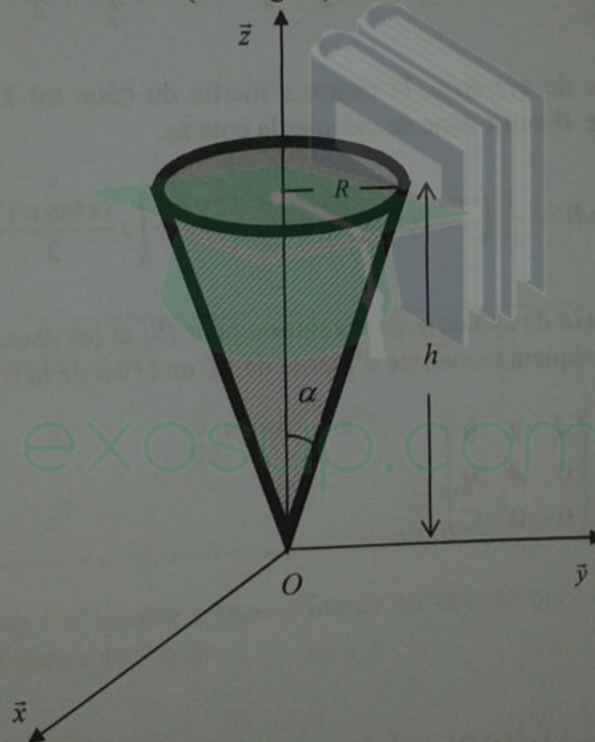


Exercice n° 1 : cône plein**Notions abordées**

- ☞ Masse
- ☞ Centre d'inertie
- ☞ Matrice d'inertie
- ☞ Théorème de Koenig
- ☞ Ellipsoïde central d'inertie
- ☞ Moment d'inertie par rapport à une droite

L'espace étant rapporté à un repère orthonormé direct $R(O, \vec{x}, \vec{y}, \vec{z})$, on considère un cône homogène (S) , plein, de masse volumique ρ , de rayon à la base R , de hauteur h et de demi-angle au sommet α (voir figure).

**PARTIE A- EN UTILISANT LES COORDONNEES CYLINDRIQUES**

- Q1-** Calculer, par intégration, la masse m du cône.
- Q2-** Trouver la position de son centre d'inertie G .
- Q3-** Déterminer la matrice d'inertie de (S) en O dans (R) .
- Q4-** En déduire la matrice d'inertie de (S) en G dans (R) .
- Q5-** Donner l'équation de l'ellipsoïde central d'inertie.

Q6- Calculer le moment d'inertie de (S) par rapport à une génératrice.

PARTIE B - EN DECOUPANT LE CONE EN CYLINDRES ELEMENTAIRES

Reprendre les questions 1, 2 et 3 de la partie A en découpant le cône en un ensemble de cylindres de rayon r , d'épaisseur dr et de hauteur infinitésimale dz .

Commentaire : l'intérêt principal de cet exercice c'est qu'il traite la notion d'ellipsoïde d'inertie.

Solution détaillée

PARTIE A- EN UTILISANT LES COORDONNEES CYLINDRIQUES

$$\mathbf{R1-} \quad m = \int_{(S)} \rho dV = \rho \int_{(S)} r dr d\theta dz = \rho \int_0^{z \tan \alpha} r dr \int_0^h dz \int_0^{2\pi} d\theta = 2\pi\rho \int_0^h \frac{(z \tan \alpha)^2}{2} dz = \rho \frac{\pi R^2 h}{3}$$

R2- Pour des raisons de symétrie, le centre d'inertie du cône est situé sur l'axe de symétrie matérielle Oz . Il suffit donc de calculer la cote z_G .

$$z_G = \frac{1}{m} \int_{(S)} z dm = \frac{1}{V} \int_{(S)} z dV = \frac{1}{V} \int_0^{z \tan \alpha} r(z) dr \int_0^{2\pi} d\theta \int_0^h dz = \frac{2\pi}{V} \int_0^h z \frac{(z \tan \alpha)^2}{2} dz = \frac{3}{4} h$$

R3- L'axe Oz est un axe de symétrie de révolution pour (S) et les axes Ox et Oy jouent le même rôle. Par conséquent la matrice d'inertie de (S) en O est de la forme :

$$M_O^{(S)} = \begin{pmatrix} A & 0 & 0 \\ 0 & A & 0 \\ 0 & 0 & C \end{pmatrix}_{(\bar{x}, \bar{y}, \bar{z})}$$

$$\text{avec } A = \frac{C}{2} + \int_{(S)} z^2 dm$$

Calcul de C

$$C = I_{Oz} = \int_{(S)} (x^2 + y^2) dm = \rho \int_{(S)} r^2(z) dV = \rho \int_{(S)} r^2(z) r dr d\theta dz = \rho \int_0^{z \tan \alpha} r^3(z) dr \int_0^{2\pi} d\theta \int_0^h dz = \frac{3}{10} m R^2$$

Calcul de $\int_{(S)} z^2 dm$

$$\int_{(S)} z^2 dm = \rho \int_{(S)} z^2 dV = \rho \int_{(S)} z^2 r dr d\theta dz = \rho \int_0^{z \tan \alpha} r(z) dr \int_0^h z^2 dz \int_0^{2\pi} d\theta = 2\pi\rho \int_0^h z^2 \frac{(z \tan \alpha)^2}{2} dz = \frac{3}{5} m h^2$$

Calcul de A

$$A = \frac{C}{2} + \int_{(S)} z^2 dm = \frac{3}{20} mR^2 + \frac{3}{5} mh^2 = \frac{3}{5} m \left(\frac{R^2}{4} + h^2 \right)$$

d'où :

$$M_O^{(S)} = \begin{pmatrix} \frac{3}{5} m \left(\frac{R^2}{4} + h^2 \right) & 0 & 0 \\ 0 & \frac{3}{5} m \left(\frac{R^2}{4} + h^2 \right) & 0 \\ 0 & 0 & \frac{3}{10} mR^2 \end{pmatrix}_{(\bar{x}, \bar{y}, \bar{z})}$$

R4- Par application du théorème de Huygens, on a :

$$\begin{cases} A = A_G + mz_G^2 \\ C = C_G \end{cases}$$

avec $z_G = \frac{3}{4}h$

$$\Rightarrow A_G = \frac{3}{20} mR^2 + \frac{3}{80} mh^2 = \frac{3}{80} m(4R^2 + h^2)$$

d'où :

$$M_G^{(S)} = \begin{pmatrix} \frac{3}{80} m(4R^2 + h^2) & 0 & 0 \\ 0 & \frac{3}{80} m(4R^2 + h^2) & 0 \\ 0 & 0 & \frac{3}{10} mR^2 \end{pmatrix}_{(\bar{x}, \bar{y}, \bar{z})}$$

R5- L'équation de l'ellipsoïde central d'inertie est donnée par : $AX^2 + BY^2 + CZ^2 = 1$ car les produits d'inertie sont nuls.

