

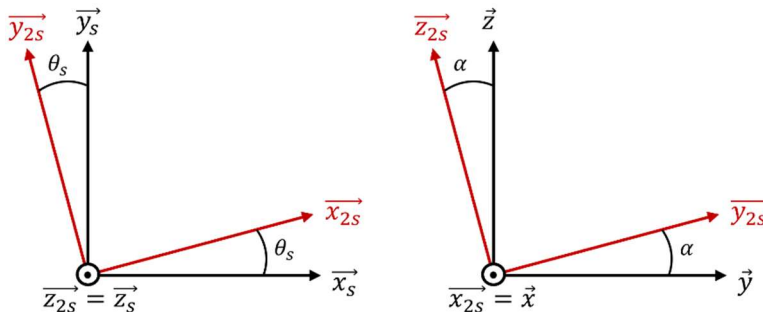
Trappe

Q.1. Donner la forme de la matrice d'inertie $[I]_{G,S}$ dans la base $(\vec{x}_s, \vec{y}_s, \vec{z}_s)$. On notera A_s, B_s, C_s, D_s, E_s et F_s les termes de cette matrice. La matrice d'inertie d'un parallélépipède est donnée ci-dessus.

Il y a trois plans de symétrie : $(G, \vec{x}_s, \vec{z}_s)$, $(G, \vec{y}_s, \vec{z}_s)$ et $(G, \vec{x}_s, \vec{y}_s)$ d'où : $D_s = E_s = F_s = 0$. On identifie les dimensions de la trappe par rapport à la matrice donnée : $c = e, b = 2l$ et $a = 2L$ or $e \ll l, L$.

$$\text{Il vient : } [I]_{G,S} = \begin{bmatrix} A_s & 0 & 0 \\ 0 & B_s & 0 \\ 0 & 0 & C_s \end{bmatrix}_{G,B_s} = m \begin{bmatrix} \frac{c^2}{3} & 0 & 0 \\ 0 & \frac{d^2}{3} & 0 \\ 0 & 0 & \frac{c^2+d^2}{3} \end{bmatrix}_{G,B_s} = \begin{bmatrix} A_s & 0 & 0 \\ 0 & B_s & 0 \\ 0 & 0 & A_s + B_s \end{bmatrix}_{G,B_s}$$

Q.2. Déterminer au point G les éléments de réduction du torseur cinétique $\{C_{s/0}\}$ (c'est-à-dire le torseur cinétique $\{C_{s/0}\}$).



$$\text{D'où } \vec{\Omega}_{S/0} = \dot{\alpha} \vec{x} = \dot{\alpha} \vec{x}_{2s} =$$

$$\text{Il vient alors } \vec{\sigma}_{G,S/0} = m \cdot \vec{GG} \wedge \vec{V}_{G \in S/0} + [I]_{G,S} \cdot \vec{\Omega}_{S/0} = \vec{0} + [I]_{G,S} \cdot \vec{\Omega}_{S/0}$$

ATTENTION il faut que la matrice et le vecteur vitesse de rotation soient exprimés dans la même base !
Ainsi $\vec{\Omega}_{S/0} = \dot{\alpha} (\cos(\theta_s) \vec{x}_s + \sin(\theta_s) \vec{y}_s)$ et $\vec{\sigma}_{G,S/0} = \dot{\alpha} [A_s \cos(\theta_s) \vec{x}_s + B_s \sin(\theta_s) \vec{y}_s]$

De plus $\vec{p}_{S/0} = \vec{0}$ car G est sur l'axe de la liaison pivot donc $\vec{V}_{G \in S/0} = \vec{0}$.

Q.3. Déterminer au point G les éléments de réduction du torseur dynamique $\{D_{s/0}\}$.

