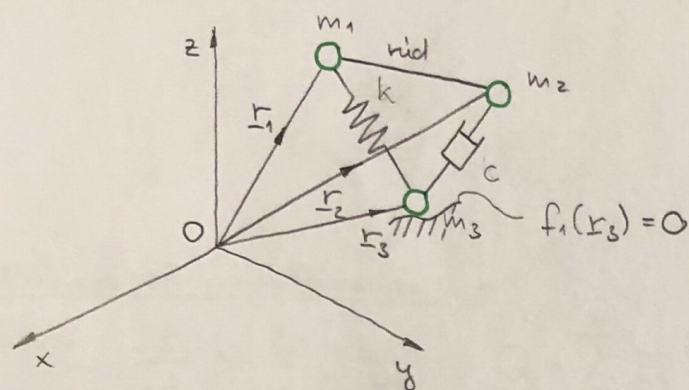


Elmélet:

Az eddig tárgyalt modellek mozgásegyenletét az ún. Newton-Euler módszerrel írtuk fel, azaz szabadtest ábra felrajzolása után alkalmaztuk a dinamika alaptételét. Összetett mechanikai rendszerek esetén azonban ez a módszer hosszadalmas lenne (minden egyes test szabadtest ábráját fel kell rajzolni és egy sok egyenletből álló egyenletrendszer adódna)

A mozgásegyenlet "analitikus" módszerrel is felírható. Itt valamilyen energia vagy teljesítmény jellegű mennyiséget használunk fel a levezetéshez.

A másodfajú Lagrange-egyenlet a teljesítménytétel továbbfejlesztéséhez tekinthető Anyagi pontrendszerre és merev testrendszerre is érvényes:



ahol N az anyagi pontok száma
 m_i az anyagi pont tömege $i=1 \dots N$
 r_i az anyagi pont helyvektora
 \underline{K}_i anyagi pontra ható ideális kéyszere-
 erők eredője

Az egyenletrendszerben nem jelennek meg a kéyszerefeltételek!

Geometriai kéyszerek: (nem szerepelhet bennük a sebesség kifejezése)
 (Holonóm kéyszerek)

$$f_p(r_1, r_2, \dots, r_N, t) = 0 \quad p = 1 \dots g$$

— időtől független: szkleronóm
 — időtől függő: reonóm

Kinematikai kéyszerek: (sebességfüggő)

(anholonóm kéyszerek)

⇒ másodfajú-Lagrange-egyenlet ezeket nem képes kezelni

Megjegyzés: geometriai kéyszerek csökkentik a rendszer szabadsági fokait, így
 $n = 3N - g$ a rendszert leíró független skalar függvények száma

Léteznek ideális kéyszerek:

Egy kéyszer, akkor ideális, ha virtuális teljesítménye zérus:

$$\delta P = \sum_{i=1}^N \underline{K}_i \delta \underline{v}_i = 0 \quad \text{ha időben fixáljuk a kéyszereket: } P = \sum_{i=1}^N \underline{K}_i \underline{v}_i = 0$$

Másodfajú-Lagrange-egyenlet levezetése:

Időfüggő kéyszerek esetén:

$$r_i = R_i(q_j, t) \quad i=1 \dots N, \quad j=1 \dots n$$

$$\frac{d}{dt} \Big|_D \underline{r}_i = \sum_{j=1}^n \frac{\partial R_i}{\partial q_j} \dot{q}_j \quad \text{és} \quad \frac{\delta r_i}{\delta q_j} = \sum_{j=1}^n \frac{\partial R_i}{\partial q_j}$$

időben fix kéyszerekre

A dinamika abptétele:

$$m_i \ddot{r}_i = \underbrace{F_i}_{\text{aktív erők}} + \underbrace{K_i}_{\text{ideális kölyzerők}} \quad i=1 \dots N$$

Átalakítva az egyenletet és szorozva \dot{r}_i -vel:

$$\sum_{i=1}^N (m_i \dot{r}_i - F_i) \dot{r}_i = 0 \quad \text{mivel} \quad \sum_{i=1}^N K_i \dot{r}_i = 0$$

Mivel $\dot{r}_i = \sum_{j=1}^n \frac{\partial R_i}{\partial q_j} \dot{q}_j$, így

$$\sum_{i=1}^N (m_i \dot{r}_i - F_i) \sum_{j=1}^n \frac{\partial R_i}{\partial q_j} \dot{q}_j = 0 \quad \Rightarrow \quad \sum_{j=1}^n \sum_{i=1}^N (m_i \dot{r}_i \frac{\partial R_i}{\partial q_j} - F_i \frac{\partial R_i}{\partial q_j}) \dot{q}_j = 0$$

mivel q_j -k és \dot{q}_j -k függetlenek egymástól

$$\underbrace{\sum_{i=1}^N m_i \dot{r}_i \frac{\partial R_i}{\partial q_j}}_{= \frac{d}{dt} \frac{\partial T}{\partial \dot{q}_j} - \frac{\partial T}{\partial q_j}} - \underbrace{\sum_{i=1}^N F_i \frac{\partial R_i}{\partial q_j}}_{= Q_j - \text{általános erő}} = 0$$

Általános erő meghatározása:

mivel: $\frac{\partial \dot{r}_i}{\partial \dot{q}_j} = \frac{\partial R_i}{\partial q_j}$, így $Q_j = \sum_{i=1}^N F_i \frac{\partial r_i}{\partial q_j}$

valamint

$$\sum_{j=1}^n Q_j \dot{q}_j = P \quad \Rightarrow \quad \sum_{i=1}^N F_i \underbrace{\sum_{j=1}^n \frac{\partial R_i}{\partial q_j} \dot{q}_j}_{= \dot{r}_i} = \sum_{i=1}^N F_i v_i = P$$

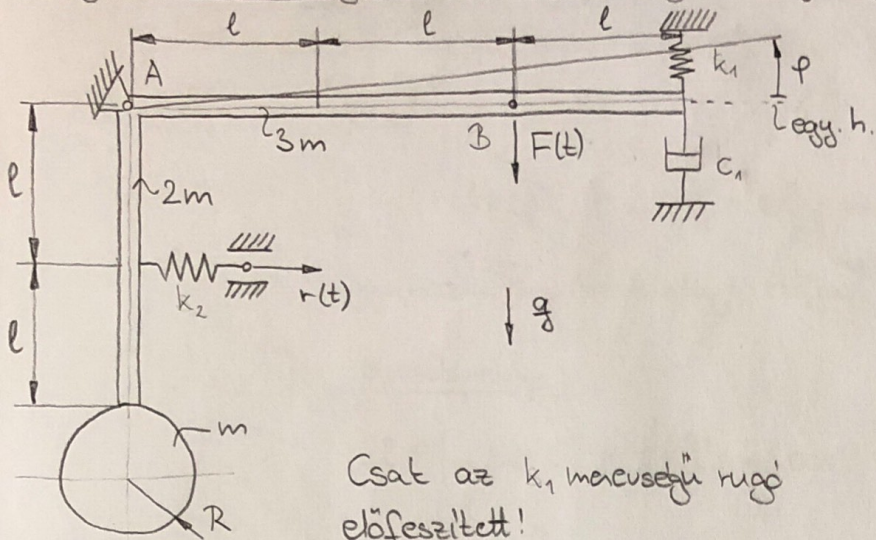
Léteznek potenciális és nem potenciális erők:

Potenciális: $Q_j = -\frac{\partial U}{\partial q_j}$ hasoulban $Q_j = -\frac{\partial \mathcal{D}}{\partial \dot{q}_j}$ ahol \mathcal{D} a Rayleigh-féle disszipatív potenciál.

Ez alapján:

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial T}{\partial \dot{q}_j} - \frac{\partial T}{\partial q_j} + \frac{\partial \mathcal{D}}{\partial \dot{q}_j} + \frac{\partial U}{\partial q_j} = Q^* \quad \text{ahol } Q^* \text{ nem potenciális erő.}$$

Lengőrendszer vizsgálata a másodfajú - Lagrange egyenlet segítségével:



Adatok:

$$l = 0,2 \text{ [m]}$$

$$r(t) = r_0 \sin(\omega t)$$

$$m = 0,12 \text{ [kg]}$$

$$F(t) = F_0 \sin(\omega t)$$

$$c_1 = 2 \text{ [Ns/m]}$$

$$\omega = 20 \text{ [rad/s]}$$

$$k_1 = 300 \text{ [N/m]}$$

$$r_0 = 0,01 \text{ [m]}$$

$$k_2 = 10 \text{ [N/m]}$$

$$F_0 = 2 \text{ [N]}$$

$$R = 0,1 \text{ [m]}$$

Csak az k_1 merevségű rugó előfeszített!

Feladat:

1) Linearizált mozgásegyenlet másodfajú Lagrange egyenlet segítségével!

2) Állandósult állapotbeli megoldás?

Megoldás:

1) Másodfajú - Lagrange - egyenlet: $n = 1 \text{ DoF}$, ahol $q = \varphi$

$$\frac{d}{dt} \frac{\delta T}{\delta \dot{q}} - \frac{\delta T}{\delta q} + \frac{\delta D}{\delta \dot{q}} + \frac{\delta U}{\delta q} = Q^*$$

Kinetikus energia:

$$T = \frac{1}{2} \Theta_A \dot{\varphi}^2 \Rightarrow \frac{\delta T}{\delta \dot{\varphi}} = \Theta_A \dot{\varphi} \quad \frac{d}{dt} \frac{\delta T}{\delta \dot{\varphi}} = \Theta_A \ddot{\varphi} \quad \text{és} \quad \frac{\delta T}{\delta \varphi} = 0$$

Rayleigh - fele disszipációs függvény:

$$D = \frac{1}{2} c_1 (3l\dot{\varphi})^2 \Rightarrow \frac{\delta D}{\delta \dot{\varphi}} = c_1 (3l)^2 \dot{\varphi} = 9l^2 c_1 \dot{\varphi}$$

↑
Belátható, hogy itt már linearizálhatunk

Potenciálfüggvény:

$$U = \frac{1}{2} k_1 (\underbrace{\Delta l_{st}}_{\text{statikus def.}} + \underbrace{3l\varphi}_{\text{linearizálás}})^2 + \frac{1}{2} k_2 (\underbrace{r(t) - l\varphi}_{\text{linearizálás}})^2 - 2mgl \cos \varphi - mg(2l+R) \cos \varphi + \frac{g}{2} mgl \sin \varphi$$

$$\frac{\delta U}{\delta \varphi} = k_1 (\Delta l_{st} + 3l\varphi) 3l - k_2 (r(t) - l\varphi) l + 2mgl \underbrace{\sin \varphi}_{=\varphi} + mg(2l+R) \underbrace{\sin \varphi}_{=\varphi} + \frac{g}{2} mgl \underbrace{\cos \varphi}_{=1}$$

Statikus egyensúlyi egyenletből:

$$\sum M_A = 0 \Rightarrow \boxed{\Delta l_{st} = -\frac{3}{2} \frac{mg}{k_1}}$$

Lehat hasonlóan az addigiekhez, itt is meg lehet tenni, hogy már a számítás elején elhagyjuk a rugó statikus deformációját az öt letehető nehézségi erő potenciálfüggvényével együtt:

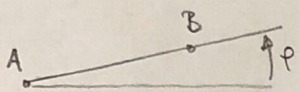
$$\tilde{U} = \frac{1}{2} k_1 (3l\varphi)^2 + \frac{1}{2} k_2 (r(t) - l)^2 - 2mgl \cos \varphi - mg(2l+R) \cos \varphi$$

Ez a függvény ugyanazt az eredményt adja.

Egyéb aktív erők teljesítménye:

$$P = \underline{F} \cdot \underline{v}_B = \begin{bmatrix} 0 \\ -F(t) \end{bmatrix} \cdot 2l \dot{\varphi} \begin{bmatrix} -\sin \varphi \\ \cos \varphi \end{bmatrix} = -F(t) 2l \cos \varphi \dot{\varphi} \stackrel{!}{=} \dot{Q}^* \cdot \dot{\varphi} \quad \leftarrow \text{általános sebesség}$$

$$\underline{Q}^* = -F(t) 2l \underbrace{\cos \varphi}_{=1} = -F(t) \cdot 2l$$



$$\underline{v}_B = \underline{v}_A + \underline{\omega} \times \underline{r}_{AB}$$

$$\underline{v}_B = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \dot{\varphi} \end{bmatrix} \times \begin{bmatrix} 2l \cos \varphi \\ 2l \sin \varphi \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -2l \sin \varphi \\ 2l \cos \varphi \\ 0 \end{bmatrix} \dot{\varphi}$$

A mozgásegyenlet:

$$\Theta_A \ddot{\varphi} + gl^2 c_1 \dot{\varphi} + (gl^2 k_1 + l^2 k_2 + mg(4l+R)) \varphi = \underbrace{k_2 r(t) \cdot l - F(t) \cdot 2l}_{= k_2 l r_0 \sin(\omega t) - 2l F_0 \sin(\omega t)}$$

$$= (k_2 l r_0 - 2l F_0) \sin(\omega t)$$

$$\ddot{\varphi} + \underbrace{\frac{gl^2 c_1}{\Theta_A}}_{= 2\zeta \omega_n} \dot{\varphi} + \underbrace{\frac{gl^2 k_1 + l^2 k_2 + mg(4l+R)}{\Theta_A}}_{= \omega_n^2} \varphi = \underbrace{\frac{(k_2 l r_0 - 2l F_0)}{\Theta_A}}_{= f_0 \omega_n^2} \sin(\omega t)$$

2, Allandósult állapotbeli megoldás:

$$\varphi_p = \Phi \sin(\omega t - \nu)$$

$$\Phi = N f_0, \text{ ahol } N = \frac{1}{\sqrt{(1-\lambda^2)^2 + 4D^2 \lambda^2}}$$

$$\nu = \arctan \frac{2D\lambda}{1-\lambda^2}$$