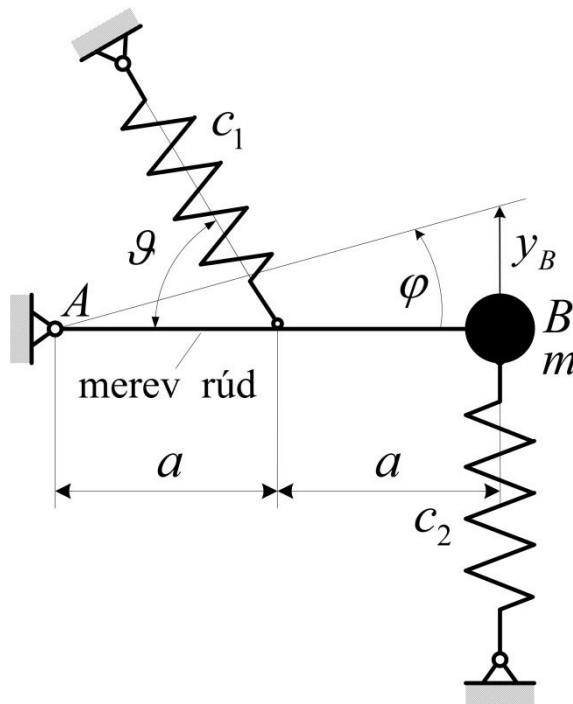


3. MECHANIKA-REZGÉSTAN GYAKORLAT

(kidolgozta: Fehér Lajos, tsz. mérnök; Tarnai Gábor, mérnök tanár;
Molnár Zoltán, egy. adj., Dr. Nagy Zoltán, egy. adj.)

Egy szabadságfokú rezgőrendszer mozgásegyenletének felírása

3.1. Példa: Szabad csillapítatlan rezgőrendszer



Adott: A $2a$ hosszúságú, súlytalan, merev rúd és m, a, c_1, c_2

Feladat:

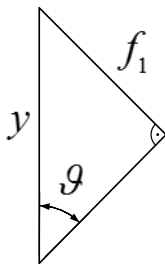
a) A rezgőrendszer mozgásegyenletének felírása a merev rúd kis szögelfordulása esetén!

b) A redukált (helyettesítő) rezgőrendszer jellemzőinek meghatározása!

$$\cos \vartheta = \frac{f}{y_B} \Rightarrow f = y_B \cos \vartheta = R\varphi \cos \vartheta$$

$y = R\varphi$ – elmozdulások és szögelfordulások között lineáris kapcsolat áll fenn

A rugóban felhalmozott alakváltozási energia:



$$\sin \vartheta = \frac{f_1}{y} \Rightarrow f_1 = y \sin \vartheta, y = a\varphi$$

1. A feladat megoldása $q = \varphi$ általános koordináta választással.

Általános koordináta: $q = \varphi$,

$$\dot{q} = \dot{\varphi} = \omega,$$

$$\ddot{q} = \ddot{\varphi} = \varepsilon$$

A Lagrange-féle másodfajú mozgásegyenlet

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial E}{\partial \dot{q}} \right) - \frac{\partial E}{\partial q} = Q_c$$

Q_c – általános visszatérítő erő

Az anyagi pont sebessége: $v = 2a\omega = 2a\dot{\varphi}$

A rendszer kinetikai energiája:

$$E = \frac{1}{2}mv^2 = \frac{1}{2}m(2a\omega)^2 = \frac{1}{2}m4a^2\dot{\varphi}^2 = \frac{1}{2}m_r\dot{\varphi}^2$$

