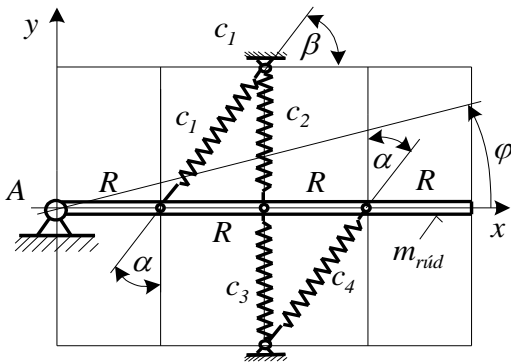


4. MECHANIKA-REZGÉSTAN GYAKORLAT

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

Egy szabadságfokú rezgőrendszer mozgásegyenletének felírása

4.1. Példa: Szabad csillapítatlan rezgőrendszer



Adott: az ábrán látható, az A pontban csapágyazott rezgőrendszer. Az általános koordináta legyen a rúd szögelfordulása $q = \varphi$.

$R = 1 \text{ m}$, $c_1 = c_2 = c_3 = c_4 = 4 \cdot 10^{-4} \text{ m/N}$,
 $m_{\text{rúd}} = 12 \text{ kg}$, $\beta = 60^\circ$.

Feladat: a) Határozza meg az ábrán látható rendszer mozgásegyenletét kis szögelfordulások esetén.
b) Határozza meg a redukált rendszer jellemző paramétereit.

Kidolgozás:

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

a) A mozgásegyenlet felírása:

$$\text{Az ábrából: } \alpha = \frac{\pi}{2} - \beta = 30^\circ.$$

Általános koordináta: $q = \varphi$.

$$q = \varphi \quad (\text{rad}),$$

$$\dot{q} = \dot{\varphi} \quad (\text{rad/s}),$$

$$\ddot{q} = \ddot{\varphi} \quad (\text{rad/s}^2).$$

$$\text{A Lagrange-féle másodfajú mozgásegyenlet: } \frac{d}{dt} \left(\frac{dE}{d\dot{q}} \right) - \frac{dE}{dq} = Q_c.$$

A rendszer kinetikai energiája:

$$\begin{aligned} E &= \frac{1}{2} J_a \omega^2 = \frac{1}{2} J_a \dot{q}^2 = \frac{1}{2} J_a \dot{\varphi}^2 = \frac{1}{2} \left(J_s + m_{\text{rúd}} [2R]^2 \right) \dot{\varphi}^2 = \frac{1}{2} \left(\frac{1}{12} m_{\text{rúd}} [4R]^2 + m_{\text{rúd}} [2R]^2 \right) \dot{\varphi}^2 = \\ &= \frac{1}{2} \left(\frac{64}{12} m_{\text{rúd}} R^2 \right) \dot{\varphi}^2 = \frac{1}{2} m_r \dot{\varphi}^2. \end{aligned}$$

A mozgásegyenlet bal oldalán álló deriváltak előállítására:

$$\frac{dE}{d\dot{q}} = \frac{dE}{d\dot{\varphi}} = \frac{1}{2} m_r 2\dot{\varphi} = m_r \dot{\varphi} \quad \Rightarrow \quad \frac{d}{dt} \left(\frac{dE}{d\dot{\varphi}} \right) = m_r \ddot{\varphi},$$

$$\frac{dE}{dq} = \frac{dE}{d\varphi} = 0.$$

A rugókban felhalmozódott deformációs energia:

$$U = \frac{1}{2} \frac{(R\varphi \cos \alpha)^2}{c_1} + \frac{1}{2} \frac{(2R\varphi)^2}{c_2} + \frac{1}{2} \frac{(2R\varphi)^2}{c_3} + \frac{1}{2} \frac{(3R\varphi \cos \alpha)^2}{c_4},$$

$$U = \frac{1}{2} \frac{R^2 \varphi^2 \cos^2 \alpha}{c_1} + \frac{1}{2} \frac{4R^2 \varphi^2}{c_2} + \frac{1}{2} \frac{4R^2 \varphi^2}{c_3} + \frac{1}{2} \frac{9R^2 \varphi^2 \cos^2 \alpha}{c_4} = \frac{1}{2} \frac{1}{c_r} \varphi^2.$$