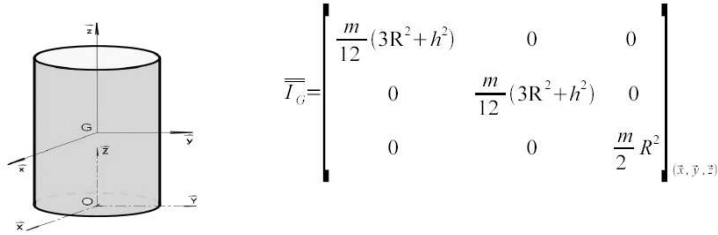
$$\text{Dans un premier temps : } \vec{R}_{d(S/0)} = m \vec{\Gamma}_{G \in S/0} = \vec{0}$$

Ensuite, **au point G**, il suffit de dériver le moment cinétique (utiliser la formule de Bour pour calculer la dérivée des vecteurs \vec{x}_s et \vec{y}_s) :

$$\vec{\delta}_{G,S/0} = \left[\frac{d\vec{\sigma}_{G,S/0}}{dt} \right]_{R_0} = A_s \ddot{\alpha} \cos(\theta_s) \vec{x}_s + B_s \ddot{\alpha} \sin(\theta_s) \vec{y}_s + \dot{\alpha}^2 \cos(\theta_s) \sin(\theta_s) (B_s - A_s) \vec{z}_s$$

Bras de robot (double pendule)

Q.1. Donner l'expression de la matrice d'inertie de la tige 2 au point G dans la base B_2 .



$$\overline{I}_G = \begin{bmatrix} \frac{m}{12}(3R^2 + h^2) & 0 & 0 \\ 0 & \frac{m}{12}(3R^2 + h^2) & 0 \\ 0 & 0 & \frac{m}{2}R^2 \end{bmatrix}_{(\bar{x}, \bar{y}, \bar{z})}$$

Ici, le rayon est négligeable et l'axe de révolution est suivant \bar{x} :

$$[I]_{G,2} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & \frac{ma^2}{3} & 0 \\ 0 & 0 & \frac{ma^2}{3} \end{bmatrix}_{G,B_2}$$

Q.2. Déterminer le moment cinétique, au point A , de la tige 2 par rapport au bâti 0.

Pour cela, déterminons le moment cinétique au point G :

$$\overline{\sigma}_{G,2/0} = [I]_{G,2} \cdot \overline{\Omega}_{2/0} = \frac{ma^2}{3} \dot{\beta} \bar{z}$$

Ainsi que la résultante cinétique pour utiliser la relation de Varignon :

$$\overline{p}_{2/0} = m \cdot \overline{V}_{G \in 2/0}$$

G appartient physiquement à 2, on peut dériver et avec la formule de Bour il vient :

$$\overline{V}_{G \in 2/0} = \left[\frac{d(\overline{OA} + \overline{AG})}{dt} \right]_{R_0} = a \left[\frac{d\bar{x}_2}{dt} \right]_{R_0} + 2a \left[\frac{d\bar{x}_1}{dt} \right]_{R_0} = a\dot{\beta} \bar{z} \wedge \bar{x}_2 + 2a\dot{\alpha} \bar{z} \wedge \bar{x}_1 = a\dot{\beta} \bar{y}_2 + 2a\dot{\alpha} \bar{y}_1$$

Enfin d'après la formule de Varignon :

$$\begin{aligned} \overline{\sigma}_{A,2/0} &= \overline{\sigma}_{G,2/0} + \overline{AG} \wedge \overline{p}_{2/0} \\ \overline{\sigma}_{A,2/0} &= \frac{ma^2}{3} \dot{\beta} \bar{z} + a\bar{x}_2 \wedge m(a\dot{\beta} \bar{y}_2 + 2a\dot{\alpha} \bar{y}_1) \\ \overline{\sigma}_{A,2/0} &= \left(\frac{ma^2}{3} \dot{\beta} + 2ma^2 \dot{\alpha} \cos(\beta - \alpha) + ma^2 \dot{\beta} \right) \bar{z} \\ \overline{\sigma}_{A,2/0} &= \left(\frac{4ma^2}{3} \dot{\beta} + 2ma^2 \dot{\alpha} \cos(\beta - \alpha) \right) \bar{z} \end{aligned}$$

Q.3. Déterminer le moment dynamique, au point A , de la tige 2 par rapport au bâti 0.