Soit :

$$\frac{3m}{80} (4R^2 + h^2) [X^2 + Y^2] + \frac{3m}{10} R^2 Z^2$$

ou encore :

$$\frac{X^2}{\left(\frac{80}{3m(4R^2 + h^2)} \right)} + \frac{Y^2}{\left(\frac{80}{3m(4R^2 + h^2)} \right)} + \frac{Z^2}{\left(\frac{10}{3mR^2} \right)} = 1$$

soit : $\frac{X^2}{a^2} + \frac{Y^2}{b^2} + \frac{Z^2}{c^2} = 1$

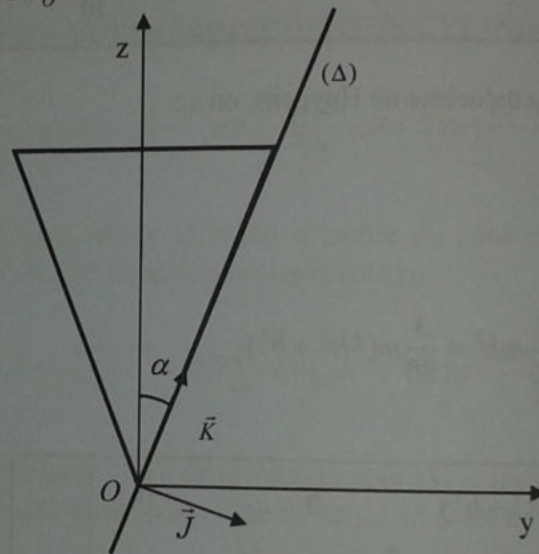
où a , b et c sont les demi-axes de l'ellipsoïde.

$$a = b = \sqrt{\frac{80}{3m(4R^2 + h^2)}} \quad \text{et} \quad c = \sqrt{\frac{10}{3mR^2}}$$

R6- Nous calculons le moment d'inertie de (S) par rapport à la génératrice, en calculant celui-ci dans la base $(\vec{I}, \vec{J}, \vec{K})$ précisée dans la figure ci-après.

D'après le cours, on a :

$$I_{\Delta}^{(S)} = {}^t \vec{K} M_O^{(S)} \vec{K}$$



avec $\vec{K} = (0, \sin \alpha, \cos \alpha)$

$$I_{\Delta}^{(S)} = \left(\frac{3}{5}mh^2 + \frac{3}{20}mR^2\right)\sin^2 \alpha + \frac{3}{10}mR^2 \cos^2 \alpha = \frac{3}{10}mR^2 \frac{R^2 + 6h^2}{2(R^2 + h^2)}$$

soit en fonction de α :

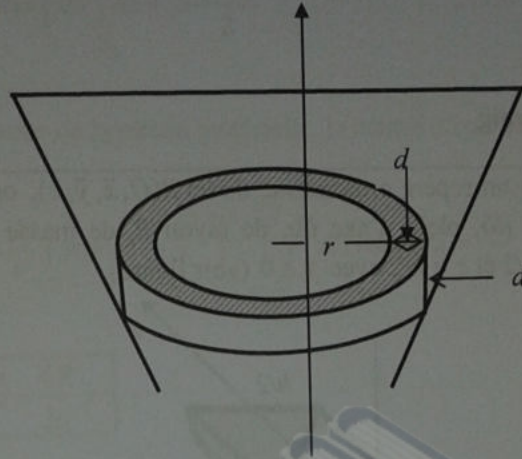
$$I_{\Delta}^{(S)} = \frac{3}{10}mR^2 \frac{\tan^2 \alpha + 6}{2 \tan^2 \alpha + 2} = \frac{3}{10}mR^2 \frac{\tan^2 \alpha + 6}{2(\tan^2 \alpha + 1)}$$

PARTIE B - EN DECOUPANT LE CONE EN CYLINDRES ELEMENTAIRES

R1- La masse m du cône est : $m = \int_{(S)} \rho dV$

où dV est l'élément de volume d'un cylindre de rayon r , d'épaisseur dr et de hauteur dz : $dV = 2\pi r dr dz$

$$\text{d'où : } m = \rho \int_{(S)} 2\pi r dr dz = \rho 2\pi \int_0^h \left(\int_0^{\frac{R}{h}z} r dr \right) dz = \rho \frac{\pi R^2 h}{3}$$



Volume élémentaire

$$\boxed{\text{R2-}} \quad z_G = \frac{1}{m} \int_{(S)} z dm = \frac{1}{V} \int_{(S)} z dV = \frac{1}{V} \int_{(S)} z \cdot 2\pi r dr dz = \frac{2\pi}{V} \int_0^h \left(\int_0^{\frac{R}{h}z} r dr \right) dz = \frac{3}{4} h$$

R3- Calcul de C

$$C = I_{Oz} = \int_{(S)} (x^2 + y^2) dm = \rho \int_{(S)} r^2 dV = \rho \int_{(S)} r^2 \cdot 2\pi r dr dz = \rho 2\pi \int_0^h \left(\int_0^{\frac{R}{h}z} r^3 dr \right) dz = \frac{3}{10} m R^2$$

Calcul de $\int_{(S)} z^2 dm$

$$\int_{(S)} z^2 dm = \rho \int_{(S)} z^2 dV = \rho \int_{(S)} z^2 \cdot 2\pi r dr dz = 2\pi \rho \int_0^h z^2 \left(\int_0^{\frac{R}{h}z} r dr \right) dz = \frac{3}{5} m h^2$$

Calcul de A

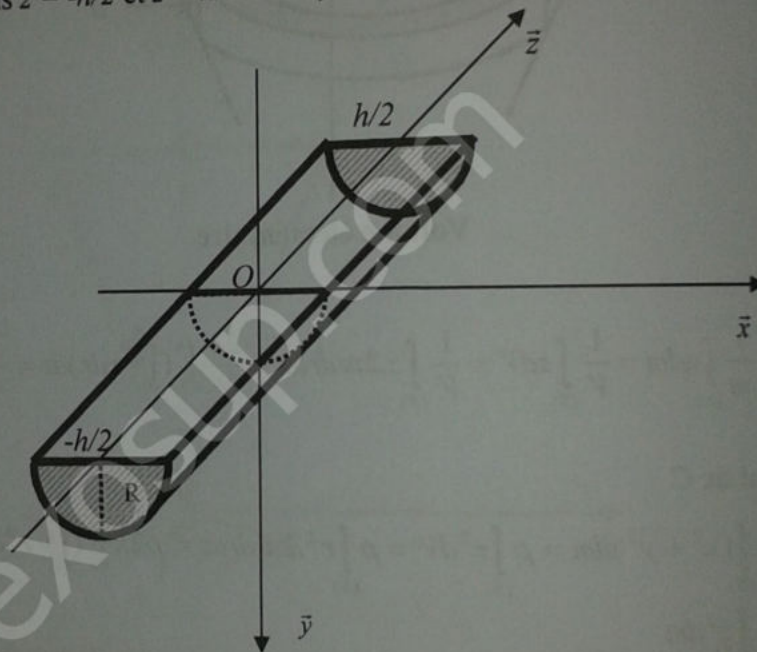
$$A = \frac{C}{2} + \int_{(S)} z^2 dm = \frac{3}{20} m R^2 + \frac{3}{5} m h^2$$

Exercice n° 2 : demi-cylindre plein

Notions abordées

- ☞ Centre d'inertie
- ☞ Matrice d'inertie
- ☞ Théorème de Koenig

L'espace étant rapporté à un repère orthonormé direct $R(O, \vec{x}, \vec{y}, \vec{z})$, on considère un demi-cylindre homogène (S) , plein d'axe Oz , de rayon R , de masse volumique ρ , limité par les plans $z = -h/2$ et $z = h/2$ avec $y \geq 0$ (voir figure).



- Q1-** Calculer la masse m du demi-cylindre.
- Q2-** Trouver la position du centre d'inertie G de (S) .
- Q3-** Déterminer la matrice d'inertie de (S) en O dans (R) .
- Q4-** En déduire la matrice d'inertie de (S) en G dans (R) .

Solution détaillée

R1- Il convient d'utiliser les coordonnées cylindriques (r, θ, z) :

$$\begin{cases} x = r \cos \theta \\ y = r \sin \theta \\ z = z \end{cases}$$

Un volume élémentaire dV a pour masse $dm = \rho dV = \rho r dr d\theta dz$.

La masse m de (S) est :

$$m = \rho \int_{(S)} dV = \rho \int_0^R r dr \int_0^\pi d\theta \int_{-\frac{h}{2}}^{\frac{h}{2}} dz = \rho \frac{\pi R^2 h}{2}$$

R2- Pour des raisons de symétrie matérielle, le centre d'inertie G de (S) se trouve sur l'axe Oy :

$$y_G = \frac{1}{m} \int_{(S)} y dm = \frac{1}{V} \int_{(S)} y dV = \frac{1}{V} \int_{r=0}^{r=R} \int_{\theta=0}^{\theta=\pi} \int_{z=-\frac{h}{2}}^{z=\frac{h}{2}} r^2 \sin \theta dr d\theta dz = \frac{4R}{3\pi}$$

d'où :

$$\overline{OG} = \frac{4R}{3\pi} \vec{y}$$

R3- Les plans yOz et xOy sont des plans de symétrie matérielle pour (S) , les produits d'inertie sont donc nuls.
d'où :

$$M_O^{(S)} = \begin{pmatrix} A & 0 & 0 \\ 0 & B & 0 \\ 0 & 0 & C \end{pmatrix}_{(\vec{x}, \vec{y}, \vec{z})}$$

Calcul de A

$$A = I_{Ox} = \int_{(S)} (y^2 + z^2) dm = \rho \int_{(S)} (r^2 \sin^2 \theta + z^2) dV = \rho \int_{(S)} r^2 \sin^2 \theta dV + \rho \int_{(S)} z^2 dV$$

or :

$$\begin{cases} \rho \int_{(S)} r^2 \sin^2 \theta dV = \rho \int_{r=0}^{r=R} \int_{\theta=0}^{\theta=\pi} \int_{z=-\frac{h}{2}}^{z=\frac{h}{2}} r^3 \sin^2 \theta dr d\theta dz = \frac{mR^2}{4} \\ \rho \int_{(S)} z^2 dV = \rho \int_{r=0}^{r=R} \int_{\theta=0}^{\theta=\pi} \int_{z=-\frac{h}{2}}^{z=\frac{h}{2}} z^2 dr d\theta dz = \frac{mh^2}{12} \end{cases}$$

donc :

$$A = \frac{mR^2}{4} + \frac{mh^2}{12} = \frac{m}{12} (3R^2 + h^2)$$

Calcul de B

$$B = I_{Oy} = \int_{(S)} (x^2 + z^2) dm = \rho \int_{(S)} (r^2 \cos^2 \theta + z^2) dV$$

$$\text{or : } \rho \int_{(S)} r^2 \cos^2 \theta dV = \rho \int_{r=0}^{r=R} \int_{\theta=0}^{\theta=\pi} \int_{z=-\frac{h}{2}}^{z=\frac{h}{2}} r^3 \cos^2 \theta dr d\theta dz = \frac{mR^2}{4}$$

d'où :

$$B = \frac{mR^2}{4} + \frac{mh^2}{12} = \frac{m}{12}(3R^2 + h^2) = A$$

Calcul de C

$$C = I_{Oz} = \int_{(S)} (x^2 + y^2) dm = A + B - 2 \int_{(S)} z^2 dm = 2A - 2 \int_{(S)} z^2 dm = \frac{mR^2}{2}$$

d'où :

$$M_O^{(S)} = \begin{pmatrix} \frac{m}{12}(3R^2 + h^2) & 0 & 0 \\ 0 & \frac{m}{12}(3R^2 + h^2) & 0 \\ 0 & 0 & \frac{mR^2}{2} \end{pmatrix}_{(\bar{x}, \bar{y}, \bar{z})}$$

R4 Par application de Koenig, on a :

$$M_G^{(S)} = M_O^{(S)} - \begin{pmatrix} m\left(\frac{4R}{3\pi}\right)^2 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & m\left(\frac{4R}{3\pi}\right)^2 \end{pmatrix}$$

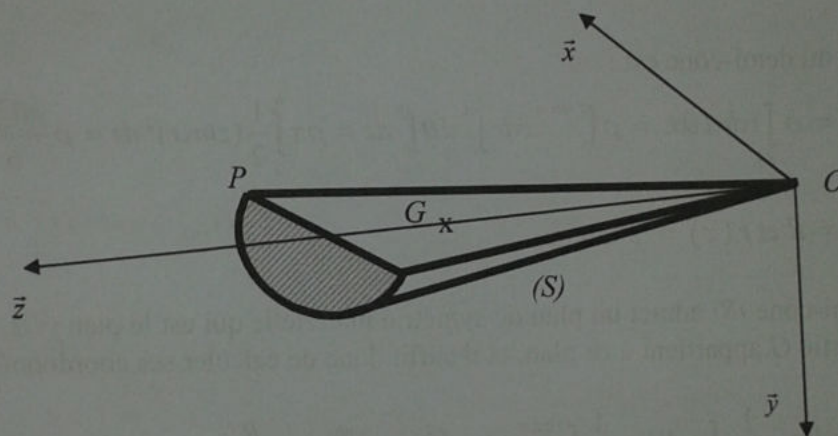
d'où :

$$M_G^{(S)} = \begin{pmatrix} \frac{m(9\pi^2 - 64)R^2 + 3\pi^2 h^2}{36\pi^2} & 0 & 0 \\ 0 & \frac{m}{12}(3R^2 + h^2) & 0 \\ 0 & 0 & \frac{(9\pi^2 - 32)}{18\pi^2} mR^2 \end{pmatrix}_{(\bar{x}, \bar{y}, \bar{z})}$$

Exercice n° 3 : demi-cône plein**Notions abordées**

- ☞ Centre d'inertie
- ☞ Matrice d'inertie
- ☞ Théorème de Koenig
- ☞ Moment d'inertie par rapport à un axe

L'espace étant rapporté à un repère orthonormé direct $R(O, \vec{x}, \vec{y}, \vec{z})$, on considère un demi-cône homogène (S) , plein, d'axe Oz , de rayon à la base R , de hauteur h , de demi-angle au sommet α et de masse volumique ρ , avec $y \geq 0$ (voir figure).



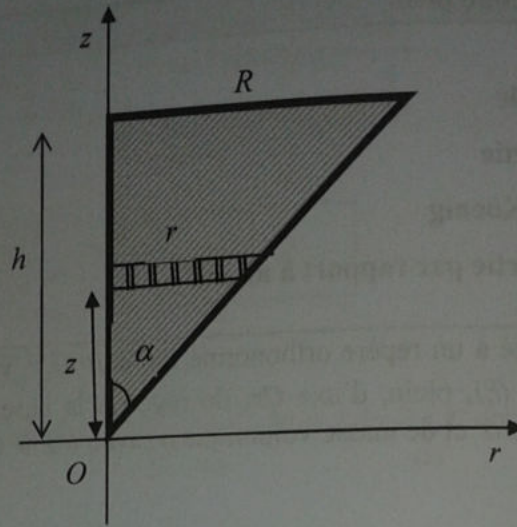
- Q1-** Calculer la masse m du demi-cône.
- Q2-** Trouver la position du centre d'inertie G de (S) .
- Q3-** Déterminer la matrice d'inertie de (S) en O dans (R) .
- Q4-** En déduire la matrice d'inertie de (S) en G dans (R) .
- Q5-** Calculer le moment d'inertie par rapport à la génératrice OP .

Commentaire : cet exercice explique comment on détermine le moment d'inertie par rapport à une droite.

Solution détaillée

R1- Il convient d'utiliser les coordonnées cylindriques (r, θ, z) :

$$\begin{cases} x = r \cos \theta \\ y = r \sin \theta \\ z = z \end{cases}$$



La masse m du demi-cône est :

$$m = \int_{(S)} \rho dV = \rho \int_{(S)} r dr d\theta dz = \rho \int_0^{z \tan \alpha} r dr \int_0^\pi d\theta \int_0^h dz = \rho \pi \int_0^h \frac{1}{2} (z \tan \alpha)^2 dz = \rho \frac{\pi R^2 h}{6}$$

car $h \tan \alpha = R$ et $r(z) = z \tan \alpha$

R2- Le demi-cône (S) admet un plan de symétrie matérielle qui est le plan yOz , donc le centre d'inertie G appartient à ce plan, et il suffit donc de calculer ses coordonnées y_G et z_G .

$$y_G = \frac{1}{m} \int_{(S)} y dm = \frac{1}{V} \int_{(S)} y dV = \frac{1}{V} \int_0^{z \tan \alpha} r^2 dr \int_0^\pi \sin \theta \int_0^h dz = \frac{R}{\pi}$$

$$\text{et } z_G = \frac{1}{m} \int_{(S)} z dm = \frac{1}{V} \int_{(S)} z dV = \frac{1}{V} \int_0^{z \tan \alpha} r dr \int_0^\pi d\theta \int_0^h z dz = \frac{3}{4} h$$

R3- Le plan yOz étant un plan de symétrie matérielle pour (S) , les produits d'inertie F et E sont donc nuls. Par ailleurs les axes Ox et Oy jouent le même rôle, la matrice d'inertie de (S) en O relativement à (R) est de la forme :

$$M_O^{(S)} = \begin{pmatrix} A & 0 & 0 \\ 0 & A & -D \\ 0 & -D & C \end{pmatrix}_{(\vec{x}, \vec{y}, \vec{z})}$$

$$\text{avec } A = \frac{C}{2} + \int_{(S)} z^2 dm$$

Calcul de C

$$C = I_{Oz} = \int_{(S)} (x^2 + y^2) dm = \rho \int_{(S)} r^2 dV = \rho \int_0^{z \tan \alpha} r^3 dr \int_0^\pi d\theta \int_0^h dz = \frac{3}{10} mR^2$$

Calcul de $\int_{(S)} z^2 dm$

$$\int_{(S)} z^2 dm = \rho \int_{(S)} z^2 dV = \rho \int_0^{z \tan \alpha} r dr \int_0^\pi d\theta \int_0^h z^2 dz = \frac{3}{5} mh^2$$

Calcul de A

$$A = \frac{C}{2} + \int_{(S)} z^2 dm = \frac{3}{20} mR^2 + \frac{3}{5} mh^2$$

Calcul de D

$$D = I_{yz} = \int_{(S)} yz dm = \rho \int_{(S)} yz dV = \rho \int_0^{z \tan \alpha} r^2 dr \int_0^\pi \sin \theta \int_0^h z dz = \frac{4mhR}{5\pi}$$

d'où :

$$M_O^{(S)} = \begin{pmatrix} \frac{3}{5} m \left(\frac{R^2}{4} + h^2 \right) & 0 & 0 \\ 0 & \frac{3}{5} m \left(\frac{R^2}{4} + h^2 \right) & -\frac{4mhR}{5\pi} \\ 0 & -\frac{4mhR}{5\pi} & \frac{3}{10} mR^2 \end{pmatrix}_{(\bar{x}, \bar{y}, \bar{z})}$$