A rezgőrendszer $q = \varphi$ ált. koordináta választáshoz tartozó redukált tömege:

$$m_r = m4a^2$$

A mozgásegyenlet bal oldalán álló deriváltak előállítás:

$$\frac{\partial E}{\partial \dot{q}} = \frac{\partial E}{\partial \dot{\varphi}} = \frac{1}{2}m_r \cdot 2\dot{\varphi} = m_r\dot{\varphi}$$

$$\frac{d}{dt}\left(\frac{\partial E}{\partial \dot{q}}\right) = \frac{d}{dt}\left(\frac{\partial E}{\partial \dot{\varphi}}\right) = m_r\ddot{\varphi}$$

$$\frac{\partial E}{\partial q} = \frac{\partial E}{\partial \varphi} = 0$$

A rugókban felhalmozott energia:

Kis rezgés: $y \ll l$ és $y = R\varphi$

$$U = \frac{1}{2}\frac{y_1^2}{c_1} + \frac{1}{2}\frac{y_2^2}{c_2} = \frac{1}{2}\frac{(a\varphi \sin \vartheta)^2}{c_1} + \frac{1}{2}\frac{(2a\varphi)^2}{c_2} = \frac{1}{2}\left(\frac{a^2 \sin^2 \vartheta}{c_1} + \frac{4a^2}{c_2}\right)\varphi^2 = \frac{1}{2}\frac{\varphi^2}{c_r}$$

A redukált vagy általános rugóállandó:

$$\frac{1}{c_r} = \left(\frac{a^2 \sin^2 \vartheta}{c_1} + \frac{4a^2}{c_2}\right)$$

Az általános visszatérítő erő:

$$Q_c = -\frac{dU}{dq} = -\frac{dU}{d\varphi} = -\frac{1}{c_r}\varphi$$

Az előállított mennyiségeket behelyettesítve a mozgásegyenletbe és mindent a bal oldalra rendezve:

$$\frac{d}{dt}\left(\frac{\partial E}{\partial \dot{q}}\right) - \frac{\partial E}{\partial q} = Q_c$$

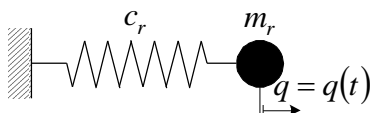
$$m_r\ddot{\varphi} = -\frac{1}{c_r}\varphi \Rightarrow m_r\ddot{\varphi} + \frac{1}{c_r}\varphi = 0$$

$$4a^2m\ddot{\varphi} + \left(\frac{a^2 \sin^2 \vartheta}{c_1} + \frac{4a^2}{c_2}\right)\varphi = 0$$

A redukált rezgőrendszer mozgásegyenlete:

$$m_r\ddot{q} + \frac{1}{c_r}q = 0$$

A redukált rezgőrendszer:



2. A feladat megoldása $q = y_B$ általános koordináta választással.

Általános koordináta: $q = y_B$,

$$\dot{q} = \dot{y}_B = v_B,$$

$$\ddot{q} = \ddot{y}_B = a_B$$

A Lagrange-féle másodfajú mozgásegyenlet

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial E}{\partial \dot{q}} \right) - \frac{\partial E}{\partial q} = Q_c$$

Az anyagi pont sebessége: $v = v_B = \dot{y}_B$

A rendszer kinetikai energiája:

$$E = \frac{1}{2}mv^2 = \frac{1}{2}mv_B^2 = \frac{1}{2}my_B^2 = \frac{1}{2}m_r y_B^2,$$

ahol $m_r = m$

A mozgásegyenlet bal oldalán álló deriváltak előállítására:

$$\frac{\partial E}{\partial \dot{q}} = \frac{\partial E}{\partial \dot{y}_B} = \frac{1}{\dot{y}_B} m_r \dot{y}_B = m_r \dot{y}_B$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial E}{\partial \dot{q}} \right) = \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial E}{\partial \dot{y}_B} \right) = m_r \ddot{y}_B$$

$$\frac{\partial E}{\partial q} = \frac{\partial E}{\partial y_B} = 0$$

A rugóban felhalmozott energia:

$$U = \frac{1}{2} \frac{y_1^2}{c_1} + \frac{1}{2} \frac{y_2^2}{c_2} = \frac{1}{2} \left(\frac{y_B}{2} \right)^2 \frac{1}{c_1} + \frac{1}{2} \frac{(y_B)^2}{c_2} = \frac{1}{2} \frac{y_B^2 \sin^2 \vartheta}{4c_1} + \frac{1}{2} \frac{y_B^2}{c_2} = \frac{1}{2} \left(\frac{\sin^2 \vartheta}{4c_1} + \frac{1}{c_2} \right) y_B^2 = \frac{1}{2} \frac{y_B^2}{c_r},$$

$$\text{ahol } \frac{1}{c_r} = \left(\frac{\sin^2 \vartheta}{4c_1} + \frac{1}{c_2} \right)$$

Az ált. visszatérítő erő:

$$Q_c = -\frac{dU}{dq} = -\frac{dU}{dy_B} = -\frac{1}{c_r} y_B$$

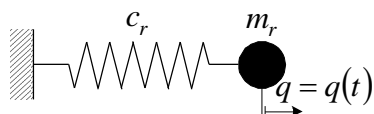
Behelyettesítve a mozgásegyenletbe:

$$m_r \ddot{y}_B + \frac{1}{c_r} y_B = 0$$

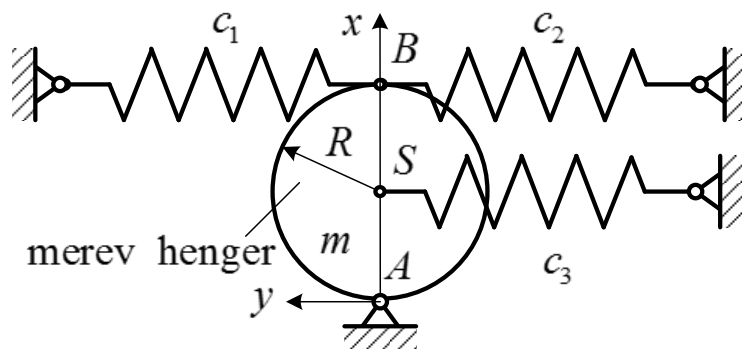
A redukált rezgőrendszer mozgásegyenlete:

$$m_r \ddot{q}_B + \frac{1}{c_r} q = 0$$

A redukált rezgőrendszer:



3.2. Példa: Szabad csillapítatlan rezgőrendszer



merev henger
meghatározása!

Adott: a homogén tömegeloszlású merev henger és m, c_1, c_2, c_3 .

Feladat:

- A rezgőrendszer mozgásegyenletének felírása a merev henger kis szögelfordulása esetén!
- A helyettesítő (redukált) rezgőrendszer jellemzőinek

1. A feladat megoldása $q = \varphi$ általános koordináta választással.

Általános koordináta: $q = \varphi$,

$$\dot{q} = \dot{\varphi} = \omega,$$

$$\ddot{q} = \ddot{\varphi} = \varepsilon$$

A Lagrange-féle másodfajú mozgásegyenlet:

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial E}{\partial \dot{q}} \right) - \frac{\partial E}{\partial q} = Q_c$$

A rendszer kinetikai energiája:

$$E = \frac{1}{2} J_a \omega^2 = \frac{1}{2} \left(\frac{3}{2} m R^2 \right) \omega^2 = \frac{1}{2} \left(\frac{3}{2} m R^2 \right) \dot{\varphi}^2 = \frac{1}{2} m_r \dot{\varphi}^2,$$

$$\text{ahol } J_a = J_s + m d^2 = \frac{1}{2} m R^2 + m R^2 = \frac{3}{2} m R^2$$

A mozgásegyenlet bal oldalán álló deriváltak.