On a deux options, soit par définition :

$$\overline{\delta}_{A,2/0} = \left[\frac{d\overline{\sigma}_{A,2/0}}{dt} \right]_{R_0} + m \overline{V}_{A \in 2/0} \wedge \overline{V}_{G \in 2/0}$$

Soit par changement de point (Varignon) :

$$\overline{\delta}_{A,2/0} = \overline{\delta}_{G,2/0} + \overline{AG} \wedge \overline{R}_{d(2/0)}$$

La seconde option est peut-être la plus simple :



- $\overrightarrow{\delta_{G,2/0}} = \left[\frac{d\overrightarrow{\sigma_{G,2/0}}}{dt} \right]_{R_0} = \frac{ma^2}{3} \ddot{\beta} \vec{z}$
- $\overrightarrow{R_{d(2/0)}} = \left[\frac{d\overrightarrow{p_{2/0}}}{dt} \right]_{R_0} = m(a\ddot{\beta}\vec{y}_2 + 2a\ddot{\alpha}\vec{y}_1 - a\dot{\beta}^2\vec{x}_2 - 2a\dot{\alpha}^2\vec{x}_1)$

Il vient :

$$\overrightarrow{\delta_{A,2/0}} = \left(\frac{ma^2}{3} \ddot{\beta} + ma^2(2\ddot{\alpha} \cos(\beta - \alpha) + 2\dot{\alpha}^2 \sin(\beta - \alpha) + \ddot{\beta}) \right) \vec{z}$$

$$\overrightarrow{\delta_{A,2/0}} = 2ma^2 \left(\frac{2}{3} \ddot{\beta} + \ddot{\alpha} \cos(\beta - \alpha) + \dot{\alpha}^2 \sin(\beta - \alpha) \right) \vec{z}$$

Q.4. Déterminer le moment dynamique, au point O , de l'ensemble des deux tiges 1 et 2 par rapport au bâti O .

$$\overrightarrow{\delta_{O,1+2/0}} = \overrightarrow{\delta_{O,2/0}} + \overrightarrow{\delta_{O,1/0}}$$

- Déterminons $\overrightarrow{\delta_{O,1/0}}$

O est un point fixe dans 0 , ainsi :

$$\overrightarrow{V_{O,1/0}} = \vec{0} \text{ d'où } \overrightarrow{\delta_{O,1/0}} = \left[\frac{d\overrightarrow{\sigma_{O,1/0}}}{dt} \right]_0$$

D'après Varignon :

$$\overrightarrow{\sigma_{O,1/0}} = \overrightarrow{\sigma_{G_1,1/0}} + \overrightarrow{OG_1} \wedge \overrightarrow{p_{1/0}}$$

$$\text{Et } \overrightarrow{p_{1/0}} = m\overrightarrow{V_{G_1,1/0}} = m(\overrightarrow{G_1O} \wedge \overrightarrow{\Omega_{1/0}}) = m(-a\vec{x}_1 \wedge \dot{\alpha}\vec{z}) = ma\dot{\alpha}\vec{y}_1$$

$$\text{Par symétrie des raisonnements : } [I]_{G_1,1} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & \frac{ma^2}{3} & 0 \\ 0 & 0 & \frac{ma^2}{3} \end{bmatrix}_{G,B_1} \text{ de plus } G_1 \text{ est le centre de gravité de 1}$$

$$\text{d'où : } \overrightarrow{\sigma_{G_1,1/0}} = [I]_{G_1,1} \cdot \overrightarrow{\Omega_{1/0}} = \frac{ma^2}{3} \dot{\alpha} \vec{z}$$

$$\text{Enfin : } \overrightarrow{\sigma_{O,1/0}} = \frac{ma^2}{3} \dot{\alpha} \vec{z} + a\vec{x}_1 \wedge ma\dot{\alpha}\vec{y}_1 = \frac{4}{3} ma^2 \dot{\alpha} \vec{z}$$

$$\overrightarrow{\delta_{O,1/0}} = \frac{4}{3} ma^2 \ddot{\alpha} \vec{z}$$

- Déterminons $\overrightarrow{\delta_{O,2/0}}$:

D'après Varignon :

$$\overrightarrow{\delta_{O,2/0}} = \overrightarrow{\delta_{A,2/0}} + \overrightarrow{OA} \wedge \overrightarrow{R_{d(2/0)}}$$

