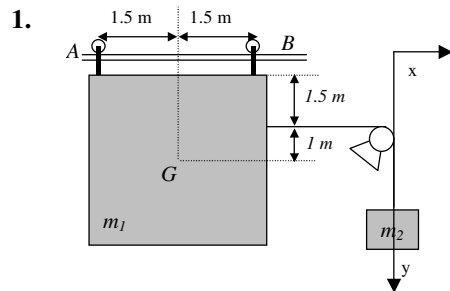


Update 14/04/2006 : Ex 3 (-rN) et Ex 4 (accolade sous les Pxy et Pxz)  
Update 19/04/2006 : Ex 5.2 et Ex 3.2 (complément)



Système {Porte ( $m_1$ )} : Théorème de la résultante cinétique suivant

$$x : \frac{d}{dt} \bar{R} \Big|_x = \sum \bar{F}_e \Big|_x \Rightarrow m_1 \ddot{x} = F \quad (1)$$

Système {Contrepoids ( $m_2$ )} : Théorème de la résultante cinétique

$$\text{suivant } y : \frac{d}{dt} \bar{R} \Big|_y = \sum \bar{F}_e \Big|_y \Rightarrow m_2 \ddot{y} = -F + m_2 g \quad (2)$$

$$(1) + (2) \Rightarrow (m_1 + m_2) a = m_2 g \text{ avec } \ddot{x} = \ddot{y} = a$$

Système {Porte ( $m_1$ )} :

$$\text{Théorème de la résultante cinétique suivant } y : \frac{d}{dt} \bar{R} \Big|_y = \sum \bar{F}_e \Big|_y \Rightarrow 0 = -R_A - R_B + m_1 g \quad (3)$$

Théorème du moment cinétique en G : (en un autre point P, le terme  $m \bar{v}_G \times \bar{v}_P$  ne sera pas nul)

$$\frac{d}{dt} \bar{M}_G = m \bar{v}_G \times \bar{v}_G + \sum \bar{m}_{e,G} \Rightarrow 0 = R_A \cdot 1,5 - R_B \cdot 1,5 + F \cdot 1 \text{ car } \bar{\omega} = 0 \quad (4)$$

$$(3) + (4) : R_B = \frac{m_1 g}{2} + \frac{F}{3} = m_1 g \left( \frac{8}{15} \right) = 2354,4 \text{ N et } R_A = 2060,1 \text{ N}$$

2. P l'intersection de la barre uniforme avec l'axe AB :  $Px'y'z'$  = repère lié à la barre avec  $x'$  suivant la barre.

$$\frac{d\bar{M}_O}{dt} = \bar{m}_{e,O} \text{ avec } \bar{M}_O = \bar{M}_P + \overline{OP} \times \bar{R}$$

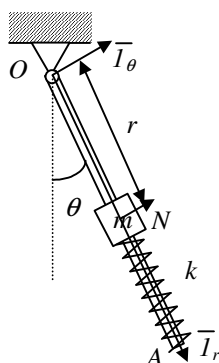
$$\bar{M}_P = -P_{x'z'} \omega \bar{1}_z - P_{y'z'} \omega \bar{1}_z + I_z \omega \bar{1}_z \text{ avec } \bar{\omega} = \dot{\theta} \bar{1}_z \text{ et } P_{x'z'} = P_{y'z'} = 0 \text{ car } z' = 0$$

$$\Rightarrow \bar{M}_P = \frac{mL^2}{3} \dot{\theta} \bar{1}_z \text{ et } \bar{R} = m \frac{d\bar{OG}}{dt} = m \frac{L}{2} \dot{\theta} \bar{1}_y ; \overline{OP} = -b \bar{1}_z \Rightarrow \bar{M}_O = \frac{mL^2}{3} \dot{\theta} \bar{1}_z + mb \frac{L}{2} \dot{\theta} \bar{1}_x$$

$$\Rightarrow \frac{d\bar{M}_O}{dt} = \bar{m}_{e,O} : m \frac{bL}{2} \dot{\theta}^2 \bar{1}_y = cR_{Bx} \bar{1}_y - cR_{By} \bar{1}_x \Rightarrow m \frac{bL}{2} \dot{\theta}^2 (\cos \theta \bar{1}_y - \sin \theta \bar{1}_x) = cR_{Bx} \bar{1}_y - cR_{By} \bar{1}_x$$

$$\Rightarrow R_{Bx} = m \frac{bL}{2c} \dot{\theta}^2 \cos \theta \text{ et } R_{By} = m \frac{bL}{2c} \dot{\theta}^2 \sin \theta \Rightarrow \bar{R}_B = m \frac{bL}{2c} \dot{\theta}^2 (\cos \theta \bar{1}_x + \sin \theta \bar{1}_y) \text{ avec } R_B = m \frac{bL}{2c} \dot{\theta}^2$$