$$\frac{\partial E}{\partial \dot{q}} = \frac{\partial E}{\partial \dot{\varphi}} = m_r \dot{\varphi}$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial E}{\partial \dot{q}} \right) = \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial E}{\partial \dot{\varphi}} \right) = m_r \ddot{\varphi}$$

$$\frac{\partial E}{\partial q} = \frac{\partial E}{\partial \varphi} = 0$$

A rugóban felhalmozott energia:

$$U = \frac{1}{2} \frac{y_B^2}{c_1} + \frac{1}{2} \frac{y_B^2}{c_2} + \frac{1}{2} \left(\frac{y_B^2}{2} \right)^2 \frac{1}{c_3} = \frac{1}{2} \frac{(2R\varphi)^2}{c_1} + \frac{1}{2} \frac{(2R\varphi)^2}{c_2} + \frac{1}{2} \frac{(R\varphi)^2}{c_3} =$$

$$= \frac{1}{2} \left(\frac{4R^2}{c_1} + \frac{4R^2}{c_2} + \frac{R^2}{c_3} \right) \varphi^2 = \frac{1}{2} \frac{\varphi^2}{c_r},$$

A redukált rugóállandó:

$$\frac{1}{c_r} = \left(\frac{4R^2}{c_1} + \frac{4R^2}{c_2} + \frac{R^2}{c_3} \right)$$

Az általános visszatérítő erő:

$$Q_c = -\frac{dU}{dq} = -\frac{dU}{d\varphi} = -\frac{1}{2} \frac{2\varphi}{c_r} = -\frac{1}{c_r} \varphi$$

Behelyettesítve a mozgásegyenletbe:

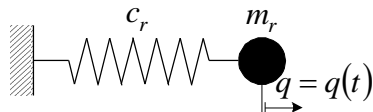
$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial E}{\partial \dot{q}} \right) - \frac{\partial E}{\partial q} = Q_c$$

$$m_r \ddot{\varphi} = -\frac{1}{c_r} \varphi$$

A redukált rezgőrendszer mozgásegyenlete:

$$m_r \ddot{q}_B + \frac{1}{c_r} q = 0$$

A redukált rezgőrendszer:



2. A feladat megoldása $q = y_B$ általános koordináta választással.

Általános koordináta: $q = y_B$,

$$\dot{q} = \dot{y}_B = v_B,$$

$$\ddot{q} = \ddot{y}_B = a_B$$

A Lagrange-féle másodfajú mozgásegyenlet:

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial E}{\partial \dot{q}} \right) - \frac{\partial E}{\partial q} = Q_c$$

A rendszer kinetikai energiája:

$$\begin{aligned} E &= \frac{1}{2} J_a \omega^2 = \frac{1}{2} \left(\frac{3}{2} m R^2 \right) \omega^2 = \frac{1}{2} \left(\frac{3}{2} m R^2 \right) \left(\frac{\dot{y}_B}{2R} \right)^2 = \\ &= \frac{1}{2} \left(\frac{3}{2} m R^2 \right) \frac{\dot{y}_B^2}{4R^2} = \frac{1}{2} \left(\frac{3}{8} m \right) \dot{y}_B^2 = \frac{1}{2} m_r \dot{y}_B^2, \end{aligned}$$

$$\text{ahol } m_r = \frac{3}{8} m, \quad \dot{y}_B = v_B = 2R\omega \Rightarrow \omega = \frac{\dot{y}_B}{2R}$$

A mozgásegyenlet bal oldalán álló deriváltak.

$$\frac{\partial E}{\partial \dot{q}} = \frac{\partial E}{\partial \dot{y}_B} = \frac{1}{2} m_r \cancel{2} \dot{y}_B = m_r \dot{y}_B$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial E}{\partial \dot{q}} \right) = \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial E}{\partial \dot{y}_B} \right) = m_r \ddot{y}_B$$

$$\frac{\partial E}{\partial q} = \frac{\partial E}{\partial y_B} = 0$$

A rugóban felhalmozott energia:

$$U = \frac{1}{2} \frac{y_B^2}{c_1} + \frac{1}{2} \frac{y_B^2}{c_2} + \frac{1}{2} \left(\frac{y_B^2}{2} \right)^2 = \frac{1}{2} \left(\frac{1}{c_1} + \frac{1}{c_2} + \frac{1}{4c_3} \right) y_B^2 = \frac{1}{2} \frac{y_B^2}{c_r}$$