Az általános visszatérítő erő:

$$Q_c = -\frac{dU}{dq} = -\frac{dU}{d\varphi} = -\left(\frac{R^2 \cos^2 \alpha}{c_1} + \frac{4R^2}{c_2} + \frac{4R^2}{c_3} + \frac{9R^2 \cos^2 \alpha}{c_4} \right) \varphi = -\frac{1}{c_r} \varphi.$$

A rezgőrendszer mozgásegyenlete:

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

$$\left(\frac{64}{12} m_{rüd} R^2 \right) \ddot{\varphi} + \left(\frac{R^2 \cos^2 \alpha}{c_1} + \frac{4R^2}{c_2} + \frac{4R^2}{c_3} + \frac{9R^2 \cos^2 \alpha}{c_4} \right) \varphi = 0.$$

b) A redukált jellemzők meghatározása:

$$m_r = \frac{64}{12} m_{rüd} R^2 = \frac{64}{12} \cdot 12 \cdot 1^2 = 64 \text{ kgm}^2,$$

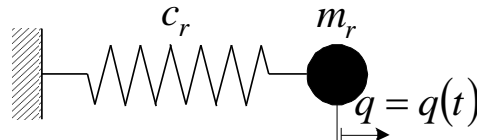
$$\frac{1}{c_r} = \frac{R^2 \cos^2 \alpha}{c_1} + \frac{4R^2}{c_2} + \frac{4R^2}{c_3} + \frac{9R^2 \cos^2 \alpha}{c_4} = \frac{1^2 \cdot \cos^2 30^\circ}{4 \cdot 10^{-4}} + \frac{4 \cdot 1^2}{4 \cdot 10^{-4}} + \frac{4 \cdot 1^2}{4 \cdot 10^{-4}} + \frac{9 \cdot 1^2 \cdot \cos^2 30^\circ}{4 \cdot 10^{-4}},$$

$$\frac{1}{c_r} = \frac{15,5}{4 \cdot 10^{-4}} = 38750 \text{ Nm}.$$

A helyettesítő (redukált) rezgőrendszer mozgásegyenlete:

$$64 \ddot{\varphi} + 38750 \varphi = 0 \quad \Rightarrow \quad \text{Forgómozgás dinamikai alapegyenlete.}$$

A helyettesítő (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: $\frac{d}{dt} \left(\frac{dE}{d\dot{q}} \right) - \frac{dE}{dq} = Q_c$.

A rendszer kinetikai energiája:

$$\begin{aligned} E &= \frac{1}{2} J_a \omega^2 = \frac{1}{2} J_a \left(\frac{\dot{y}_B}{R} \right)^2 = \frac{1}{2} \left(J_s + m_{rüd} [2R]^2 \right) \frac{\dot{y}_B^2}{R^2} = \frac{1}{2} \left(\frac{1}{12} m_{rüd} [4R]^2 + m_{rüd} [2R]^2 \right) \frac{\dot{y}_B^2}{R^2} = \\ &= \frac{1}{2} \left(\frac{4}{3} m_{rüd} + 4m_{rüd} \right) \dot{y}_B^2 = \frac{1}{2} \left(\frac{16}{3} m_{rüd} \right) \dot{y}_B^2 = \frac{1}{2} m_r \dot{y}_B^2. \end{aligned}$$

A mozgásegyenlet bal oldalán álló deriváltak előállítás:

$$\frac{dE}{d\dot{q}} = \frac{dE}{d\dot{\varphi}} = \frac{1}{2} m_r 2 \dot{y}_B = m_r \dot{y}_B \Rightarrow \frac{d}{dt} \left(\frac{dE}{d\dot{\varphi}} \right) = m_r \ddot{y}_B,$$

$$\frac{dE}{dq} = \frac{dE}{d\varphi} = 0.$$

A rugókban felhalmozódott deformációs energia, kis rezgések esetén, ahol $y = R\varphi$ a rúd elmozdulása.

$$U = \frac{1}{2} \frac{(y_B \cos \alpha)^2}{c_1} + \frac{1}{2} \frac{(2y_B)^2}{c_2} + \frac{1}{2} \frac{(2y_B)^2}{c_3} + \frac{1}{2} \frac{(3y_B \cos \alpha)^2}{c_4},$$

$$U = \frac{1}{2} \left(\frac{\cos^2 \alpha}{c_1} + \frac{4}{c_2} + \frac{4}{c_3} + \frac{9 \cos^2 \alpha}{c_4} \right) y_B^2 = \frac{1}{2} \frac{1}{c_r} y_B^2.$$