3.1



Système {masse ( $m$ )} : Théorème de la résultante cinétique suivant  $1_r$  :

$$\frac{d}{dt} \bar{R} = \sum \bar{F}_e \Big|_{\bar{1}_r} \Rightarrow m(\ddot{r} - r\dot{\theta}^2) = \underbrace{-k(r - r_0)}_{-k((L-r)-(L-r_0))(-\bar{1}_r)} + mg \cos \theta \quad (1)$$

Système {Tige ( $M$ ) + masse ( $m$ )} : Théorème du moment cinétique en O :

$$\frac{d}{dt} \bar{M}_O = m \bar{v}_G \times \underbrace{\bar{v}_O}_{=0} + \sum \bar{m}_{e,O} \text{ où } \bar{M}_O = \bar{M}_{O(m)} + \bar{M}_{O(M)}$$

$$\bar{M}_{O(M)} = \frac{ML^2}{3} \dot{\theta} \bar{1}_z \text{ et } \bar{M}_{O(m)} = \underbrace{\bar{M}_G}_{=0 \text{ masse ponctuelle}} + \overline{OG} \times m \bar{v}_G = mr^2 \dot{\theta} \bar{1}_z$$

$$\Rightarrow \left( \frac{ML^2}{3} + mr^2 \right) \ddot{\theta} + m2r\dot{r}\dot{\theta} = -\frac{L}{2} \sin \theta Mg - mgr \sin \theta \quad (2)$$

**3.2 Système {Tige (M)} : Théorème du moment cinétique en O :**

$$\frac{d}{dt} \overline{M}_O = m \overline{v}_G \times \overline{v}_O + \sum_{\substack{=0}} \overline{m}_{e,O} \Rightarrow \frac{ML^2}{3} \ddot{\theta} = -\frac{L}{2} \sin \theta Mg - rN \quad (3)$$

$$\Rightarrow N = -ML \frac{\frac{L}{3} \ddot{\theta} + \frac{g}{2} \sin \theta}{r}$$

OU

**Système {masse (m)} : Théorème de la résultante cinétique suivant  $I_\theta$  :**

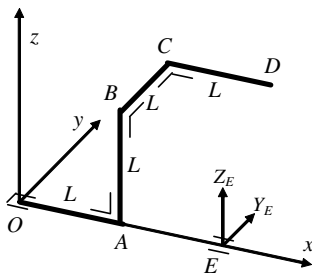
$$\frac{d}{dt} \overline{R} = \sum \overline{F}_e \Big|_{\overline{I}_\theta} \Rightarrow m(r\ddot{\theta} + 2\dot{r}\dot{\theta}) = N - mg \sin \theta \Rightarrow N = m(r\ddot{\theta} + 2\dot{r}\dot{\theta}) + mg \sin \theta$$

avec l'équation de mouvement 2 :  $\frac{ML^2}{3} \ddot{\theta} + \frac{L}{2} \sin \theta Mg = -mr(r\ddot{\theta} + 2\dot{r}\dot{\theta}) - mgr \sin \theta$

$$N = m(r\ddot{\theta} + 2\dot{r}\dot{\theta}) + mg \sin \theta = -\frac{\frac{ML^2}{3} \ddot{\theta} + \frac{L}{2} \sin \theta Mg}{r}$$

Application sur Matlab sur le site <http://cfao.ulb.ac.be/cfao/> => Notes : compléments TPs

4.



**Système {système complet (4m)} : Théorème du moment cinétique en O :**

$$\frac{d}{dt} \overline{M}_O = m \overline{v}_G \times \overline{v}_O + \sum \overline{m}_{e,O} \text{ où } \overline{\omega} = \dot{\theta} \overline{I}_x \text{ et } \overline{M}_O = I_x \dot{\theta} \overline{I}_x - P_{xy} \dot{\theta} \overline{I}_y - P_{xz} \dot{\theta} \overline{I}_z$$

$$\sum \overline{m}_{e,O} = \overline{OE} \times (\overline{Y}_E + \overline{Z}_E) + \overline{OG}_1 \times m\overline{g} + \overline{OG}_2 \times m\overline{g} + \overline{OG}_3 \times m\overline{g} + \overline{OG}_4 \times m\overline{g}$$