A redukált rugóállandó:

$$\frac{1}{c_r} = \left(\frac{1}{c_1} + \frac{1}{c_2} + \frac{1}{4c_3} \right)$$

Az általános visszatérítő erő:

$$Q_c = -\frac{dU}{dq} = -\frac{dU}{dy_B} = -\frac{1}{\cancel{Z}} \frac{1}{c_r} \cancel{Z} y_B = -\frac{1}{c_r} y_B$$

Behelyettesítve a mozgásegyenletbe:

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial E}{\partial \dot{q}} \right) - \frac{\partial E}{\partial q} = Q_c$$

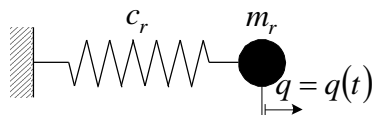
$$m_r \ddot{y}_B = -\frac{1}{c_r} y_B$$

$$m_r \ddot{y}_B + \frac{1}{c_r} y_B = 0$$

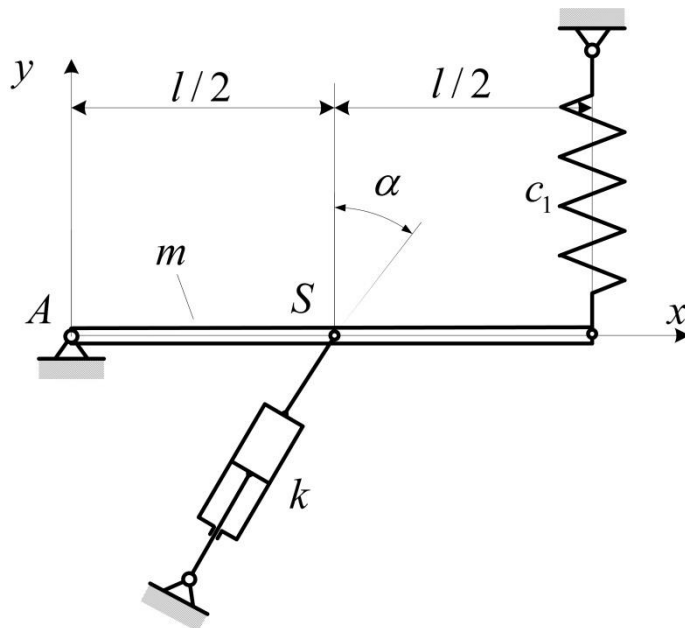
A redukált rezgőrendszer mozgásegyenlete:

$$m_r \ddot{q}_B + \frac{1}{c_r} q = 0$$

A redukált rezgőrendszer:



3.3. Példa: Szabad csillapított rezgőrendszer



Adott: az ábrán látható merev rúd és m, c_1, k, l .

Feladat:

- A rezgőrendszer mozgásegyenletének felírása a merev rúd kis szögfordulása esetén!
- A helyettesítő (redukált) rezgőrendszer jellemzőinek meghatározása.

1. A feladat megoldása $q = \varphi$ általános koordináta választással.

Általános koordináta: $q = \varphi$,

$$\dot{q} = \dot{\varphi} = \omega,$$

$$\ddot{q} = \ddot{\varphi} = \varepsilon$$

A Lagrange-féle másodfajú mozgásegyenlet:

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial E}{\partial \dot{q}} \right) - \frac{\partial E}{\partial q} = Q_c + Q_k$$