Et

$$\overrightarrow{\delta_{A,2/0}} = 2ma^2 \left(\frac{2}{3} \ddot{\beta} + \ddot{\alpha} \cos(\beta - \alpha) + \dot{\alpha}^2 \sin(\beta - \alpha) \right) \vec{z}$$

$$\overrightarrow{R_{d(2/0)}} = m(a\ddot{\beta}\vec{y}_2 + 2a\ddot{\alpha}\vec{y}_1 - a\dot{\beta}^2\vec{x}_2 - 2a\dot{\alpha}^2\vec{x}_1)$$

$$\text{D'où } \overrightarrow{OA} \wedge \overrightarrow{R_{d(2/0)}} = 2a\vec{x}_1 \wedge m(a\ddot{\beta}\vec{y}_2 + 2a\ddot{\alpha}\vec{y}_1 - a\dot{\beta}^2\vec{x}_2 - 2a\dot{\alpha}^2\vec{x}_1)$$

$$= 2ma^2 (\ddot{\beta} \cos(\beta - \alpha) + 2\ddot{\alpha} - \dot{\beta}^2 \sin(\beta - \alpha)) \vec{z}$$

$$\text{Soit : } \overrightarrow{\delta_{O,2/0}} = 2ma^2 \left(\cos(\beta - \alpha) (\ddot{\beta} + \ddot{\alpha}) + 2\ddot{\alpha} + \frac{2}{3} \ddot{\beta} + \sin(\beta - \alpha) (\dot{\alpha}^2 - \dot{\beta}^2) \right) \vec{z}$$

Enfin :

$$\overrightarrow{\delta_{O,1+2/0}} = 2ma^2 \left(\cos(\beta - \alpha) (\ddot{\beta} + \ddot{\alpha}) + \frac{10}{3} \ddot{\alpha} + \frac{2}{3} \ddot{\beta} + \sin(\beta - \alpha) (\dot{\alpha}^2 - \dot{\beta}^2) \right) \vec{z}$$

Éolienne

Q.1. Déterminer le moment cinétique, au point O et en projection sur \vec{z} , de la girouette 1 par rapport au support $0 : \overrightarrow{\sigma_{O,1/0}} \cdot \vec{z}$.

$$\overrightarrow{\sigma_{O,1/0}} \cdot \vec{z} = I \dot{\alpha} \text{ car } O \text{ est fixe par rapport à } 0.$$

Q.2. Déterminer le moment cinétique, au point O , de l'hélice 2 par rapport au support $0 : \overrightarrow{\sigma_{O,2/0}}$.
On connaît la matrice d'inertie de 2 au point G , on calcule d'abord $\overrightarrow{\sigma_{G,2/0}}$ puis on utilise Varignon :

$$\overrightarrow{\sigma_{O,2/0}} = \overrightarrow{\sigma_{G,2/0}} + \overrightarrow{OG} \wedge \overrightarrow{p_{2/0}}$$

- $\overrightarrow{\sigma_{G,2/0}} = [I]_{G,2} \cdot \overrightarrow{\Omega_{2/0}}$, attention à exprimer les deux dans la même base !!
 - $\overrightarrow{\Omega_{2/0}} = \begin{bmatrix} \dot{\beta} \\ \dot{\alpha} \sin(\beta) \\ \dot{\alpha} \cos(\beta) \end{bmatrix}_{B_2}$
 - $\overrightarrow{\sigma_{G,2/0}} = \begin{bmatrix} A & 0 & 0 \\ 0 & B & 0 \\ 0 & 0 & C \end{bmatrix}_{B_2} \cdot \begin{bmatrix} \dot{\beta} \\ \dot{\alpha} \sin(\beta) \\ \dot{\alpha} \cos(\beta) \end{bmatrix}_{B_2} = A \dot{\beta} \vec{x}_2 + B \dot{\alpha} \sin(\beta) \vec{y}_2 + C \dot{\alpha} \cos(\beta) \vec{z}_2$
 - $\overrightarrow{OG} \wedge \overrightarrow{p_{2/0}}$
 - $\overrightarrow{OG} = a \vec{x}_1$
 - $\overrightarrow{p_{2/0}} = M \overrightarrow{V_{G,2/0}} = Ma \dot{\alpha} \vec{y}_1$
 - $\overrightarrow{OG} \wedge \overrightarrow{p_{2/0}} = Ma^2 \dot{\alpha} \vec{z}_1$
- $$\overrightarrow{\sigma_{O,2/0}} = A \dot{\beta} \vec{x}_2 + B \dot{\alpha} \sin(\beta) \vec{y}_2 + C \dot{\alpha} \cos(\beta) \vec{z}_2 + Ma^2 \dot{\alpha} \vec{z}_1$$

Q.3. En déduire le moment dynamique, au point O et en projection sur \vec{z} , de l'hélice 2 par rapport au support $0 : \overrightarrow{\delta_{O,2/0}} \cdot \vec{z}$.