R4- Par application du théorème de Huygens généralisé, on a :

$$\begin{cases} A_G = A - m \left[\left(\frac{R}{\pi} \right)^2 + \left(\frac{3h}{4} \right)^2 \right] = \left(\frac{3}{20} - \frac{1}{\pi^2} \right) mR^2 + \frac{7}{16} mh^2 \\ B_G = A - m \left(\frac{3h}{4} \right)^2 = \frac{3}{20} mR^2 + \frac{7}{16} mh^2 \\ C_G = C - m \left(\frac{R}{\pi} \right)^2 = \left(\frac{3}{10} - \frac{1}{\pi^2} \right) mR^2 \\ D_G = D - \frac{3mhR}{4\pi} = \frac{mhR}{20\pi} \end{cases}$$

d'où :

$$M_G^{(S)} = \begin{pmatrix} A_G & 0 & -D_G \\ 0 & B_G & 0 \\ 0 & -D_G & C_G \end{pmatrix}_{(\bar{x}, \bar{y}, \bar{z})}$$

R5- Le moment d'inertie de (S) par rapport à la génératrice OP est donné par :

$$I_{OP} = {}^t \vec{u} M_O^{(S)} \vec{u}$$

$$\text{où } \vec{u} \text{ est le vecteur unitaire de la génératrice } OP : \vec{u} = \begin{matrix} 0 \\ -\sin \alpha \\ \cos \alpha \end{matrix}_{(R)}$$

avec :

$$\begin{cases} \sin \alpha = \frac{R}{\sqrt{R^2 + h^2}} \\ \cos \alpha = \frac{h}{\sqrt{R^2 + h^2}} \end{cases}$$

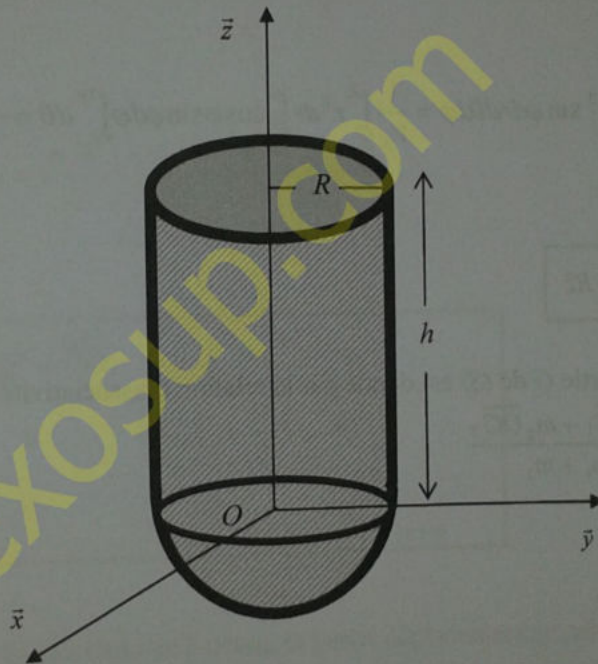
d'où :

$$I_{OP} = A \sin^2 \alpha + C \cos^2 \alpha = \frac{3}{20} \frac{mR^2}{R^2 + h^2} (R^2 + 6h^2)$$

Exercice n° 4 : assemblage d'un cylindre plein et d'une demi-boule**Notions abordées**

- ☞ Centre d'inertie
- ☞ Matrice d'inertie
- ☞ Théorème de Koenig

L'espace étant rapporté à un repère orthonormé direct $R(O, \vec{x}, \vec{y}, \vec{z})$, on considère un système homogène (S) , de masse m , composé d'un cylindre plein (S_1) à section circulaire, de masse m_1 , de centre d'inertie G_1 , de rayon R et de hauteur h et d'une demi-boule (S_2) , de masse m_2 et de même rayon R (voir figure). On suppose que le cylindre et la demi-boule sont constitués du même matériau de densité volumique ρ .



- Q1-** Trouver la position du centre d'inertie G_2 de la demi-boule.
Q2- En déduire la position du centre d'inertie G du système (S) .
Q3- Déterminer la matrice d'inertie du cylindre en G_1 dans (R) .
Q4- En déduire la matrice d'inertie du cylindre en O dans (R) .
Q5- Déterminer la matrice d'inertie de la demi-boule en O dans (R) .
Q6- En déduire la matrice d'inertie du culbuto en O dans (R) . On exprimera ses composantes en fonction de ρ, h et R .
Q7- Exprimer la matrice d'inertie de (S) en G dans (R) .

Commentaire : dans cet exercice le système est composé de deux solides, ce qui permettra d'utiliser la propriété d'associativité pour le centre d'inertie et d'additivité pour la matrice d'inertie de (S) .

Solution détaillée

$$\boxed{\text{R1-}} \quad z_{G_2} = \frac{1}{m_{(S_2)}} \int z dm = \frac{1}{V_2} \int z dV \quad \text{où } V_2 \text{ est le volume de } (S_2).$$

En coordonnées sphériques (θ longitude et φ co-latitude), on a :

$$\begin{cases} z = r \cos \varphi \\ dV = r^2 \sin \varphi dr d\theta d\varphi \end{cases}$$

donc :

$$z_{G_2} = \frac{1}{V_2} \int r \cos \varphi r^2 \sin \varphi dr d\theta d\varphi = \frac{1}{V_2} \int_0^R r^3 dr \int_{\frac{\pi}{2}}^{\pi} \cos \varphi \sin \varphi d\varphi \int_0^{2\pi} d\theta = -\frac{3}{8} R$$

d'où :

$$\boxed{\overrightarrow{OG_2} = -\frac{3}{8} R \vec{z}}$$

R2- Le centre d'inertie G de (S) est donné par la relation d'associativité :

$$\overrightarrow{OG} = \frac{m_1 \overrightarrow{OG_1} + m_2 \overrightarrow{OG_2}}{m_1 + m_2}$$

$$\text{avec : } \begin{cases} m_1 = \pi R^2 h \rho \\ m_2 = \frac{2}{3} \pi R^3 \rho \\ \overrightarrow{OG_1} = \frac{h}{2} \vec{z} \end{cases}$$

$$\Rightarrow \boxed{\overrightarrow{OG} = \frac{6h^2 - 3R^2}{4(2R + 3h)} \vec{z} = Z \vec{z}}$$

