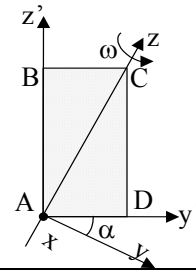


1. O = point appartenant à l'axe de rotation fixe.

	$\vec{R} = m\vec{v}_G$	$I_x = I_y + I_z$	$\vec{m}_O = -P_{xz}\omega \bar{1}_x - P_{yz}\omega \bar{1}_y + I_z\omega \bar{1}_z$	$T = \frac{1}{2}I_z\omega^2$
1	$-ma\omega \bar{1}_x$	$I_z = m(2a)^2/12 + ma^2$ $I_y = m(2b)^2/12 + mb^2$	$-mab\omega \bar{1}_y + \frac{4}{3}ma^2\omega \bar{1}_z$	$\frac{2}{3}ma^2\omega^2$
2	0	$I_z = m(2a)^2/12$ $I_y = m(2b)^2/12 + mb^2$	$\frac{ma^2}{3}\omega \bar{1}_z$	$\frac{1}{6}ma^2\omega^2$
3	$-mb\omega \bar{1}_x + ma\omega \bar{1}_y$	$I_y = m(2a)^2/12 + ma^2$ $I_x = m(2b)^2/12 + mb^2$ $I_z = I_x + I_y$	$\frac{4}{3}m(a^2 + b^2)\omega \bar{1}_z$	$\frac{2}{3}m(a^2 + b^2)\omega^2$
4	$-mb\omega \bar{1}_x$	$I_z = m(2b)^2/12 + mb^2$ $I_y = m(2a)^2/12 + ma^2$	$-mab\omega \bar{1}_y + \frac{4}{3}mb^2\omega \bar{1}_z$	$\frac{2}{3}mb^2\omega^2$
5	0	$I_z = m(2b)^2/12$ $I_y = m(2a)^2/12 + ma^2$	$\frac{mb^2}{3}\omega \bar{1}_z$	$\frac{1}{6}mb^2\omega^2$
6	0	* (1)	$\frac{1}{3}mab\frac{a^2 - b^2}{a^2 + b^2}\omega \bar{1}_y + \frac{2}{3}m\frac{a^2b^2}{a^2 + b^2}\omega \bar{1}_z$	$\frac{1}{3}m\frac{a^2b^2}{a^2 + b^2}\omega^2$

\* (1)

$$\begin{aligned}
 I_z &= \int y^2 dm = \int (\cos\alpha y' - \sin\alpha z')^2 dm \\
 &= \cos^2\alpha I_{z'} + \sin^2\alpha I_{y'} - 2\sin\alpha \cos\alpha P_{y'z'} \\
 &= \frac{a^2}{a^2 + b^2} \cdot \frac{4}{3}mb^2 + \frac{b^2}{a^2 + b^2} \cdot \frac{4}{3}ma^2 - 2mab \cdot \frac{ab}{a^2 + b^2} \\
 &= \frac{2}{3} \frac{ma^2b^2}{a^2 + b^2}
 \end{aligned}$$



2. Axe x (AB), y (AD), z (perpendiculaire au plan en A)

a) ! le vecteur de vitesse angulaire est négatif ( $-\bar{1}_x$ )

$$\vec{R} = m\vec{v}_G = m\vec{v}_A + m\vec{L}\dot{\theta}(-\cos\theta, -\sin\theta, 0)$$

$$T = \frac{1}{2}m\vec{v}_G^2 = \frac{1}{2}mL^2\dot{\theta}^2 \text{ car } \vec{\omega} = 0 \text{ (translation)}$$

$$\vec{m}_G = 0; \vec{m}_A = \vec{m}_G + \vec{AG} \times \vec{R} = mL^2\dot{\theta}(-\sin\theta + \frac{1}{2}\cos\theta)\bar{1}_z$$

b)

$$\vec{R} = m\vec{v}_G = \frac{3}{2}mL\dot{\theta}(-1, 0, 0)$$

$$T = \frac{1}{2}m\vec{v}_G^2 + \frac{1}{2}\vec{\omega} \cdot \vec{I} \cdot \vec{\omega}$$

$$T = \frac{1}{2} \left[ m \frac{L^2 + 4L^2}{12} + m \left( \frac{3L}{2} \right)^2 \right] \dot{\theta}^2 = \frac{4}{3}mL^2\dot{\theta}^2$$

$$\vec{m}_G = \begin{pmatrix} \cdot & \cdot & 0 \\ \cdot & \cdot & 0 \\ \cdot & \cdot & I_z \end{pmatrix} \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ \dot{\theta} \end{pmatrix} = \frac{5}{12}mL^2\dot{\theta}\bar{1}_z$$

$$\vec{m}_A = \vec{m}_G + \vec{AG} \times \vec{R} = \frac{7}{6}mL^2\dot{\theta}\bar{1}_z$$