Az általános visszatérítő erő:

$$Q_c = -\frac{dU}{dq} = -\frac{dU}{dy_B} = -\frac{1}{2} \frac{1}{c_r} 2y_B = -\frac{1}{c_r} y_B.$$

A rezgőrendszer mozgásegyenlete:

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

$$\left(\frac{4}{12} m_{rúd} \right) \ddot{y}_B + \left(\frac{\cos^2 \alpha}{c_1} + \frac{4}{c_2} + \frac{4}{c_3} + \frac{9 \cos^2 \alpha}{c_4} \right) y_B = 0.$$

b) A redukált jellemzők meghatározása:

$$m_r = \frac{4}{12} m_{rúd} = \frac{4}{12} \cdot 12 = 4 \text{ kg},$$

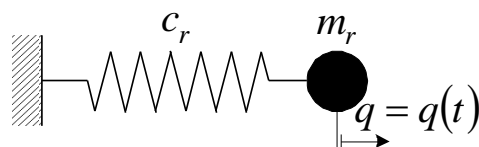
$$\frac{1}{c_r} = \frac{\cos^2 \alpha}{c_1} + \frac{4}{c_2} + \frac{4}{c_3} + \frac{9 \cos^2 \alpha}{c_4} = \frac{\cos^2 30^\circ}{4 \cdot 10^{-4}} + \frac{4}{4 \cdot 10^{-4}} + \frac{4}{4 \cdot 10^{-4}} + \frac{9 \cdot \cos^2 30^\circ}{4 \cdot 10^{-4}},$$

$$\frac{1}{c_r} = \frac{15,5}{4 \cdot 10^{-4}} = 38750 \frac{\text{N}}{\text{m}}.$$

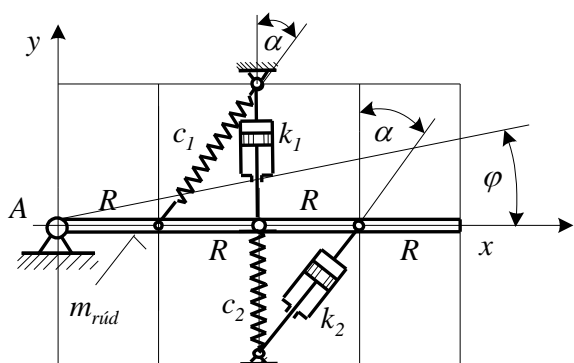
A helyettesítő (redukált) rezgőrendszer mozgásegyenlete:

$$4 \ddot{y}_B + 38750 y_B = 0 \Rightarrow \text{Forgómozgás dinamikai alapegyenlete.}$$

A helyettesítő (redukált) rezgőrendszer:



4.2. Példa: Szabad csillapított rezgőrendszer



Adott: az ábrán látható, az A pontban csapágyazott rezgőrendszer. Az általános koordináta legyen a rúd szögelfordulása $q = \varphi$.

$$R = 1 \text{ m}, \quad c_1 = c_2 = 4 \cdot 10^{-4} \text{ m/N}, \quad \alpha = 30^\circ,$$

$$m_{\text{rúd}} = 12 \text{ kg}, \quad k_1 = k_2 = 100 \text{ Ns/m}.$$

Feladat: a) Határozza meg az ábrán látható rezgőrendszer mozgásegyenletét kis szögelfordulások esetén.

b) Határozza meg a redukált rezgőrendszer jellemző paramétereit.

Kidolgozás:

a) A mozgásegyenlet felírása:

Az általános koordináta: $q = \varphi$.

$$q = \varphi \quad (\text{rad}),$$

$$\dot{q} = \dot{\varphi} \quad (\text{rad/s}),$$

$$\ddot{q} = \ddot{\varphi} \quad (\text{rad/s}^2).$$

A Lagrange-féle másodfajú mozgásegyenlet: $\frac{d}{dt} \left(\frac{dE}{d\dot{q}} \right) - \frac{dE}{dq} = Q_c + Q_k$.