A rendszer kinetikai energiája:

$$E = \frac{1}{2} J_a \omega^2 = \frac{1}{2} \left(J_s + m \left(\frac{l}{2} \right)^2 \right) \dot{\varphi}^2 = \frac{1}{2} \left(\frac{1}{12} m l^2 + m \frac{l^2}{4} \right) \dot{\varphi}^2 = \frac{1}{2} \left(\frac{1}{3} m l^2 \right) \dot{\varphi}^2 = \frac{1}{2} m_r \dot{\varphi}^2$$

$$\text{Redukált tömeg } m_r = \frac{1}{3} m l^2$$

A mozgásegyenlet bal oldalán álló deriváltak.

$$\frac{\partial E}{\partial \dot{q}} = \frac{\partial E}{\partial \dot{\varphi}} = \frac{1}{2} m_r 2 \dot{\varphi} = m_r \dot{\varphi}$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial E}{\partial \dot{q}} \right) = \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial E}{\partial \dot{\varphi}} \right) = m_r \ddot{\varphi}$$

$$\frac{\partial E}{\partial q} = \frac{\partial E}{\partial \varphi} = 0$$

A rugóban felhalmozott energia:

$$U = \frac{1}{2} \frac{y^2}{c_1} = \frac{1}{2} \frac{(l\varphi)^2}{c_1} = \frac{1}{2} \frac{l^2}{c_1} \varphi^2 = \frac{1}{2} \frac{1}{c_r} \varphi^2 = \frac{1}{2} \frac{\varphi^2}{c_r}$$

Az általános visszatérítő erő:

$$Q_c = -\frac{dU}{dq} = -\frac{dU}{d\varphi} = -\frac{1}{2} \frac{2\varphi}{c_r} = -\frac{1}{c_r} \varphi$$

Az általános csillapító erő meghatározása:

$$Q_k = \vec{F}_k \cdot \vec{\beta}_s,$$

$$\text{ahol } \vec{\beta}_s = \frac{\partial \vec{v}_s}{\partial \dot{\varphi}} = \frac{\partial \left(\frac{l}{2} \dot{\varphi} \vec{j} \right)}{\partial \dot{\varphi}} = \left(\frac{l}{2} \vec{j} \right)$$

$$\text{A csillapító erő: } \vec{F}_k = -k \vec{v}_d,$$

$$\text{ahol } \vec{v}_d \text{ - a dugattyú relatív sebessége: } v_d = v_s \cos \alpha = \frac{l}{2} \dot{\varphi} \cos \alpha$$

$$\vec{v}_d = v_d (\sin \alpha \vec{i} + \cos \alpha \vec{j})$$

$$\vec{F}_k = -k \vec{v}_d = -k \frac{l}{2} (\sin \alpha \cos \alpha \vec{i} + \cos^2 \alpha \vec{j}) \dot{\varphi}$$

Általános csillapító erő:

$$Q_k = \vec{F}_k \cdot \vec{\beta}_s = -k \frac{l}{2} \cos^2 \alpha \frac{l}{2} \dot{\varphi} = -k \frac{l^2}{4} \cos^2 \alpha \dot{\varphi} = -k_r \dot{\varphi},$$

ahol $k_r = k \frac{l^2}{4} \cos^2 \alpha$ a redukált csillapítási tényező.

Az előállított mennyiségeket behelyettesítve a mozgásegyenletbe:

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial E}{\partial \dot{q}} \right) - \frac{\partial E}{\partial q} = Q_c + Q_k$$

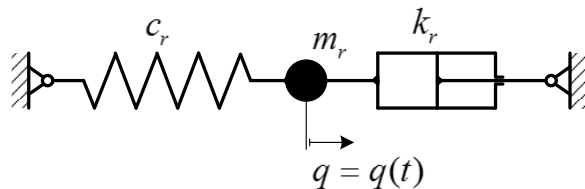
$$\left(\frac{1}{3} ml^2 \right) \ddot{\varphi} = \left(-\frac{l^2}{c_1} \right) \varphi + \left(-k \frac{l^2}{4} \cos^2 \alpha \right) \dot{\varphi}$$

$$\frac{1}{3} ml^2 \ddot{\varphi} + k \frac{l^2}{4} \cos^2 \alpha \dot{\varphi} + \frac{l^2}{c_1} \varphi = 0 \quad \text{vagy} \quad m_r \ddot{\varphi} + k_r \dot{\varphi} + \frac{1}{c_r} \varphi = 0$$

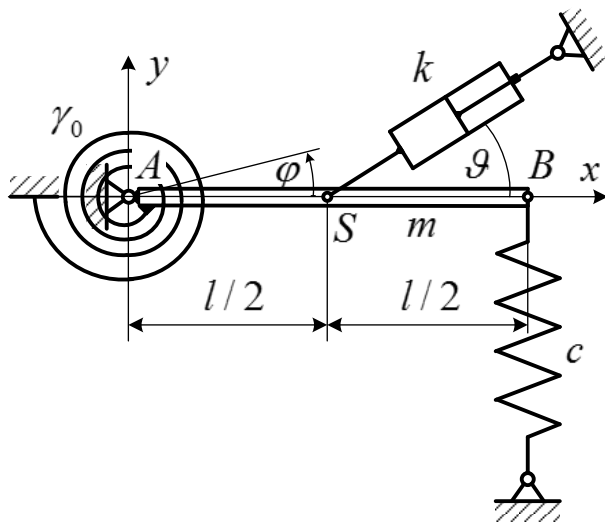
A redukált rezgőrendszer mozgásegyenlete:

$$m_r \ddot{\varphi} + k_r \dot{\varphi} + \frac{1}{c_r} \varphi = 0$$

A redukált rezgőrendszer:



3.4. Példa: Szabad csillapított rezgőrendszer



Adott: az ábrán látható merev rúd és m, c, γ_0, k, l .

Feladat:

- A rezgőrendszer mozgásegyenletének felírása a merev rúd kis szögelfordulása esetén!
- A helyettesítő (redukált) rezgőrendszer jellemzőinek meghatározása.

Általános koordináta választás: $q = \varphi$ – szögelfordulás,

$\dot{q} = \dot{\varphi} = \omega$ – szögsebesség,

$\ddot{q} = \ddot{\varphi} = \varepsilon$ – szöggyorsulás.

A Lagrange-féle másodfajú mozgásegyenlet:

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial E}{\partial \dot{q}} \right) - \frac{\partial E}{\partial q} = Q_c + Q_k$$

A rendszer kinetikai energiája:

$$E = \frac{1}{2} J_a \omega^2 = \frac{1}{2} \left(J_s + m \left(\frac{l}{2} \right)^2 \right) \dot{\phi}^2 = \frac{1}{2} \left(\frac{1}{12} m l^2 + m \frac{l^2}{4} \right) \dot{\phi}^2 = \frac{1}{2} \left(\frac{1}{3} m l^2 \right) \dot{\phi}^2 = \frac{1}{2} m_r \dot{\phi}^2$$

$$\text{Redukált tömeg } m_r = \frac{1}{3} m l^2$$

A mozgásegyenlet bal oldalán álló deriváltak.

$$\frac{\partial E}{\partial \dot{q}} = \frac{\partial E}{\partial \dot{\phi}} = \frac{1}{2} m_r 2 \dot{\phi} = m_r \dot{\phi}$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial E}{\partial \dot{q}} \right) = \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial E}{\partial \dot{\phi}} \right) = m_r \ddot{\phi}$$

$$\frac{\partial E}{\partial q} = \frac{\partial E}{\partial \phi} = 0$$

A rugóban felhalmozott energia:

$$U = \frac{1}{2} \frac{1}{\gamma_0} \varphi^2 + \frac{1}{2} \frac{1}{c} (l\varphi)^2 = \frac{1}{2} \left(\frac{1}{\gamma_0} + \frac{l^2}{c} \right) \varphi^2 = \frac{1}{2} \frac{1}{c_r} \varphi^2 = \frac{1}{2} \frac{\varphi^2}{c_r}$$