3. Dans les axes principaux Oxyz tel que précisé sur le dessin.

$$\vec{m}_O = \begin{pmatrix} A & 0 & 0 \\ 0 & B & 0 \\ 0 & 0 & B \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \dot{\phi} \sin\alpha - \dot{\phi} \\ 0 \\ \dot{\phi} \cos\alpha \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} A(\dot{\phi} \sin\alpha - \dot{\phi}) \\ 0 \\ B\dot{\phi} \cos\alpha \end{pmatrix}$$

$$\text{où } A = \frac{MR^2}{2}; B = M \frac{R^2}{4} + ML^2 + \frac{mL^2}{3}$$

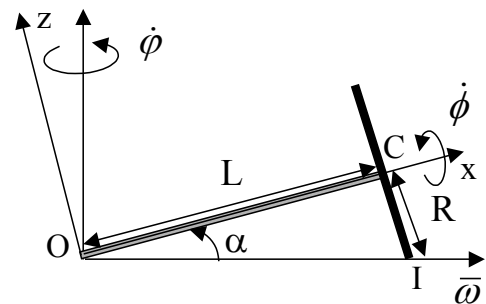
$$B = I_{\text{disque}} (= I_{\text{diamètre}} + Md_{(\text{diamètre-axe } Z)}) + I_{\text{tige}}$$

$v_C$  = vitesse C  $\in$  tige = vitesse C  $\in$  disque.

$$L \cos\alpha \dot{\phi} = \vec{\omega} \times \vec{CI} \Rightarrow \sqrt{R^2 + L^2} \dot{\phi} = R \dot{\phi} \Rightarrow \dot{\phi} = \frac{\dot{\phi}}{\sin\alpha}$$

$$\vec{m}_O = -A\dot{\phi} \frac{\cos^2\alpha}{\sin\alpha} \bar{1}_x + B\dot{\phi} \cos\alpha \bar{1}_z$$

$$\frac{d\vec{m}_O}{dt} = -A\ddot{\phi} \frac{\cos^2\alpha}{\sin\alpha} \bar{1}_x - \dot{\phi}^2 \cos\alpha \sin\alpha (B + A \cot^2\alpha) \bar{1}_y + B\ddot{\phi} \cos\alpha \bar{1}_z$$



$$4. \quad \bar{m}_A = \bar{I}_A \bar{\omega} + M \bar{AG} \times \bar{v}_A$$

$$\text{où } \bar{\omega} = \dot{\theta} \frac{\sqrt{2}}{2} (\bar{1}_\xi + \bar{1}_\eta);$$

Axes  $(\eta', \xi, \zeta')$  centrés au centre de la base  $(\eta'^2 + \xi'^2 = r^2)$

$$I_{\zeta'G} = \rho \int_0^R r dr \int_0^{2\pi} d\theta \int_0^h d\zeta' (\eta'^2 + \xi'^2) = \rho \frac{\pi}{2} R^4 h = \frac{MR^2}{2}; \quad I_\xi = \frac{MR^2}{2} + MR^2 = \frac{3}{2} MR^2$$

$$I_{\eta'} = I_\xi = \rho \int_0^R r dr \int_0^{2\pi} d\theta \int_0^h d\zeta' (\zeta'^2 + \eta'^2) = \frac{I_{\zeta'G}}{2} + \rho \int_0^R r dr \int_0^{2\pi} d\theta \int_0^h d\zeta' \zeta'^2 = \frac{MR^2}{4} + \frac{Mh^2}{3}$$

$$P_{\xi\eta} = \rho \int_0^R r dr \int_0^{2\pi} d\theta \int_0^h d\zeta' (\xi\eta') = 0;$$

$$P_{\xi\zeta} = \rho \int_0^R r dr \int_0^{2\pi} d\theta \int_0^h d\zeta' ((\xi'_G + R)\zeta') = P_{\xi'_G\zeta'} + \rho \int_0^R r dr \int_0^{2\pi} d\theta \int_0^h d\zeta' \zeta' R = -\frac{MRh}{2}$$

$$M \bar{AG} \times \bar{v}_A = -\frac{\sqrt{2}}{2} M \left(R + \frac{h}{2}\right) \dot{\theta} \bar{1}_\eta$$

$$\bar{m}_A = \frac{M\sqrt{2}}{24} \dot{\theta} \left[ (3R^2 + 4h^2 + 6Rh) \bar{1}_\xi + (18R^2 + 6Rh) \bar{1}_\zeta \right] - \frac{\sqrt{2}}{2} M \left(R + \frac{h}{2}\right) \dot{\theta} \bar{1}_\eta$$

Les corrigés mis à jour sont sur le site de méca : <http://cfao.ulb.ac.be/cfao/> aller dans Teaching>Tps>mécaII et sélectionner les TP 2002-2003. (Login : Student, mot de passe : Newton)

La liste des numéros de binômes et du sujet attribué pour le projet Matlab est aux valves ainsi que dans Teaching>Groups. En cas de problème, je suis joignable par mail : emmanuelle.vin@ulb.ac.be