A rendszer kinetikai energiája:

$$\begin{aligned} E &= \frac{1}{2} J_a \omega^2 = \frac{1}{2} J_a \dot{q}^2 = \frac{1}{2} J_a \dot{\varphi}^2 = \frac{1}{2} (J_s + md^2) \dot{\varphi}^2 = \frac{1}{2} \left(\frac{1}{12} m_{\text{rúd}} [4R]^2 + m_{\text{rúd}} [2R]^2 \right) \dot{\varphi}^2 = \\ &= \frac{1}{2} \left(\frac{64}{12} m_{\text{rúd}} R^2 \right) \dot{\varphi}^2 = \frac{1}{2} m_r \dot{\varphi}^2. \end{aligned}$$

A mozgásegyenlet bal oldalán álló deriváltak előállítás:

$$\frac{dE}{d\dot{q}} = \frac{dE}{d\dot{\varphi}} = \frac{64}{12} m_{\text{rúd}} R^2 \dot{\varphi} = m_r \dot{\varphi} \quad \Rightarrow \quad \frac{d}{dt} \left(\frac{dE}{d\dot{\varphi}} \right) = \frac{64}{12} m_{\text{rúd}} R^2 \ddot{\varphi} = m_r \ddot{\varphi},$$

$$\frac{dE}{dq} = \frac{dE}{d\varphi} = 0.$$

A rugókban felhalmozódott deformációs energia:

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

Az általános visszatérítő erő:

$$Q_c = -\frac{dU}{dq} = -\frac{dU}{d\varphi} = -\left(\frac{R^2 \cos^2 \alpha}{c_1} + \frac{4R^2}{c_2} \right) \varphi = -\frac{1}{c_r} \varphi.$$

Az általános csillapító erő:

$$Q_k = \vec{F}_{k1} \cdot \vec{\beta}_B + \vec{F}_{k2} \cdot \vec{\beta}_C, \quad \text{ahol } \vec{F}_{k1}, \vec{F}_{k2} - \text{ a csillapító erők.}$$

$\vec{F}_k = -k\vec{v}_d$, ahol k a csillapítási tényező, \vec{v}_d a dugattyú relatív sebessége a hengerhez képest.

$$\text{Így } \vec{F}_{k1} = -k_1 \vec{v}_{d1} = -k_1 (2R\omega \vec{j}) = -k_1 (2R\dot{\varphi} \vec{j})$$

$$\vec{\beta}_B = \frac{\partial \vec{v}_B}{\partial \dot{\varphi}} = \frac{\partial (2R\dot{\varphi} \vec{j})}{\partial \dot{\varphi}} = 2R\vec{j}$$

ahol $\vec{\beta}_B$ az \vec{F}_{k1} erő támadáspontjának az egységnyi koordináta sebességhez tartozó sebessége.

$$Q_{k1} = \vec{F}_{k1} \cdot \vec{\beta}_B = -k_1 (2R\dot{\varphi} \vec{j}) (2R\vec{j}) = -k_1 4R^2 \dot{\varphi}$$

$$Q_{k2} = \vec{F}_{k2} \cdot \vec{\beta}_C$$

$$\vec{F}_{k2} = -k_2 \vec{v}_{d2} = -k_2 3R\dot{\varphi} \cos \alpha (\sin \alpha \vec{i} + \cos \alpha \vec{j}) = -k_2 3R\dot{\varphi} (\cos \alpha \sin \alpha \vec{i} + \cos^2 \alpha \vec{j})$$

$$\vec{\beta}_C = \frac{\partial \vec{v}_C}{\partial \dot{\varphi}} = \frac{\partial (3R\dot{\varphi} \vec{j})}{\partial \dot{\varphi}} = 3R\vec{j}$$

$$Q_{k2} = \vec{F}_{k2} \cdot \vec{\beta}_C = -k_2 3R\dot{\varphi} (\cos \alpha \sin \alpha \vec{i} + \cos^2 \alpha \vec{j}) (3R\vec{j}) = -k_2 9R^2 \dot{\varphi} \cos^2 \alpha$$

Így az általános csillapító erő:

$$Q_k = Q_{k1} + Q_{k2} = -k_1 4R^2 \dot{\varphi} - k_2 9R^2 \dot{\varphi} \cos^2 \alpha = -(k_1 4R^2 + k_2 9R^2 \cos^2 \alpha) \dot{\varphi} = -k_{red} \dot{\varphi}$$

