

Etude d'un anémomètre

1. Géométrie des masses

Réponses :

- 1.1. L'axe (O_H, \vec{y}_H) est axe de révolution donc le centre d'inertie appartient à cet axe. Son ordonnée y_{G_H} sur cet axe est telle que :

$$y_{G_H} = \frac{1}{M_H} \iint_H y dm = \frac{1}{M_H} \int_H y \frac{M_H}{S_H} 2\pi r dl = \frac{1}{S_H} \int_0^{\frac{\pi}{2}} R \sin \theta 2\pi R \cos \theta R d\theta = \frac{R^3 \pi}{2\pi R^2} \int_0^{\frac{\pi}{2}} \sin 2\theta d\theta = \frac{R}{2}$$

1.2. $\bar{\bar{I}}_{O_S, S} = \begin{bmatrix} A_S & 0 & 0 \\ 0 & A_S & 0 \\ 0 & 0 & A_S \end{bmatrix}_{R_S}$ avec $A_S = \frac{2}{3} I_{O_S} = \frac{2}{3} M_S R^2$ et I_{O_S} le moment d'inertie polaire.

- 1.3. L'axe (O_H, \vec{y}_H) est axe de révolution pour la répartition de la masse de l'hémisphère donc :

$$\bar{\bar{I}}_{O_H, H} = \begin{bmatrix} A_H & 0 & 0 \\ 0 & B_H & 0 \\ 0 & 0 & A_H \end{bmatrix}_{R_H}$$

Un hémisphère creux est la moitié d'une sphère et les quarts de sphère s'appuyant sur les plans du repère R_H permettent, par symétrie, d'écrire :

$$A_H = B_H = \frac{A_S}{2} = \frac{1}{2} \times \frac{2}{3} M_S R^2 = \frac{2}{3} M_H R^2$$

- 1.4. $(O_1, \vec{x}_H, \vec{y}_H)$ est plan de symétrie pour la répartition des masses donc :

$$\bar{\bar{I}}_{O_1, H} = \begin{bmatrix} A_{H,1} & -F_{H,1} & 0 \\ -F_{H,1} & B_{H,1} & 0 \\ 0 & 0 & C_{H,1} \end{bmatrix}_{R_H}$$

Le théorème de Koenig appliqué deux fois permet d'écrire :

$$\bar{\bar{I}}_{O_1, H} = \bar{\bar{I}}_{O_H, H} - \bar{\bar{I}}_{O_H, \{G_H, M_H\}} + \bar{\bar{I}}_{O_1, \{G_H, M_H\}} \text{ avec } \vec{O_1 G_H} = \vec{O_1 O_H} + \vec{O_H G_H} = a\vec{x}_H + \frac{R}{2}\vec{y}_H, \text{ d'où :}$$

$$A_{H,1} = A_H - M_H \left(\frac{R}{2}\right)^2 + M_H \left(\frac{R}{2}\right)^2 = A_H \text{ (moment d'inertie par rapport au même axe),}$$

$$B_{H,1} = B_H - 0 + M_H a^2 = A_H + M_H a^2,$$

$$C_{H,1} = A_H - M_H \left(\frac{R}{2}\right)^2 + M_H \left[\left(\frac{R}{2}\right)^2 + a^2\right] = A_H + M_H a^2 = B_{H,1},$$

$$F_{H,1} = 0 - 0 + M_H a \frac{R}{2} = M_H a \frac{R}{2}.$$

Par analogie, $\bar{\bar{I}}_{O_1, H'} = \begin{bmatrix} A_{H,1} & -F_{H,1} & 0 \\ -F_{H,1} & B_{H,1} & 0 \\ 0 & 0 & C_{H,1} \end{bmatrix}_{R_{H'}}$ et $\bar{\bar{I}}_{O_1, H''} = \begin{bmatrix} A_{H,1} & -F_{H,1} & 0 \\ -F_{H,1} & B_{H,1} & 0 \\ 0 & 0 & C_{H,1} \end{bmatrix}_{R_{H''}}$

- 1.5. $(O_1, \vec{x}_H, \vec{y}_H)$ est plan de symétrie pour la répartition des masses donc :

$$\bar{\bar{I}}_{O_1, H'} = \begin{bmatrix} A_{H',1} & -F_{H',1} & 0 \\ -F_{H',1} & B_{H',1} & 0 \\ 0 & 0 & C_{H',1} \end{bmatrix}_{R_H}, \text{ avec } \vec{x}_H = \cos \alpha \vec{x}_{H'} - \sin \alpha \vec{y}_{H'} \text{ et } \vec{y}_H = \sin \alpha \vec{x}_{H'} + \cos \alpha \vec{y}_{H'} :$$

$$A_{H',1} = \vec{x}_H^T \cdot \bar{\bar{I}}_{O_1, H'} \cdot \vec{x}_H = A_{H,1} \cos^2 \alpha + B_{H,1} \sin^2 \alpha + 2F_{H,1} \sin \alpha \cos \alpha = 0, 25A_{H,1} + 0, 75B_{H,1} - \frac{\sqrt{3}}{2} F_{H,1},$$

$$B_{H',1} = \vec{y}_H^T \cdot \bar{\bar{I}}_{O_1, H'} \cdot \vec{y}_H = A_{H,1} \sin^2 \alpha + B_{H,1} \cos^2 \alpha - 2F_{H,1} \sin \alpha \cos \alpha = 0, 75A_{H,1} + 0, 25B_{H,1} + \frac{\sqrt{3}}{2} F_{H,1},$$

$$C_{H',1} = C_{H,1},$$

$$F_{H',1} = -\vec{x}_H^T \cdot \bar{\bar{I}}_{O_1, H'} \cdot \vec{y}_H = (B_{H,1} - A_{H,1}) \sin \alpha \cos \alpha + F_{H,1} \cos 2\alpha = -\frac{\sqrt{3}}{4} (B_{H,1} - A_{H,1}) - 0, 5F_{H,1}.$$

Par analogie avec $\alpha \rightarrow 2\alpha$ et donc, $\cos \alpha \rightarrow \cos \alpha$ et $\sin \alpha \rightarrow -\sin \alpha$:

$$\bar{\bar{I}}_{O_1, H''} = \begin{bmatrix} A_{H'',1} & -F_{H'',1} & 0 \\ -F_{H'',1} & B_{H'',1} & 0 \\ 0 & 0 & C_{H'',1} \end{bmatrix}_{R_H}, \text{ avec :}$$

$$A_{H'',1} = A_{H,1} \cos^2 \alpha + B_{H,1} \sin^2 \alpha - 2F_{H,1} \sin \alpha \cos \alpha = 0, 25A_{H,1} + 0, 75B_{H,1} + \frac{\sqrt{3}}{2} F_{H,1},$$

$$B_{H'',1} = A_{H,1} \sin^2 \alpha + B_{H,1} \cos^2 \alpha + 2F_{H,1} \sin \alpha \cos \alpha = 0, 75A_{H,1} + 0, 25B_{H,1} - \frac{\sqrt{3}}{2} F_{H,1},$$

$$C_{H'',1} = C_{H,1},$$

$$F_{H'',1} = (A_{H,1} - B_{H,1}) \sin \alpha \cos \alpha + F_{H,1} \cos 2\alpha = -\frac{\sqrt{3}}{4} (A_{H,1} - B_{H,1}) - 0, 5F_{H,1}.$$

- 1.6. (O_1, \vec{z}_H) et $(O_1, \vec{x}_H, \vec{y}_H)$ sont respectivement axe et plan de symétrie pour la répartition des masses de l'anémomètre. Son centre d'inertie est à l'intersection, c'est donc le point O_1 .

- 1.7. $(O_1, \vec{x}_H, \vec{y}_H)$ est plan de symétrie donc :

$$\bar{\bar{I}}_{O_1, S_1} = \begin{bmatrix} A_1 & -F_1 & 0 \\ -F_1 & B_1 & 0 \\ 0 & 0 & C_1 \end{bmatrix}_{R_H}, \text{ avec :}$$

$$A_1 = A_{H,1} + A_{H',1} + A_{H'',1},$$

$$B_1 = B_{H,1} + B_{H',1} + B_{H'',1},$$

$$C_1 = C_{H,1} + C_{H',1} + C_{H'',1} = 3C_{H,1},$$

$$F_1 = F_{H,1} + F_{H',1} + F_{H'',1} = 0$$

On note que : $A_1 = B_1 = \frac{3}{2}(A_{H,1} + B_{H,1})$ et finalement $\bar{I}_{O_1, S_1} = \begin{bmatrix} A_1 & 0 & 0 \\ 0 & A_1 & 0 \\ 0 & 0 & C_1 \end{bmatrix}_{R_H}$. L'axe (O_1, \vec{z}_H) est

donc simplement un axe de symétrie géométrique d'ordre 3 mais un axe de révolution pour la répartition des masses.