R3- Compte tenu de la symétrie de révolution, la matrice d'inertie de (S_1) en G s'écrit :

$$M_G^{(S_1)} = \begin{pmatrix} A & 0 & 0 \\ 0 & A & 0 \\ 0 & 0 & C \end{pmatrix}_{(\vec{x}, \vec{y}, \vec{z})}$$

$$\text{avec } A = B = \frac{C}{2} + \int_{(S_1)} z^2 dm$$

Calcul de C

$$C = I_{Oz} = \int_{(S_1)} (x^2 + y^2) dm = \rho \int_{(S_1)} r^2 \cdot r dr d\theta dz = \rho \int_0^R r^3 dr \int_0^{2\pi} d\theta \int_{\frac{h}{2}}^{\frac{h}{2}} dz = \frac{m_1 R^2}{2}$$

Calcul de $C' = \int_{(S_1)} z^2 dm$

$$C' = \int_{(S_1)} z^2 dm = \rho \int_{(S_1)} z^2 \cdot r dr d\theta dz = \rho \int_0^R r dr \int_0^{2\pi} d\theta \int_{\frac{h}{2}}^{\frac{h}{2}} z^2 dz = \frac{m_1 h^2}{12}$$

Calcul de A

$$A = \frac{C}{2} + \int_{(S_1)} z^2 dm = \frac{m_1 R^2}{4} + \frac{m_1 h^2}{12} = \frac{m_1}{4} \left(R^2 + \frac{h^2}{3} \right)$$

d'où :

$$M_G^{(S_1)} = \begin{pmatrix} \frac{m_1}{4} \left(R^2 + \frac{h^2}{3} \right) & 0 & 0 \\ 0 & \frac{m_1}{4} \left(R^2 + \frac{h^2}{3} \right) & 0 \\ 0 & 0 & \frac{m_1 R^2}{2} \end{pmatrix}_{(\bar{x}, \bar{y}, \bar{z})}$$

R4 En utilisant le théorème de Koenig, la partie déplacement se calcule avec :

$$d = m_1 \left(\frac{h}{2} \right)^2 = m_1 \frac{h^2}{4}$$

$$M_O^{(S_1)} = M_G^{(S_1)} + \begin{pmatrix} \frac{mh^2}{4} & 0 & 0 \\ 0 & \frac{mh^2}{4} & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{pmatrix}$$

soit :

$$M_O^{(S_1)} = \begin{pmatrix} \left(\frac{m_1 R^2}{4} + \frac{m_1 h^2}{3}\right) & 0 & 0 \\ 0 & \left(\frac{m_1 R^2}{4} + \frac{m_1 h^2}{3}\right) & 0 \\ 0 & 0 & \frac{m_1 R^2}{2} \end{pmatrix}_{(\bar{x}, \bar{y}, \bar{z})}$$

R5- Les plans xOz et yOz sont des plans de symétrie matérielle pour (S_2) , les produits d'inertie sont donc tous nuls. Par ailleurs les axes Ox et Oy jouent le même rôle, donc :

$$A = B = \frac{C}{2} + \int_{(S_2)} z^2 dm$$

Calcul de C

$$C = \int_{(S_2)} (x^2 + y^2) dm = \rho \int_0^R r^4 dr \int_0^{2\pi} d\theta \int_0^{\frac{\pi}{2}} \sin^3 \varphi d\varphi = \frac{2}{5} m_2 R^2$$

Calcul de $C' = \int_{(S_2)} z^2 dm$

$$C' = \int_{(S_2)} z^2 dm = \rho \int_{(S_2)} z^2 dV = \rho \int_0^R r^4 dr \int_0^{2\pi} d\theta \int_0^{\frac{\pi}{2}} \cos^2 \varphi \sin \varphi d\varphi = \frac{m_2 R^2}{5}$$

donc :

$$A = B = \frac{C}{2} + C' = \frac{2}{5} m_2 R^2$$

d'où :

$$M_O^{(S_2)} = \begin{pmatrix} \frac{2}{5} m_2 R^2 & 0 & 0 \\ 0 & \frac{2}{5} m_2 R^2 & 0 \\ 0 & 0 & \frac{2}{5} m_2 R^2 \end{pmatrix}_{(\bar{x}, \bar{y}, \bar{z})}$$

$$\boxed{\text{R6-}} \quad M_O^{(S)} = M_O^{(S_1)} + M_O^{(S_2)}$$

d'où :

$$M_O^{(S)} = \begin{pmatrix} m_1 \left(\frac{R^2}{4} + \frac{h^2}{3} \right) + \frac{2}{5} m_2 R^2 & 0 & 0 \\ 0 & m_1 \left(\frac{R^2}{4} + \frac{h^2}{3} \right) + \frac{2}{5} m_2 R^2 & 0 \\ 0 & 0 & \frac{m_1 R^2}{2} + \frac{2}{5} m_2 R^2 \end{pmatrix}_{(\bar{x}, \bar{y}, \bar{z})}$$

soit en fonction de ρ , h et R :

$$M_O^{(S)} = \frac{\rho \pi R^2}{60} \begin{pmatrix} 20h^3 + 15hR + 16R^3 & 0 & 0 \\ 0 & 20h^3 + 15hR + 16R^3 & 0 \\ 0 & 0 & 30hR + 16R^3 \end{pmatrix}_{(\bar{x}, \bar{y}, \bar{z})}$$

$\boxed{\text{R7-}}$ D'après le théorème de Huygens généralisé, on a :

$$\begin{cases} A_G = B_G = A - mZ^2 \\ C_G = C \end{cases} \quad \text{avec : } Z = \frac{6h^2 - 3R^2}{4(2R + 3h)}$$

d'où :

$$M_G^{(S)} = \begin{pmatrix} A_G & 0 & 0 \\ 0 & A_G & 0 \\ 0 & 0 & C_G \end{pmatrix}_{(\bar{x}, \bar{y}, \bar{z})}$$