Comme O est un point fixe dans 0 :

$$\overrightarrow{\delta_{O,2/0}} = \left[\frac{d\overrightarrow{\sigma_{O,2/0}}}{dt} \right]_{R_0}$$

Soit

$$\overrightarrow{\delta_{O,2/0}} \cdot \vec{z} = \left[\frac{d\overrightarrow{\sigma_{O,2/0}}}{dt} \right]_{R_0} \cdot \vec{z}$$

$$\text{Et } \left[\frac{d\overrightarrow{\sigma_{O,2/0}}}{dt} \right]_{R_0} \cdot \vec{z} = \left[\frac{d\overrightarrow{\sigma_{O,2/0}} \cdot \vec{z}}{dt} \right]_{R_0} \text{ car } \overrightarrow{\sigma_{O,2/0}} \cdot \left[\frac{d\vec{z}}{dt} \right]_{R_0} = 0$$

$$\text{Aussi } \overrightarrow{\sigma_{O,2/0}} \cdot \vec{z} = A \dot{\beta} \times 0 + B \dot{\alpha} \sin(\beta) \times \sin(\beta) + C \dot{\alpha} \cos(\beta) \times \cos(\beta) + Ma^2 \dot{\alpha}$$

$$\overrightarrow{\delta_{O,2/0}} \cdot \vec{z} = \left[\frac{d(B \dot{\alpha} \sin^2(\beta) + C \dot{\alpha} \cos^2(\beta) + Ma^2 \dot{\alpha})}{dt} \right]_{R_0}$$



$$\overrightarrow{\delta_{0,2/0} \cdot \vec{z}} = B\ddot{\alpha} \sin^2(\beta) + C\ddot{\alpha} \cos^2(\beta) + Ma^2\ddot{\alpha} + 2B\dot{\alpha}\dot{\beta} \sin(\beta) \cos(\beta) - 2C\dot{\alpha}\dot{\beta} \sin(\beta) \cos(\beta)$$
$$\overrightarrow{\delta_{0,2/0} \cdot \vec{z}} = B\ddot{\alpha} \sin^2(\beta) + C\ddot{\alpha} \cos^2(\beta) + Ma^2\ddot{\alpha} + 2\dot{\alpha}\dot{\beta} \sin(\beta) \cos(\beta) (B - C)$$

Q.4. Déterminer le moment cinétique, au point O du balourd 3 par rapport au support 0 : $\overrightarrow{\sigma_{0,3/0}}$.

Au point P la matrice d'inertie est nulle car toute la masse est ponctuelle et P est aussi le centre de gravité de 3. Donc $\overrightarrow{\sigma_{P,3/0}} = \vec{0}$.

D'après la relation de Varignon :

$$\overrightarrow{\sigma_{0,3/0}} = \vec{0} + \overrightarrow{OP} \wedge \overrightarrow{p_{3/0}}$$

- $\overrightarrow{V_{P,3/0}} = \overrightarrow{V_{P,3/2}} + \overrightarrow{V_{P,2/0}} = \vec{0} + \overrightarrow{V_{G,2/0}} + \overrightarrow{PG} \wedge \overrightarrow{\Omega_{2/0}} = a\dot{\alpha}\overrightarrow{y_1} - b\dot{\alpha}\overrightarrow{z_2} \wedge (\dot{\beta}\overrightarrow{x_2} + \dot{\alpha}\overrightarrow{z_1})$
 - $\overrightarrow{V_{P,3/0}} = a\dot{\alpha}\overrightarrow{y_1} - b\dot{\beta}\overrightarrow{y_2} + b \sin(\beta)\dot{\alpha}\overrightarrow{x_1}$
- $\overrightarrow{\sigma_{0,3/0}} = (a\overrightarrow{x_1} + b\overrightarrow{z_2}) \wedge m(a\dot{\alpha}\overrightarrow{y_1} - b\dot{\beta}\overrightarrow{y_2} + b \sin(\beta)\dot{\alpha}\overrightarrow{x_1})$
$$\overrightarrow{\sigma_{0,3/0}} = m(\dot{\alpha}\overrightarrow{z_1}a^2 + (b^2\dot{\beta} - ab\dot{\alpha} \cos(\beta))\overrightarrow{x_1} + b^2 \sin(\beta)\dot{\alpha}\overrightarrow{y_2} - ab\dot{\alpha}\overrightarrow{z_2})$$