Dans le système d'axe Oxyz lié au solide :

$$\overline{OG}_1 \left( \frac{L}{2}, 0, 0 \right); \overline{OG}_2 \left( L, 0, \frac{L}{2} \right); \overline{OG}_3 \left( L, \frac{L}{2}, L \right); \overline{OG}_4 \left( L + \frac{L}{2}, L, L \right);$$

$$m\overline{g} = -mg \overline{I}_z = -mg (\sin \theta \overline{I}_y + \cos \theta \overline{I}_z)$$

$$I_x = \underbrace{0}_{OA} + \underbrace{\frac{mL^2}{12} + m \left( \frac{L}{2} \right)^2}_{AB} + \underbrace{\frac{mL^2}{12} + m \left[ \left( \frac{L}{2} \right)^2 + L^2 \right]}_{BC} + \underbrace{0 + m [L^2 + L^2]}_{CD} = \frac{11}{3} mL^2$$

$$P_{xy} = \underbrace{\frac{m.L.0}{OA}} + \underbrace{\frac{m.L.0}{AB}} + \underbrace{m \cdot \frac{L}{2} \cdot L}_{BC} + \underbrace{m \cdot \frac{3L}{2} \cdot L}_{CD} = 2mL^2 \text{ et } P_{xz} = \underbrace{\frac{m.L.0}{OA}} + \underbrace{m.L. \frac{L}{2}}_{AB} + \underbrace{\frac{m.L.L}{BC}} + \underbrace{m \cdot \frac{3L}{2} \cdot L}_{CD} = 3mL^2$$

$$\Rightarrow \begin{cases} \frac{11}{3} mL^2 \ddot{\theta} = \frac{5}{2} mLg \sin \theta - \frac{3}{2} mLg \cos \theta & (1) \\ -2mL^2 \ddot{\theta} + 3mL^2 \dot{\theta}^2 = -2LZ_E + 4mLg \cos \theta & (2) \\ -3mL^2 \ddot{\theta} - 2mL^2 \dot{\theta}^2 = 2LY_E - 4mLg \sin \theta & (3) \end{cases}$$

$$(1) : \ddot{\theta} = \frac{3}{11} \frac{g}{L} (5(-\cos \theta + 1) - 3(\sin \theta - 0)) = \frac{3}{11} \frac{g}{L} (-3 \sin \theta - 5 \cos \theta + 5) \quad (4)$$

$$(1)+(2)+(4) : Z_E = \frac{mg}{22} (42 \sin \theta + 80 \cos \theta - 45)$$

$$(1)+(3)+(4) : Y_E = \frac{mg}{44} (79 \sin \theta + 87 \cos \theta - 60)$$

### 5.1 Dans les axes OXYZ liés à la plaque

$$\boxed{\sum \bar{F}_e = \frac{d\bar{R}}{dt} = 0 \text{ car } \bar{R} = 0} \text{ et } \boxed{\sum \bar{m}_{e,O} = \frac{d\bar{M}_O}{dt} \text{ car } O \text{ est un point fixe}}$$

$$\begin{aligned} \bar{M}_O &= \begin{pmatrix} \frac{mH^2}{12} & 0 & - \\ 0 & \frac{mB^2}{12} & - \\ 0 & 0 & - \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \omega \sin \theta \\ \omega \cos \theta \\ 0 \end{pmatrix} = \frac{mH^2}{12} \omega \sin \theta \bar{l}_x + \frac{mB^2}{12} \omega \cos \theta \bar{l}_y \\ \frac{d\bar{M}_O}{dt} &= \frac{mH^2}{12} \omega \sin \theta \frac{d\bar{l}_x}{dt} + \frac{mB^2}{12} \omega \cos \theta \frac{d\bar{l}_y}{dt} \\ &= \frac{mH^2}{12} \omega \sin \theta (-\omega \cos \theta \bar{l}_z) + \frac{mB^2}{12} \omega \cos \theta (+\omega \sin \theta \bar{l}_z) \\ &= \left( -\frac{mH^2}{24} \omega^2 \sin 2\theta + \frac{mB^2}{24} \omega^2 \sin 2\theta \right) \bar{l}_z = \frac{m}{24} \omega^2 \sin 2\theta (B^2 - H^2) \bar{l}_z = \sum \bar{m}_{e,O} \end{aligned}$$

Ou directement dans les Oxyz tournant avec la plaque :

$$\bar{M}_O = \begin{pmatrix} - & -P_{xy} & - \\ - & I_y & - \\ - & 0 & - \end{pmatrix} \begin{pmatrix} 0 \\ \omega \\ 0 \end{pmatrix} = -P_{xy} \omega \bar{l}_x + I_y \omega \bar{l}_y \text{ et } \begin{cases} \bar{l}_x = \cos \theta \bar{l}_X - \sin \theta \bar{l}_Y \\ \bar{l}_y = \sin \theta \bar{l}_X + \cos \theta \bar{l}_Y \end{cases} ; I_x = \frac{mH^2}{12} ; I_y = \frac{mB^2}{12}$$

$$\begin{cases} I_{y,plaque} = \sin^2 \theta I_x + \cos^2 \theta I_y - 2 \sin \theta \cos \theta P_{xy} = \sin^2 \theta \frac{mH^2}{12} + \cos^2 \theta \frac{mB^2}{12} \\ P_{xy,plaque} = \sin \theta \cos \theta (I_y - I_x) = \left( \frac{mB^2}{12} - \frac{mH^2}{12} \right) \frac{\sin 2\theta}{2} \end{cases}$$

$$\begin{aligned} \bar{M}_O &= -\left( \frac{mB^2}{12} - \frac{mH^2}{12} \right) \frac{\sin 2\theta}{2} \omega \bar{l}_x + \left( \sin^2 \theta \frac{mH^2}{12} + \cos^2 \theta \frac{mB^2}{12} \right) \omega \bar{l}_y \\ \Rightarrow \frac{d\bar{M}_O}{dt} &= \left( \frac{mB^2}{12} - \frac{mH^2}{12} \right) \frac{\sin 2\theta}{2} \omega^2 \bar{l}_z = \sum \bar{m}_{e,O} \end{aligned}$$


---

## 5.2 Dans les axes Oxyz.

$$\boxed{\sum \bar{m}_{e,O} = \frac{d\bar{M}_O}{dt} \text{ car } O \text{ est un point fixe}} \quad \text{avec} \quad \bar{M}_O = -P_{xy} \omega \bar{l}_x + I_y \omega \bar{l}_y$$

$$P1(X_1, d); P2(-X_2, d)$$

$$\begin{cases} I_y = I_{y, plaque} - I_{y,r1} - I_{y,r2} = \sin^2 \theta \frac{mH^2}{12} + \cos^2 \theta \frac{mB^2}{12} - \left( \frac{\rho\pi r^4}{4} + \rho\pi r^2 X_1^2 \right) - \left( \frac{\rho\pi r^4}{4} + \rho\pi r^2 X_2^2 \right) \\ P_{xy} = P_{xy, plaque} - P_{xy,r1} - P_{xy,r2} = \left( \frac{mB^2}{12} - \frac{mH^2}{12} \right) \frac{\sin 2\theta}{2} - (0 + \rho\pi r^2 X_1 d) - (0 + \rho\pi r^2 X_2 d) \end{cases}$$

$$\bar{M}_O = \left( -\frac{m}{24} (B^2 - H^2) \sin 2\theta + \rho\pi r^2 (X_1 + X_2) d \right) \omega \bar{l}_x + \left( \frac{m}{12} (H^2 \sin^2 \theta + B^2 \cos^2 \theta) - \rho\pi r^2 \left( \frac{r^2}{2} + X_1^2 + X_2^2 \right) \right) \omega \bar{l}_y$$

A l'équilibre statique et dynamique :

$$\boxed{\sum \bar{m}_{e,Oz} = 0} \Rightarrow -(-\rho\pi r^2 g X_1) - (\rho\pi r^2 g X_2) = 0 \Rightarrow X_1 = X_2$$

$$\text{De plus, } \boxed{\sum \bar{m}_{e,O} = \frac{d\bar{M}_O}{dt} = 0} = \left( -\frac{m}{24} (B^2 - H^2) \sin 2\theta + \rho\pi r^2 (X_1 + X_2) d \right) \omega \frac{d\bar{l}_x}{dt}$$

$$\Rightarrow -\left( -\frac{m}{24} (B^2 - H^2) \sin 2\theta + \rho\pi r^2 (X_1 + X_2) d \right) \omega^2 \bar{l}_x = 0$$

$$\Rightarrow X_1 = \frac{m (B^2 - H^2) \sin 2\theta}{48 \rho\pi r^2 d}$$

Pour les problèmes relatifs au Tps et aux laboratoires, contactez [Emmanuelle.Vin@ulb.ac.be](mailto:Emmanuelle.Vin@ulb.ac.be)

Pour les problèmes relatifs aux **projets Matlab**, contactez [CFAO.Matlab@ulb.ac.be](mailto:CFAO.Matlab@ulb.ac.be)

Corrigés disponible sur <http://cfao.ulb.ac.be/cfao/teaching/meca2/tps.html>