avec

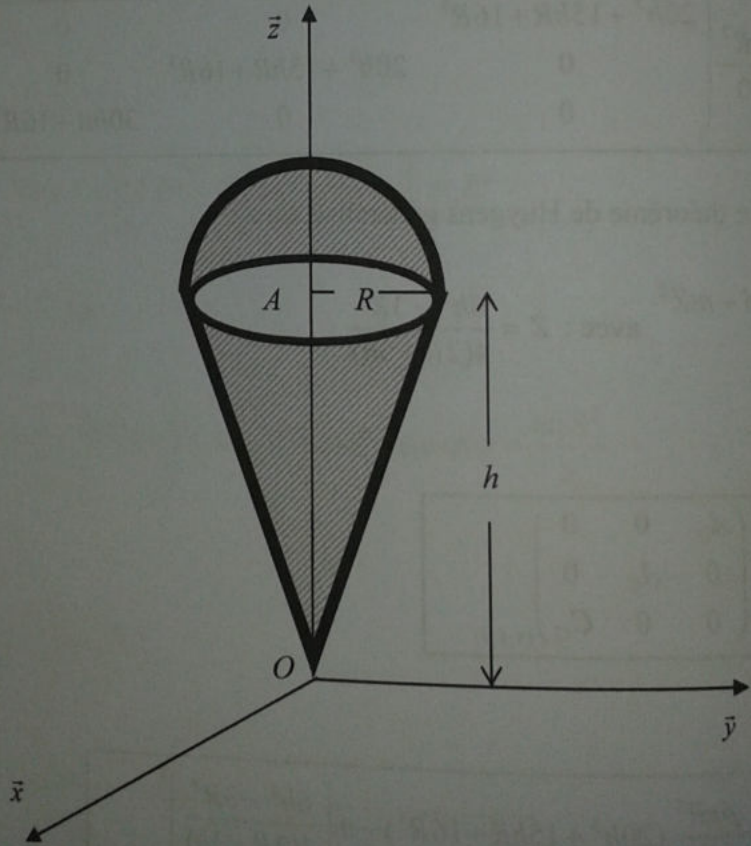
$$\begin{cases} A_G = \frac{\rho \pi R^2}{60} (20h^3 + 15hR + 16R^3) - m \left[\frac{6h^2 - 3R^2}{4(2R + 3h)} \right]^2 \\ C_G = \frac{\rho \pi R^2}{60} (30hR + 16R^3) \end{cases}$$

Exercice n° 5 : assemblage d'un cône plein et d'une demi-boule

Notions abordées

- ☞ Centre d'inertie
- ☞ Matrice d'inertie
- ☞ Théorème de Koenig

L'espace étant rapporté à un repère orthonormé direct $R(O, \vec{x}, \vec{y}, \vec{z})$, on considère un système homogène (S) formé d'un cône plein (S_1) (de masse M , de hauteur h et de rayon R) et d'une demi-boule (S_2) (de masse m , de même rayon R et de centre A) soudés entre eux (voir figure). Le matériau constituant l'assemblage a une densité volumique ρ .



PARTIE A - CALCULS PRELIMINAIRES

- Q1-** Calculer le volume V_1 du cône.
- Q2-** Trouver la position du centre d'inertie G_1 de (S_1) .
- Q3-** Trouver la position du centre d'inertie G_2 de la demi-boule.
- Q4-** Calculer le volume V_2 de (S_2) .

- Q5-** Calculer le rapport $\frac{M}{m}$ pour que le centre d'inertie G du système soit en A .

PARTIE B - MATRICE D'INERTIE DE (S) EN A

- Q6-** Déterminer la matrice d'inertie de (S_1) en A dans (R) .
Q7- Déterminer la matrice d'inertie de (S_2) en A dans (R) .
Q8- Déterminer la matrice d'inertie de (S) en A dans (R) .

PARTIE C - MATRICE D'INERTIE DE (S) EN O

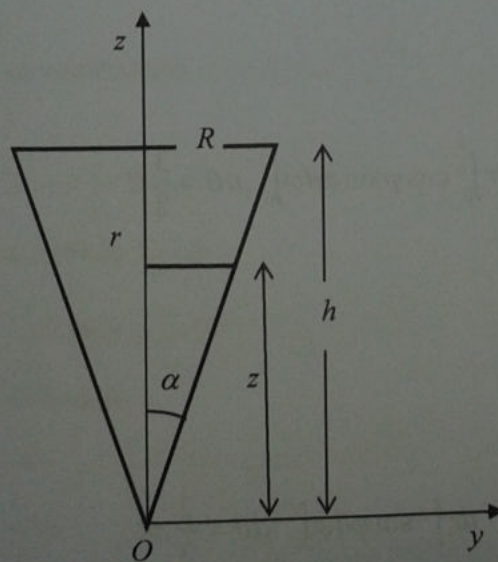
En utilisant le théorème de Huygens :

- Q9-** Déterminer la matrice d'inertie de (S_1) en O dans (R) .
Q10- Déterminer la matrice d'inertie de (S_2) en O dans (R) .
Q11- Déterminer la matrice d'inertie de (S) en O dans (R) .

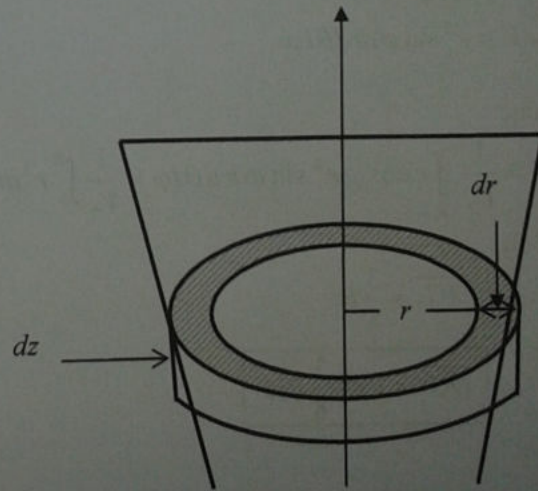
Solution détaillée

PARTIE A - CALCULS PRELIMINAIRES

R1-



Coupe par le plan yOz



Volume élémentaire

Le volume élémentaire visualisé sur la figure ci-dessus est :

$$dV_1 = 2\pi r dr dz \quad \text{avec : } r = r(z) = \frac{R}{h} z$$

Le volume du cône en entier est :

$$V_1 = \int_{(S_1)} 2\pi r dr dz = 2\pi \int_0^R \int_0^h r dr dz = \frac{\pi R^2 h}{3}$$

R2- Calcul de $\overline{OG_1}$

En raison de la symétrie du cône, son centre d'inertie G_1 est situé sur l'axe Oz :

$$z_{G_1} = \frac{1}{M} \int_{(S_1)} z dm = \frac{1}{V_1} \int_{(S_1)} z dV = \frac{1}{V_1} \int_0^R \int_0^h z \cdot 2\pi r dr dz = \frac{2\pi}{V_1} \int_0^R \int_0^h r dr dz = \frac{3}{4} h$$

d'où :

$$\overline{OG_1} = \frac{3}{4} h \vec{z}$$

R3- Calcul de $\overline{OG_2}$

$$\overline{OG_2} = \overline{OA} + \overline{AG_2} = h \vec{z} + Z \vec{z}$$

$$Z = \frac{1}{m} \int_{(S_2)} z dm = \frac{1}{V_2} \int_{(S_2)} z dV \quad \text{où } V_2 \text{ est le volume de la demi-boule.}$$