Az előállított mennyiségeket behelyettesítve a mozgásegyenletbe:

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{dE}{dq} \right) - \frac{dE}{dq} = Q_c + Q_k.$$

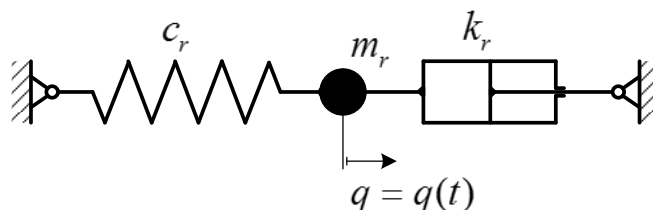
$$m_r \ddot{\varphi} = -\frac{1}{c_r} \varphi - k_{red} \dot{\varphi}$$

A rezgőrendszer redukált mozgásegyenlete:

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

$$\frac{64}{12} m_{riad} R^2 \ddot{\varphi} + (k_1 4R^2 + k_2 9R^2 \cos^2 \alpha) \dot{\varphi} + \left(\frac{R^2 \cos^2 \alpha}{c_1} + \frac{4R^2}{c_2} \right) \varphi = 0.$$

A redukált rezgőrendszer:



b) A redukált jellemzők meghatározása:

$$m_r = \frac{64}{12} m_{riad} R^2 = \frac{64}{12} \cdot 12 \cdot 1^2 = 64 \text{ kgm}^2,$$

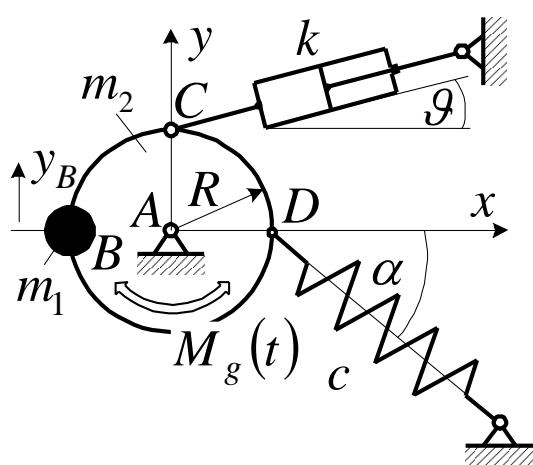
$$k_{red} = k_1 4 R^2 + k_2 9 R^2 \cos^2 \alpha = (4 k_1 + 9 k_2 \cos^2 \alpha) R^2 = (4 \cdot 100 + 9 \cdot 100 \cdot \cos^2 30^\circ) 1^2 = 1075 \text{ Nsm},$$

$$\frac{1}{c_r} = \frac{R^2 \cos^2 \alpha}{c_1} + \frac{4 R^2}{c_2} = \frac{1^2 \cdot \cos^2 30^\circ}{4 \cdot 10^{-4}} + \frac{4 \cdot 1^2}{4 \cdot 10^{-4}} = \frac{0,75 + 4}{4 \cdot 10^{-4}} = 11875 \text{ Nm}.$$

A redukált rezgőrendszer mozgásegyenlete:

$$64 \ddot{\varphi} + 1075 \dot{\varphi} + 11875 \varphi = 0.$$

4.3. Példa: Gerjesztett csillapított rezgőrendszer



Adott: az ábrán látható R sugarú, m_2 tömegű merev, homogén tömegeloszlású tárcsa és m_1 , m_2 , R , c , k , α , ϑ , $M_g(t) = M_{g0} \sin(\omega t + \varepsilon)$.

Feladat: a) Határozza meg az ábrán látható rezgőrendszer mozgásegyenletét kis szögelfordulások esetén.
b) Határozza meg a redukált rezgőrendszer jellemző paramétereit.

Általános koordinátaválasztás: $q = y_B$ - a B pont elmozdulása,

$\dot{q} = \dot{y}_B = v_B$ - a B pont sebessége,

$\ddot{q} = \ddot{y}_B = a_B$ - a B pont gyorsulása.

A Lagrange-féle másodfajú mozgásegyenlet:

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial E}{\partial \dot{y}_B} \right) - \frac{\partial E}{\partial y_B} = Q_c + Q_k + Q_g.$$

A rendszer kinetikai energiája:

$$E = \frac{1}{2} m_1 v_B^2 + \frac{1}{2} J_{a2} \omega^2 = \frac{1}{2} \left(m_1 + \frac{1}{2} m_2 R^2 \frac{1}{R^2} \right) \dot{y}_B^2 = \frac{1}{2} m_r \dot{y}_B^2.$$

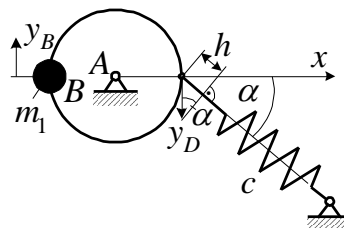
A rezgőrendszer $q = y_B$ általános koordinátaválasztáshoz tartozó redukált, vagy általános

$$\text{tömege: } m_r = \left(m_1 + \frac{1}{2} m_2 \right).$$

A rugó hosszváltozása: $|y_B| = |y_D|$, $h = y_B \sin \alpha$.

A rugóban felhalmozott energia:

$$U = \frac{1}{2} \frac{h^2}{c} = \frac{1}{2} \frac{\sin^2 \alpha}{c} y_B^2 = \frac{1}{2} \frac{y_B^2}{c_r}.$$



A rezgőrendszer $q = y_B$ általános koordinátaválasztáshoz

tartozó c_r redukált rugóállandója: $\frac{1}{c_r} = \frac{\sin^2 \alpha}{c}$.

Az általános visszatérítő erő meghatározása:

$$Q_c = -\frac{\partial U}{\partial q} = -\frac{\partial U}{\partial y_B} = -\frac{1}{c_r} y_B = -\frac{\sin^2 \alpha}{c} y_B.$$

Az általános csillapító erő meghatározása: $Q_k = \vec{F}_k \cdot \vec{\beta}_C$.

A dugattyú relatív sebességének meghatározása:

$$|v_C| = |v_B| = |\dot{y}_B|, \quad v_d = v_C \cos \vartheta = \dot{y}_B \cos \vartheta,$$

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

$$\vec{\beta}_C = \frac{\partial \vec{v}_C}{\partial \dot{y}_B} = \frac{\partial (\dot{y}_B \vec{i})}{\partial \dot{y}_B} = \vec{i},$$

$$\vec{F}_k = -k \vec{v}_d = -k v_d \vec{e}_d = -k \cos \vartheta \dot{y}_B (\cos \vartheta \vec{i} + \sin \vartheta \vec{j}).$$

$$Q_k = \vec{F}_k \cdot \vec{\beta}_C = -k \cos^2 \vartheta \dot{y}_B = -k_r \dot{y}_B.$$

A rezgőrendszer $q = y_B$ általános koordinátaválasztáshoz tartozó k_r redukált, vagy általános csillapítási tényezője: $k_r = k \cos^2 \vartheta$.

Az általános gerjesztő erő meghatározása: $Q_g = \vec{M}_g(t) \cdot \vec{b}$.

$$\vec{M}_g(t) = M_g(t) \vec{k} = M_{g0} \sin(\omega t + \varepsilon) \vec{k},$$

$$\vec{b} = \frac{\partial \vec{\omega}}{\partial \dot{y}_B} = \frac{\partial \left(\frac{\dot{y}_B}{R} \vec{k} \right)}{\partial \dot{y}_B} = \frac{1}{R} \vec{k},$$

$$Q_g = \vec{M}_g(t) \cdot \vec{b} = \frac{1}{R} M_g(t).$$

Az előállított mennyiségeket behelyettesítve a mozgásegyenletbe és az általános gerjesztő erő kivételével mindent az egyenlet bal oldalára rendezve:

$$\left(m_1 + \frac{1}{2} m_2 \right) \ddot{y}_B + k \cos^2 \vartheta \dot{y}_B + \frac{\sin^2 \alpha}{c} y_B = M_g(t) \frac{1}{R}, \text{ vagy}$$

$$m_r \ddot{y}_B + k_r \dot{y}_B + \frac{1}{c_r} y_B = M_g(t) \frac{1}{R}.$$

A redukált rezgőrendszer mozgásegyenlete: $m_r \ddot{q} + k_r \dot{q} + \frac{1}{c_r} q = Q_g(t)$.

A redukált rezgőrendszer:

