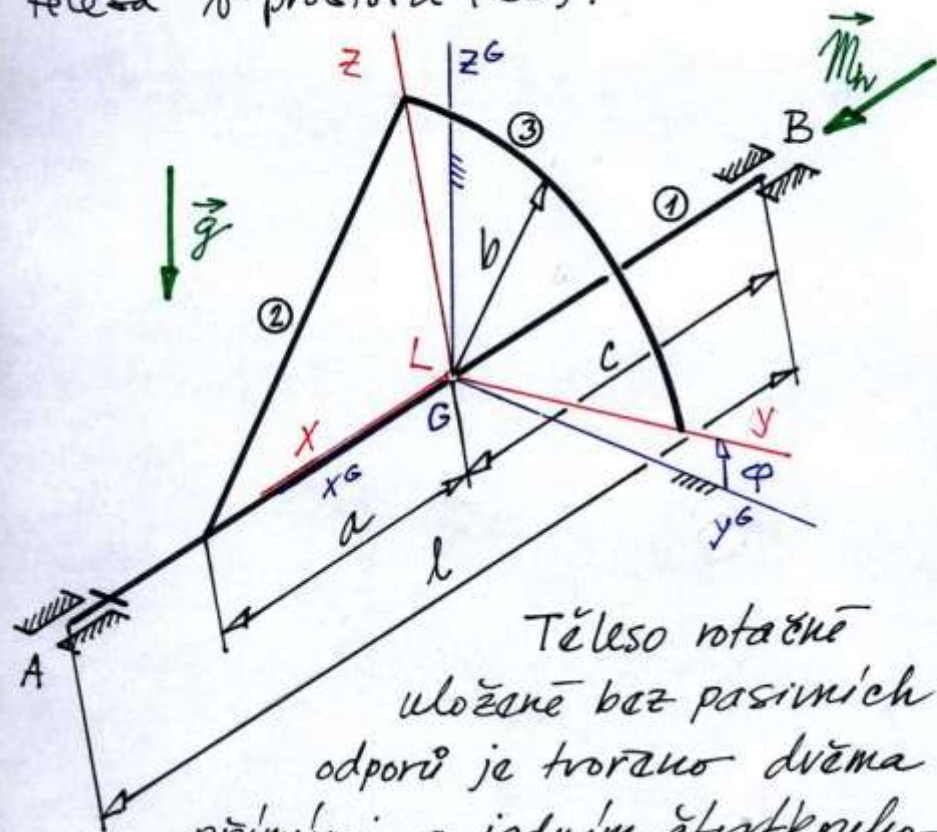


Příklad 10.1. Dynamika rotačního pohybu tělesa v prostoru (3D).



Těleso rotačně uložené bez pasivních odporů je tvořeno dvěma přímými a jedním čtvrtkruhovým prutem se zanedbatelnými příčnými rozměry. Je zatíženo daným hnacím momentem a tíhou.

Dáno: - rozměry a, b, c, l ;
- délková hustota η prutu, $[\eta] = \text{kg/m}$;

- DIN-10-1.1**
- hnací moment M_k závislý na φ
- $$M_k(\varphi) = M_0 (1 + \varphi) e^{-\frac{\varphi}{\pi}}; \quad (1)$$
- konstanta M_0 ;
 - počáteční poloháčka $w(0) = 0$.

Určete:

- potřebné hmotnostní charakteristiky tělesa;
- závislost $w(\varphi)$ úhlové rychlosti w na polohovém úhlu φ ;
- reakce v uložení v bodech A, B.

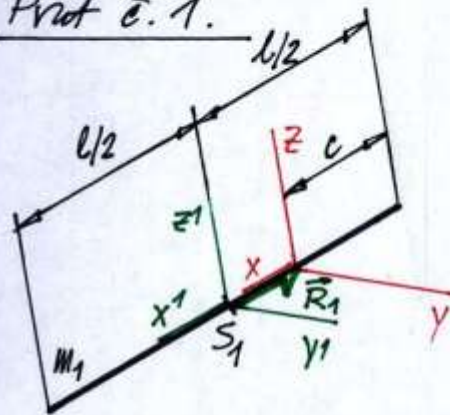
Řešení:

Pro rotaci okolo osy x jsou potřebnými hmotnostními charakteristikami

- hmotnost M ,
- souřadnice x_s, y_s, z_s těžiště,
- moment setrvačnosti J_x ,
- deviační momenty D_{xy} a D_{zx} .

Tyto hmotnostní charakteristiky určíme nejprve pro jednotkové pruty.

Prut č. 1.



$$m_1 = \eta l.$$

$$x_1 = \frac{l}{2} - c, y_1 = z_1 = 0.$$

$$R_1 = \begin{bmatrix} -(\frac{l}{2} - c) \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}.$$

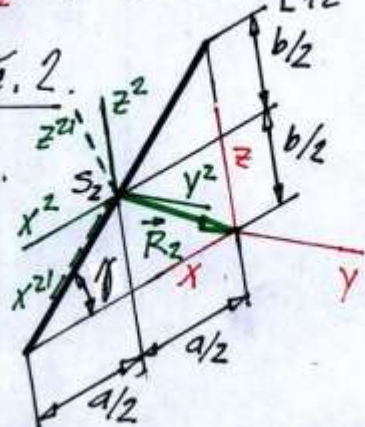
$$J_x^1 = 0,$$

$$D_{xy}^1 = 0, D_{zx}^1 = 0.$$

$$I^1 = \frac{m_1 l^2}{12} \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}.$$

$$I_{x_1 y_1 z}^1 = I^1 + D^1 = m_1 \left[\frac{l^2}{12} + \left(\frac{l}{2} - c \right)^2 \right] \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}.$$

Prut č. 2.



$$m_2 = \eta \sqrt{a^2 + b^2}.$$

$$x_2 = \frac{a}{2}, y_2 = 0, z_2 = \frac{b}{2}$$

$$\gamma = \arctg \frac{b}{a}.$$

$$R_2 = \begin{bmatrix} -\frac{a}{2} \\ 0 \\ -\frac{b}{2} \end{bmatrix}, \quad I^{2'} = \frac{m_2 (a^2 + b^2)}{12} \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix},$$

$$T = \begin{bmatrix} \cos(-\gamma) & 0 & \sin(-\gamma) \\ 0 & 1 & 0 \\ -\sin(-\gamma) & 0 & \cos(-\gamma) \end{bmatrix}, \quad D^2 = \frac{m_2}{4} \begin{bmatrix} b^2 & -ab \\ 0 & a^2 + b^2 & 0 \\ -ab & 0 & a^2 \end{bmatrix},$$

$$I^2 = T^T I^{2'} T = \frac{m_2 (a^2 + b^2)}{12} \begin{bmatrix} \sin^2 \gamma & 0 & \sin \gamma \cos \gamma \\ 0 & 1 & 0 \\ \sin \gamma \cos \gamma & 0 & \cos^2 \gamma \end{bmatrix},$$

$$I_{x_2 y_2 z}^2 = I^2 + D^2 =$$

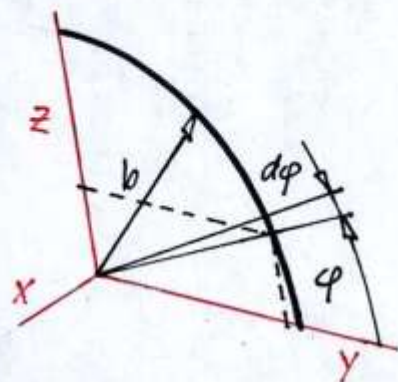
$$= \frac{m_2 (a^2 + b^2)}{12} \begin{bmatrix} \sin^2 \gamma & 0 & \sin \gamma \cos \gamma \\ 0 & 1 & 0 \\ \sin \gamma \cos \gamma & 0 & \cos^2 \gamma \end{bmatrix} + \frac{m_2}{4} \begin{bmatrix} b^2 & 0 & -ab \\ 0 & a^2 + b^2 & 0 \\ -ab & 0 & a^2 \end{bmatrix}.$$

$$J_x^2 = \frac{m_2}{4} \left(\frac{a^2 + b^2}{3} \sin^2 \gamma + b^2 \right),$$

$$D_{xy}^2 = 0,$$

$$D_{zx}^2 = \frac{m_2}{4} \left(-\frac{a^2 + b^2}{3} \sin \gamma \cos \gamma + ab \right).$$

Prat č. 3.



$$m_3 = \eta \frac{\pi}{2} b,$$

$$x_3 = 0,$$

$$m_3 y_3 = \int_0^{\frac{\pi}{2}} y dm =$$

$$= \eta b^2 \int_0^{\frac{\pi}{2}} \cos \varphi d\varphi = \eta b^2,$$

$$\eta \frac{\pi}{2} b y_3 = \eta b^2 \Rightarrow y_3 = \frac{2}{\pi} b,$$

analogicky $z_3 = \frac{2}{\pi} b.$

Kvadratické momenty vypočítáme přímo v SS $(x, y, z).$

$$J_x^3 = \int_{(m)} b^2 dm = \eta b^3 \int_0^{\frac{\pi}{2}} d\varphi = \frac{\pi}{2} \eta b^3.$$

$$D_{xy}^3 = \int_{(m)} xy dm = 0.$$

$$D_{zx}^3 = \int_{(m)} zx dm = 0.$$

Pro celé těleso:

DYN-10-1.3

$$m = m_1 + m_2 + m_3 = \eta \left(l + \sqrt{a^2 + b^2} + \frac{\pi}{2} b \right),$$

$$m x_s = m_1 x_1 + m_2 x_2 + m_3 x_3 = \eta \left[l \left(\frac{l}{2} - c \right) + \frac{a}{2} \sqrt{a^2 + b^2} \right],$$

$$x_s = \frac{l(l - 2c) + a\sqrt{a^2 + b^2}}{2 \left(l + \sqrt{a^2 + b^2} + \frac{\pi}{2} b \right)},$$

$$m y_s = m_1 y_1 + m_2 y_2 + m_3 y_3 = \eta \frac{\pi}{2} b \frac{2}{\pi} b = \eta b^2$$

$$y_s = \frac{b^2}{l + \sqrt{a^2 + b^2} + \frac{\pi}{2} b},$$

$$m z_s = m_1 z_1 + m_2 z_2 + m_3 z_3 = \eta \left(\sqrt{a^2 + b^2} \frac{b}{2} + b^2 \right),$$

$$z_s = \frac{b\sqrt{a^2 + b^2} + 2b^2}{2 \left(l + \sqrt{a^2 + b^2} + \frac{\pi}{2} b \right)}.$$

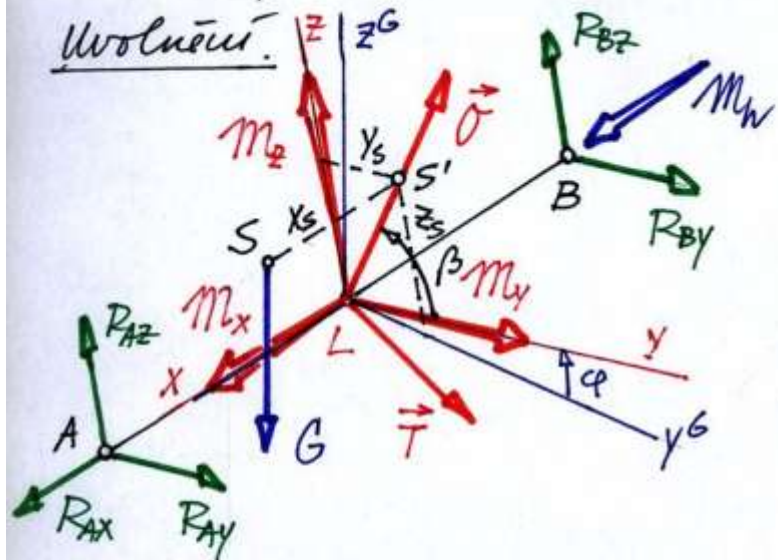
$$J_x = J_x^1 + J_x^2 + J_x^3 = \eta \left[\frac{\sqrt{a^2 + b^2}}{4} \left(\frac{a^2 + b^2}{3} \sin^2 \gamma + b^2 \right) + \frac{\pi}{2} b^3 \right],$$

$$D_{xy} = D_{xy}^1 + D_{xy}^2 + D_{xy}^3 = 0,$$

$$D_{zx} = D_{zx}^1 + D_{zx}^2 + D_{zx}^3 = \eta \frac{\sqrt{a^2 + b^2}}{4} \left(ab - \frac{a^2 + b^2}{3} \sin \gamma \cos \gamma \right).$$

Vlastní dynamické řešení:

Uvolnění:



Rovnice dynamické rovnováhy

napíšeme ve složkách polynomiálních
SS (L, x, y, z).

$x: R_{Ax} = 0$

$y: -G \sin \varphi + R_{Ay} + R_{By} + \sigma \cos \beta + T \sin \beta = 0$

$z: -G \cos \varphi + R_{Az} + R_{Bz} + \sigma \sin \beta - T \cos \beta = 0$

$\curvearrowright x: G(z_s \sin \varphi - y_s \cos \varphi) + M_h + M_x = 0$

$\curvearrowright y: G x_s \cos \varphi - R_{Az}(l-c) + R_{Bz}c + M_y = 0$

DYN-10-1.4

$\curvearrowright z: -G x_s \sin \varphi + R_{Ay}(l-c) - R_{By}c + M_z = 0.$

Specifikace silových účinků

$G = mg,$

$\sigma = m \omega^2 r,$

$T = m \omega^2 r,$

$M_x = -J_x \alpha,$

$M_y = D_{xy} \alpha - D_{zx} \omega^2 = -D_{zx} \omega^2,$

$M_z = D_{zx} \alpha + D_{xy} \omega^2 = D_{zx} \alpha.$

Kinetické (a geometrické) rovnice

$\beta = \arctg \frac{z_s}{y_s} |$

$c = \sqrt{y_s^2 + z_s^2},$

$\alpha = \omega \frac{d\omega}{d\varphi}.$

Inventura.

Provozně jisté: $R_{Ax}, G, \varphi, R_{Ay}, R_{By}, \sigma, \beta,$

$T, R_{Az}, R_{Bz}, M_u, M_x, M_y, M_z, e, \omega, \alpha$, celkem 17. Rovnice je 16. To je v pořádku, 16 veličin jsou buď konstanty nebo funkce nezávisle proměnné φ .

Řešení soustavy rovnic

Hlavní polebrou rovnice je rovnice momentové dynamické rovnováhy k ose x . Dosadíme-li za G, M_u a M_x , dostáváme po separaci ω a φ

$$J_x \int_0^{\omega} \omega d\omega = \int_0^{\varphi} \left[m g (z_s \sin \varphi - y_s \cos \varphi) + M_0 (1 + \varphi) e^{-\frac{\varphi}{\pi}} \right] d\varphi$$

a po integraci

$$\omega^2 = \frac{2}{J_x} \left\{ m g \left[z_s (1 - \cos \varphi) - y_s \sin \varphi \right] + M_0 \pi \left[\pi + 1 - (\pi + 1 + \varphi) e^{-\frac{\varphi}{\pi}} \right] \right\}.$$

Provi rovnice rovnice

$$R_{Ax} = 0$$

je řešením pro R_{Ax} . Ostatní rovnice upravíme do tvaru

$$R_{Ay} + R_{By} = m g \sin \varphi - m e (\omega^2 \cos \beta + \alpha \sin \beta)$$

$$R_{Az} + R_{Bz} = m g \cos \varphi - m e (\omega^2 \sin \beta - \alpha \cos \beta)$$

$$-(1-c)R_{Az} + cR_{Bz} = -m g x_s \cos \varphi + D_{zx} \omega^2$$

$$(1-c)R_{Ay} - cR_{By} = m g x_s \sin \varphi - D_{zx} \alpha.$$

Dosažením za ω^2 a α se pravé strany těchto rovnic stanou zvláštními funkcemi φ . Označíme je $f_i(\varphi)$, $i=1, \dots, 4$.

Řešení pak je

$$R_{Ay} = \frac{c f_1(\varphi) + f_4(\varphi)}{l}, \quad R_{By} = \frac{(1-c) f_1(\varphi) - f_4(\varphi)}{l},$$

$$R_{Az} = \frac{c f_2(\varphi) - f_3(\varphi)}{l}, \quad R_{Bz} = \frac{(1-c) f_2(\varphi) + f_3(\varphi)}{l}.$$