Redukált rugóállandó:

$$\frac{1}{c_r} = \frac{1}{\gamma_0} + \frac{l^2}{c}$$

Az általános visszatérítő erő:

$$Q_c = -\frac{dU}{dq} = -\frac{dU}{d\varphi} = -\frac{1}{2} \frac{2\varphi}{c_r} = -\frac{1}{c_r} \varphi$$

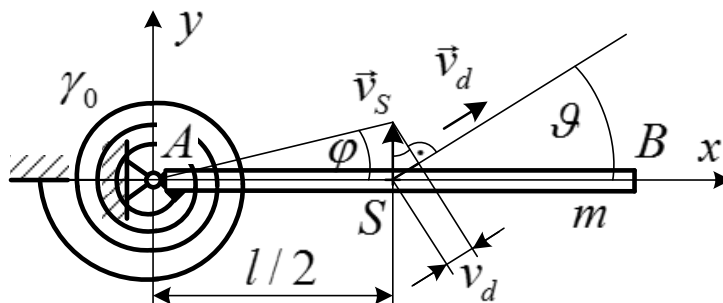
Az általános csillapító erő meghatározása:

$$Q_k = \vec{F}_k \cdot \vec{\beta}_s,$$

$$\text{ahol } \vec{\beta}_s = \frac{\partial \vec{v}_s}{\partial \dot{\phi}} = \frac{\partial \left(\frac{l}{2} \dot{\phi} \vec{j} \right)}{\partial \dot{\phi}} = \left(\frac{l}{2} \vec{j} \right)$$

A csillapító erő: $\vec{F}_k = -k \vec{v}_d$,

ahol \vec{v}_d – a dugattyú relatív sebessége: $v_d = v_s \sin \vartheta = \frac{l}{2} \dot{\phi} \sin \vartheta$



$$\vec{v}_d = v_d (\cos \vartheta \vec{i} + \sin \vartheta \vec{j})$$

$$\vec{F}_k = -k \vec{v}_d = -k \frac{l}{2} (\sin \vartheta \cos \vartheta \vec{i} + \sin^2 \vartheta \vec{j}) \dot{\phi}$$

Általános csillapító erő:

$$Q_k = \vec{F}_k \cdot \vec{\beta}_s = -k \frac{l}{2} \sin^2 \vartheta \frac{l}{2} \dot{\varphi} = -k \frac{l^2}{4} \sin^2 \vartheta \dot{\varphi} = -k_r \dot{\varphi},$$

ahol $k_r = k \frac{l^2}{4} \sin^2 \vartheta$ a redukált csillapítási tényező.

Az előállított mennyiségeket behelyettesítve a mozgásegyenletbe:

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial E}{\partial \dot{q}} \right) - \frac{\partial E}{\partial q} = Q_c + Q_k$$

$$\left(\frac{1}{3} ml^2 \right) \ddot{\varphi} = - \left(\frac{1}{\gamma_0} + \frac{l^2}{c} \right) \varphi + \left(-k \frac{l^2}{4} \sin^2 \vartheta \right) \dot{\varphi}$$

$$\frac{1}{3} ml^2 \ddot{\varphi} + k \frac{l^2}{4} \sin^2 \vartheta \dot{\varphi} + \left(\frac{1}{\gamma_0} + \frac{l^2}{c} \right) \varphi = 0 \quad \text{vagy} \quad m_r \ddot{\varphi} + k_r \dot{\varphi} + \frac{1}{c_r} \varphi = 0$$

A redukált rezgőrendszer mozgásegyenlete:

$$m_r \ddot{\varphi} + k_r \dot{\varphi} + \frac{1}{c_r} \varphi = 0$$

A redukált rezgőrendszer:

