E = \frac{l}{2} \cdot \frac{3}{2} \frac{g}{l} \cos \varphi = \underline{\underline{\frac{3}{4} g \cos \varphi}}$

$$a_{sn} = \frac{l}{2} w^2 = \frac{l}{2} \cdot \frac{3g \sin \varphi}{l} = \underline{\underline{\frac{3}{2} g \sin \varphi}}$$

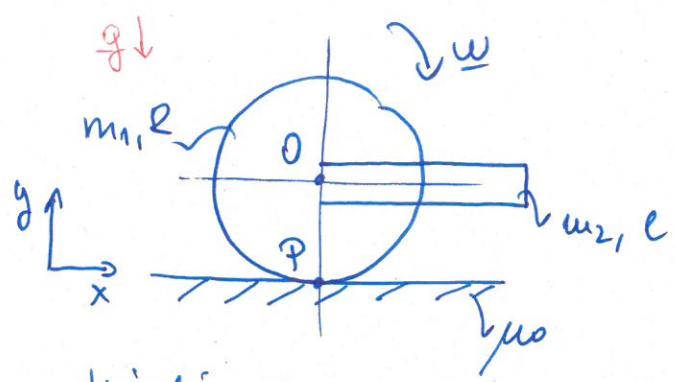
## Vissza az enőre.

$$A_t = -m_1 (a_t - g \cos \varphi) = -m_1 \left( \frac{3}{4} g \cos \varphi - g \cos \varphi \right) = \underline{\underline{\frac{1}{4} m_1 g \cos \varphi}} \quad (\uparrow)$$

$$A_n = m_1 (a_n + g \sin \varphi) = m_1 \left( \frac{3}{2} g \sin \varphi + g \sin \varphi \right) = \underline{\underline{\frac{5}{2} m_1 g \sin \varphi}} \quad (\leftarrow)$$



## 2. feladat



Kérdés:  $\varepsilon = ?$

$\mu_0$ , hogy éppen gördüljön

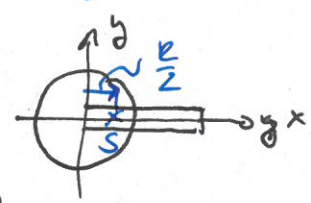
Adatok:

- $m = m_1 = m_2$ ;  $w$
- $l = 2R$

Feladat: Az  $l = 2R$  hosszú rúd és az  $R$  sugarú konzol össze van kapcsolva. A test  $w$  szögsebességgel gördül. A vízszintes felületen a rúd vízszintes

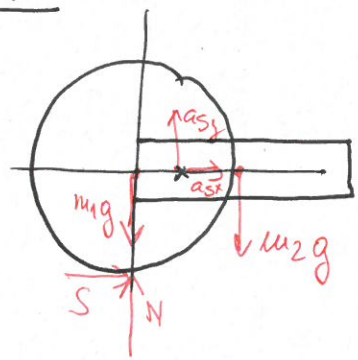
Megoldás

↳ Számpont:



$$r_s = \frac{m \cdot 0 + m \cdot R}{2m} = \frac{R}{2}$$

SZTA'



$\varepsilon$   
 $w$

A din alaptétel:  $[\underline{I}, \dot{\Pi}_s] = [\underline{F}, \underline{M}_s]_s$

- (1)  $x: 2m a_{sx} = S$
- (2)  $y: 2m a_{sy} = N - m_1 g - m_2 g$
- (3)  $z: -\Theta_{sz} \cdot \varepsilon = \underbrace{\frac{m_1 g R}{2} - \frac{m_2 g R}{2}}_{=0} + S \cdot R - \frac{N R}{2}$   
mert  $m_1 = m_2$ !

konosz rúd

$$\Theta_{sz} = \Theta_{s1} + \Theta_{s2} + \Theta_{s3} + \Theta_{s4}$$

$$\Theta_{sz} = \frac{1}{2} m R^2 + m \frac{R^2}{4} + \frac{1}{12} m (2R)^2 + m \frac{R^2}{4}$$

$$\Theta_{sz} = \left( \frac{1}{2} + \frac{1}{4} + \frac{1}{12} + \frac{1}{4} \right) m R^2 = \frac{4}{3} m R^2$$

$\frac{4}{3}$

Ismeretlenek:  $a_{sx}, a_{sy}, S, N, \varepsilon$

de csak 3 egyenlet!

Kell kinematikai egyenlet:

$$\underline{a}_0 = \begin{bmatrix} a_0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}; \underline{a}_p = \begin{bmatrix} 0 \\ a_p \\ 0 \end{bmatrix}$$



$$\underline{a}_0 = \underline{a}_p + \underline{\varepsilon} \times \underline{r}_{p0} - \omega^2 \underline{r}_{p0}$$

$$\begin{bmatrix} a_{0x} \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ a_p \\ 0 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \hat{i} & \hat{j} & \hat{k} \\ 0 & 0 & -\varepsilon \\ 0 & \varepsilon & 0 \end{bmatrix} - \omega^2 \begin{bmatrix} 0 \\ R \\ 0 \end{bmatrix} \rightarrow \begin{bmatrix} a_{0x} \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} R\varepsilon \\ a_p - \omega^2 R \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$\boxed{a_{0x} = R \cdot \varepsilon} \quad \text{és} \quad \boxed{a_p = \omega^2 R}$$

$$\underline{a}_S = \underline{a}_0 + \underline{\varepsilon} \times \underline{r}_{0S} - \omega^2 \underline{r}_{0S}$$

$$\begin{bmatrix} a_{sx} \\ a_{sy} \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} a_{0x} \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \hat{i} & \hat{j} & \hat{k} \\ 0 & 0 & -\varepsilon \\ \frac{R}{2} & 0 & 0 \end{bmatrix} - \omega^2 \begin{bmatrix} \frac{R}{2} \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} \rightarrow \begin{bmatrix} a_{sx} \\ a_{sy} \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} a_{0x} - \omega^2 \frac{R}{2} \\ -\frac{R}{2} \varepsilon \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$(4) \quad a_{sx} = a_{0x} - \omega^2 \frac{R}{2} = \underline{\underline{R \cdot \varepsilon - \omega^2 \frac{R}{2}}} \quad (+1 \text{ egyenlet})$$

$$(5) \quad a_{sy} = -\frac{R}{2} \varepsilon \quad (+1 \text{ egyenlet})$$

Viszakhelyettesítésem:

$$(4) \rightarrow (1) \quad S = 2m(R \cdot \varepsilon - \omega^2 \frac{R}{2})$$

$$(5) \rightarrow (2) \quad -2m \frac{R}{2} \varepsilon = N - 2mg \quad \text{Ebből: } N = \underline{\underline{2mg - mR\varepsilon}}$$

Mindent (3) ba

$$-\frac{1}{3} m R^2 \cdot \varepsilon = -(2mg - mR\varepsilon) \cdot \frac{R}{2} + 2m(R \cdot \varepsilon - \omega^2 \frac{R}{2}) \cdot R$$

$$\varepsilon \left( \frac{1}{3} m R^2 + \frac{m R^2}{2} + 2m R^2 \right) = \frac{2mgR}{2} + \frac{2m \omega^2 R^2}{2}$$

$$\underline{\underline{\frac{23}{6} m R^2}}$$

$$\varepsilon = \frac{mgR + m \omega^2 R^2}{\frac{23}{6} m R^2} = \underline{\underline{\frac{6}{23} \frac{g + \omega^2 R}{R}}}$$

Sűrűség: feladat:

$$\mu_0 \geq \frac{S}{N}$$

$$S = 2m(R\varepsilon - \omega^2 \frac{R}{2}) = m \left( \frac{12}{23} g - \frac{11}{23} R \omega^2 \right)$$

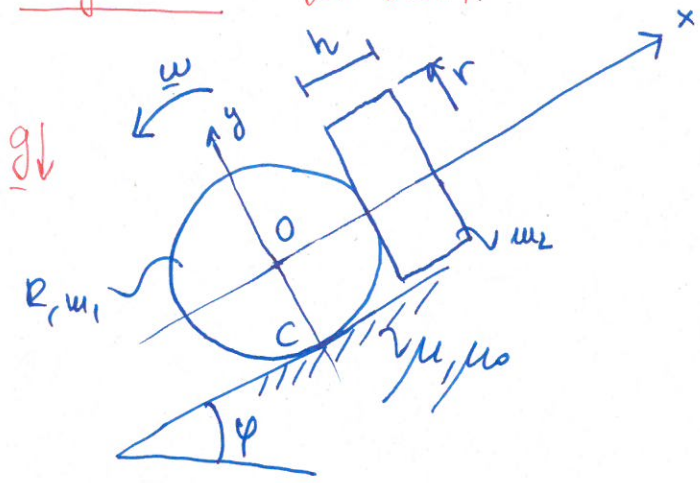
$$N = 2m(g - R\varepsilon) = m \left( \frac{40}{23} g - \frac{6}{23} R \omega^2 \right)$$

$$\mu_0 \geq \frac{S}{N} = \frac{\frac{12}{23} g - \frac{11}{23} R \omega^2}{\frac{40}{23} g - \frac{6}{23} R \omega^2}$$

$$\rightarrow \text{Példa } \omega = 0 \rightarrow \mu_0 \geq \frac{12}{40} = 0,3$$

### 3. feladat

ZH-2014



#### Adatok:

- $m_1 = 50 \text{ [kg]}$
- $m_2 = 30 \text{ [kg]}$
- $R = 0,3 \text{ [m]}$
- $r = 0,2 \text{ [m]}$
- $h = 0,2 \text{ [m]}$
- $\varphi = 20^\circ$
- $\omega = 2 \left[ \frac{\text{rad}}{\text{s}} \right]$
- $g = 9,81 \left[ \frac{\text{m}}{\text{s}^2} \right]$

Az ábrán látható  $m_1$  tömegű,  $R$  sugarú korongból és  $m_2$  tömegű,  $r$  sugarú,  $h$  magasságú lemezből összekevert test  $\varphi$  hajlásszögű, csúszásmentes lejtőn gördül. Ismert a test pillanatnyi  $\omega$  szögsebessége.

#### Feladat

- 1) Határozza meg a test súlypontjának helyzetét, majd jelölje be az ábrára! (1p)
- 2) Határozza meg az  $S$  súlypontban átmenő, a mozgás irányára merőleges tengelyre számított tehetetlenségi nyomatékot (2p)
- 3) Adja meg a test  $S$  súlypontjának számított perdület vektorát (2p)
- 4) Rajzolja fel a test szabadtest ábráját, majd azzal összehangban írja fel a dinamika alaptételének vektori egyenletét a megadott  $(x, y, t)$  KR-ban! (5p)
- 5) Sorolja fel az egyenletekben szereplő ismeretleneket, majd amelyekben szükséges egészítse ki az egyenletrendszert a megoldáshoz szükséges további kinematikai egyenletekkel (4p)
- 6) Számítsa ki a relatív mozgás mértékét (2p)
- 7) Számítsa ki a test kinetikus energiáját a mozgást előpállásban (2p)



### 1) Súlypontszámítás

$$\underline{r}_S = \begin{bmatrix} x_S \\ y_S \end{bmatrix}$$

$$\underline{r}_S = \frac{m_1 \underline{r}_1 + m_2 \underline{r}_2}{m_1 + m_2} = \frac{1}{m_1 + m_2} \left( m_1 \cdot \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix} + m_2 \begin{bmatrix} R + h/2 \\ 0 \end{bmatrix} \right)$$

$$\underline{r}_S = \begin{bmatrix} \frac{m_2 (R + h/2)}{m_1 + m_2} \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0,15 \\ 0 \end{bmatrix} \text{ (m)}$$

### 2) Teljesítményegyenlet

$$\Theta_{S2} = \underbrace{\Theta_{S1} + \Theta_{S1S}}_{\substack{\text{1. cs test} \\ + \text{Steher}}} + \underbrace{\Theta_{S2} + \Theta_{S2S}}_{\substack{\text{2. cs test} + \\ \text{Steher}}}$$

$$\Theta_{S1} = \frac{1}{2} m_1 R^2 \quad \Theta_{S2} = \frac{1}{4} m_2 \cancel{R^2}^{r^2} + \frac{1}{12} m h^2$$

$$\Theta_{S1S} = m_1 x_S^2 \quad \Theta_{S2S} = m_2 \left( R + \frac{h}{2} - x_S \right)^2$$

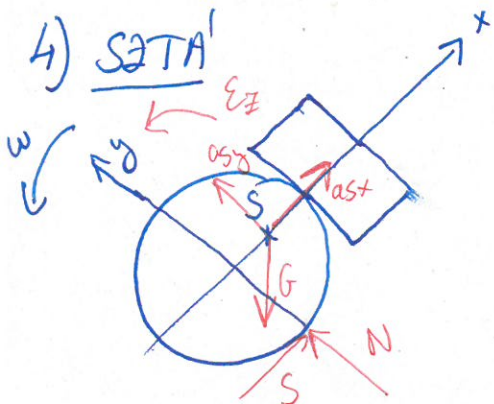
$$\Theta_{S2} = \frac{1}{2} m_1 R^2 + m_1 x_S^2 + \frac{1}{4} m_2 \cancel{R^2}^{r^2} + \frac{1}{12} m h^2 + m_2 \left( R + \frac{h}{2} - x_S \right)^2 = \underline{\underline{5,65 \text{ (kg m}^2\text{)}}}$$

### 3) Produktmoment

$$\underline{M}_S = \underline{\Theta}_S \cdot \underline{\omega} = \begin{bmatrix} \cdot & \cdot & 0 \\ \cdot & \cdot & 0 \\ 0 & 0 & \Theta_{S2} \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \omega \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \Theta_{S2} \cdot \omega \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 11,3 \end{bmatrix} \left[ \frac{\text{kg m}^2}{\text{s}} \right] = \underline{\underline{\begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 11,3 \end{bmatrix} \text{ (Nms)}}}$$

$$\underline{\omega} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \omega \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 2 \end{bmatrix} \left[ \frac{\text{rad}}{\text{s}} \right]$$

### 4) SZTA'



Dinamika alapletele  $\begin{bmatrix} \underline{\dot{T}} \\ \underline{\dot{M}}_S \end{bmatrix}_S = \begin{bmatrix} \underline{\dot{T}} \\ \underline{\dot{M}}_S \end{bmatrix}_S$

$$x: (m_1 + m_2) a_{sx} = S - \cancel{m_2 g} (m_1 + m_2) g \sin \varphi$$

$$y: (m_1 + m_2) a_{sy} = N - (m_1 + m_2) g \cos \varphi$$

$$z: \Theta_{S2} \cdot \varepsilon_z = S R - N \cdot x_S$$



6

5) Az ismeretlenek

$$a_{sx}, a_{sy}, S, N, \epsilon_z$$

↳ 5 ismeretlen de csak 3 egyenlet

Még kell kinematikai egyenlet kell:

~gördül!  $\boxed{\frac{S}{N} \leq \mu_0}$

$$\left. \begin{aligned} a_{sx} &= -R \cdot \epsilon_z \\ a_{sy} &= 0 \end{aligned} \right\} \text{ az vektor ismert.}$$

$$\underline{a}_S = \underline{a}_O + \underline{\epsilon} \times \underline{r}_{OS} - \omega^2 \underline{r}_{OS}$$

$$\begin{bmatrix} a_{sx} \\ a_{sy} \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -R \epsilon_z \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \hat{i} & \hat{j} & \hat{k} \\ 0 & 0 & \epsilon \\ x_S & 0 & 0 \end{bmatrix} \cdot \omega^2 \begin{bmatrix} x_S \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -R \epsilon_z - \omega^2 x_S \\ x_S \cdot \epsilon \\ 0 \end{bmatrix} + \underline{\underline{2 \text{ egyenlet!}}}$$

6) Munkavégzési mő feljuttatása

$$P^G = \underline{G} \cdot \underline{v}_S$$

$$\underline{v}_S = \underline{v}_C + \underline{\omega} \times \underline{r}_{CS} = \begin{bmatrix} \hat{i} & \hat{j} & \hat{k} \\ 0 & 0 & \omega \\ x_S & R & 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -R\omega \\ x_S \omega \\ 0 \end{bmatrix} \left. \begin{aligned} &\text{elégzve a skaláris szorzat} \\ &P^G = \underline{G} \cdot \underline{v}_S = (m_1 + m_2)g (R\omega \sin \varphi - x_S \omega \cos \varphi) \end{aligned} \right\}$$

$$\underline{G} = (m_1 + m_2)g \begin{bmatrix} -\sin \varphi \\ -\cos \varphi \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$P^G = (m_1 + m_2)g (R\omega \sin \varphi - x_S \omega \cos \varphi)$$

$$P^G = -60,1900 \text{ [W]}$$

7) Kinetikus energia

$$T = \frac{1}{2} (m_1 + m_2) v_S^2 + \frac{1}{2} I_{Sz} \cdot \omega^2 = \frac{1}{2} (m_1 + m_2) (R^2 + x_S^2) \omega^2 + \frac{1}{2} I_{Sz} \omega^2 = \underline{\underline{29,3 \text{ [J]}}}$$

$$v_S^2 = R^2 \omega^2 + x_S^2 \omega^2 = (R^2 + x_S^2) \omega^2$$