2. Cinétique et dynamique

Réponses :

$$2.1. \{C_{1/0}\}_{(O_1)} : \begin{cases} \vec{p}(1/0) = M_1 \vec{V}(O_1/0) = \vec{0} \\ \vec{\sigma}(O_1, 1/0) = \bar{I}_{O_1, S_1} \cdot \vec{\Omega}(1/0) = C_1 \dot{\psi} \vec{z}_{0,1} \end{cases}$$

$$2.2. \{C_{2/0}\}_{(O_2)} : \begin{cases} \vec{p}(2/0) = M_2 \vec{V}(G_2/0) = M_2 e \dot{\phi} \vec{y}_2 \\ \vec{\sigma}(O_2, 2/0) = \bar{I}_{G_2, S_2} \cdot \vec{\Omega}(2/0) + \overrightarrow{O_2 G_2} \wedge M_2 \vec{V}(G_2/0) = -E_2 \dot{\phi} \vec{x}_2 + (C_2 + M_2 e^2) \dot{\phi} \vec{z}_{0,2} \end{cases}$$

$$2.3. \{C_{\{1+2\}/0}\}_{(O)} : \begin{cases} \vec{p}(\{1+2\}/0) = \vec{p}(1/0) + \vec{p}(2/0) = M_2 e \dot{\phi} \vec{y}_2 \\ \vec{\sigma}(O, \{1+2\}/0) = \vec{\sigma}(O, 1/0) + \vec{\sigma}(O, 2/0) \end{cases}$$

et

$$\begin{aligned} \vec{\sigma}(O, 1/0) + \vec{\sigma}(O, 2/0) &= \vec{\sigma}(O_1, 1/0) + \vec{\sigma}(O_2, 2/0) + \overrightarrow{O O_2} \wedge M_2 \vec{V}(G_2/0) \\ &= C_1 \dot{\psi} \vec{z}_{0,1} - E_2 \dot{\phi} \vec{x}_2 + (C_2 + M_2 e^2 - M_2 b e \cos \phi) \dot{\phi} \vec{z}_{0,2} \end{aligned}$$

$$2.4. \{D_{2/0}\}_{(O_2)} : \begin{cases} \vec{D}(2/0) = M_2 \vec{A}(G_2/0) = M_2 e \ddot{\phi} \vec{y}_2 - M_2 e \dot{\phi}^2 \vec{x}_2 \\ \vec{\delta}(O_2, 2/0) = \left(\frac{d\vec{\sigma}(O_2, 2/0)}{dt} \right)_0 + \vec{V}(O_2/0) \wedge M_2 \vec{V}(G_2/0) = \left(\frac{d\vec{\sigma}(O_2, 2/0)}{dt} \right)_0 \end{cases}$$

$$\text{et } \left(\frac{d\vec{\sigma}(O_2, 2/0)}{dt} \right)_0 = -E_2 \ddot{\phi} \vec{x}_2 - E_2 \dot{\phi}^2 \vec{y}_2 + (C_2 + M_2 e^2) \ddot{\phi} \vec{z}_{0,2}$$

$$\begin{aligned} \text{Remarque : } \vec{\delta}(O_2, 2/0) &= \vec{\delta}(G_2, 2/0) + \overrightarrow{O_2 G_2} \wedge \vec{D}(2/0) = \left(\frac{d(\bar{I}_{G_2, S_2} \cdot \vec{\Omega}(2/0))}{dt} \right)_0 + \overrightarrow{O_2 G_2} \wedge \vec{D}(2/0) = \\ &= \left(\frac{d(-E_2 \dot{\phi} \vec{x}_2 + C_2 \dot{\phi} \vec{z}_{0,2})}{dt} \right)_0 + e \vec{x}_2 \wedge (M_2 e \ddot{\phi} \vec{y}_2 - M_2 e \dot{\phi}^2 \vec{x}_2) \text{ mène au même résultat.} \end{aligned}$$

$$2.5. T_{\{1+2\}/0}^0 = T_{1/0}^0 + T_{2/0}^0 = \frac{1}{2} \vec{\Omega}(1/0)^\top \cdot \bar{I}_{O_1, 1} \cdot \vec{\Omega}(1/0) + \frac{1}{2} \vec{\Omega}(2/0)^\top \cdot \bar{I}_{G_2, 2} \cdot \vec{\Omega}(2/0) + \frac{1}{2} M_2 \left[\vec{V}(G_2/0) \right]^2 = \frac{1}{2} C_1 \dot{\psi}^2 + \frac{1}{2} (C_2 + M_2 e^2) \dot{\phi}^2$$