En coordonnées sphériques (θ longitude et φ co-latitude) :

$$\begin{cases} z = r \cos \varphi \\ dV = r^2 \sin \varphi dr d\theta d\varphi \end{cases}$$

donc :

$$Z = \frac{1}{V_2} \int_{(S_2)} r \cos \varphi r^2 \sin \varphi dr d\theta d\varphi = \frac{1}{V_2} \int_0^R r^3 dr \int_0^{\pi/2} \cos \varphi \sin \varphi d\varphi \int_0^{2\pi} d\theta = \frac{3}{8} R$$

d'où :

$$\overline{AG_2} = \frac{3}{8} R \vec{z}$$

et

$$\overline{OG_2} = \left(h + \frac{3}{8} R \right) \vec{z}$$

R4- $V_{(S_2)} = \int_{(S_2)} dV = \int_{(S_2)} r^2 \sin \varphi dr d\theta d\varphi = \int_0^R r^2 dr \int_0^{\pi/2} \sin \varphi d\varphi \int_0^{2\pi} d\theta = \frac{2}{3} \pi R^3$

R5- $(M + m) \overline{AG} = M \overline{AG_1} + m \overline{AG_2}$

Si G est en A , alors :

$$M \overline{AG_1} + m \overline{AG_2} = \vec{0} \Rightarrow -M \cdot \frac{h}{4} + m \cdot \frac{3}{8} R = 0 \Rightarrow \frac{M}{m} = \frac{3R}{2h} \quad (1)$$

par ailleurs, on a :

$$\begin{cases} M = \rho \frac{\pi R^2 h}{3} \\ m = \rho \frac{2\pi R^3}{3} \end{cases} \Rightarrow \frac{M}{m} = \frac{h}{2R} \quad (2)$$

(1) et (2) $\Rightarrow h = R\sqrt{3}$, ce qui donne :

$$\boxed{\frac{M}{m} = \frac{\sqrt{3}}{2}}$$

PARTIE B - MATRICE D'INERTIE DE (S) EN A

R6 Matrice d'inertie du cône en A :

Le cône a deux plans de symétrie matérielle qui sont (xAz) et (yAz) , par conséquent les produits d'inertie sont nuls. Les axes Ax et Ay jouent le même rôle, donc $I_{Ax} = I_{Ay}$ et la matrice d'inertie de (S_1) en A est de la forme :

$$M_A^{(S_1)} = \begin{pmatrix} A & 0 & 0 \\ 0 & A & 0 \\ 0 & 0 & C \end{pmatrix}_{(\bar{x}, \bar{y}, \bar{z})} \quad \text{avec } A = \frac{C}{2} + \int_{(S_1)} z^2 dm$$

Calcul de C

$$C = I_{Az} = \int_{(S_1)} (x^2 + y^2) dm = \rho \int_{(S_1)} (x^2 + y^2) dV$$

en coordonnées cylindriques :

$$\begin{cases} x = r \cos \theta \\ y = r \sin \theta \\ dV = 2\pi r dr dz \end{cases}$$

$$C = \rho \int_{(S_1)} r^2 2\pi r dr dz = \rho 2\pi \int_0^R \int_{-h}^{R-z} r^3 dr dz = \rho \frac{2\pi}{4} \int_{-h}^0 \left(\frac{R}{h}z + R\right)^4 dz = \frac{3}{10} MR^2$$

Calcul de $\int_{(S_1)} z^2 dm$

$$\int_{(S_1)} z^2 dm = \rho \int_{(S_1)} z^2 dV = \rho \int_{(S_1)} z^2 2\pi r dr dz = \rho 2\pi \int_0^R \int_{-h}^{R-z} r dr \int_{-h}^0 z^2 dz = \frac{Mh^2}{10}$$

Calcul de A

$$A = \frac{C}{2} + \int_{(S_1)} z^2 dm = \frac{3}{20} MR^2 + \frac{Mh^2}{10}$$

d'où :

$$M_A^{(S_1)} = \begin{pmatrix} \frac{M}{20}(3R^2 + 2h^2) & 0 & 0 \\ 0 & \frac{M}{20}(3R^2 + 2h^2) & 0 \\ 0 & 0 & \frac{3}{10}MR^2 \end{pmatrix}_{(\bar{x}, \bar{y}, \bar{z})}$$

R7- Matrice d'inertie de la demi-boule en A

La demi-boule a deux plans de symétrie matérielle (xAz) et (yAz), par conséquent les produits d'inertie sont nuls. La demi-boule (comme la boule) bénéficie également de la symétrie sphérique : $I_{Ax} = I_{Ay} = I_{Az}$

$$\text{donc : } 3I_{Ax} = I_{Ax} + I_{Ay} + I_{Az} = 2 \int_{(S_2)} (x^2 + y^2 + z^2) dm = 2I_A$$

$$\Rightarrow I_{Ax} = I_{Ay} = I_{Az} = \frac{2}{3} I_A$$

en utilisant les coordonnées sphériques, il vient :

$$I_A = \rho \int_{(S_2)} r^2 dV = \rho \int_{(S_2)} r^2 \cdot r^2 \sin \varphi dr d\theta d\varphi = \rho \int_0^R r^4 dr \int_0^{2\pi} d\theta \int_0^{\frac{\pi}{2}} \sin \varphi d\varphi = \frac{3}{5} mR^2$$

$$\Rightarrow I_{Ax} = I_{Ay} = I_{Az} = \frac{2}{3} I_A = \frac{2}{5} mR^2$$

d'où :

$$M_A^{(S_1)} = \begin{pmatrix} \frac{2}{5} mR^2 & 0 & 0 \\ 0 & \frac{2}{5} mR^2 & 0 \\ 0 & 0 & \frac{2}{5} mR^2 \end{pmatrix}_{(\bar{x}, \bar{y}, \bar{z})}$$

R8- Matrice d'inertie de (S) en A :

$$M_A^{(S)} = M_A^{(S_1)} + M_A^{(S_2)}$$

d'où :

$$M_A^{(S)} = \begin{pmatrix} \frac{M}{20}(3R^2 + 2h^2) + \frac{2}{3} mR^2 & & \\ & \frac{M}{20}(3R^2 + 2h^2) + \frac{2}{3} mR^2 & \\ & & \frac{3}{10} MR^2 + \frac{2}{5} mR^2 \end{pmatrix}_{(\bar{x}, \bar{y}, \bar{z})}$$

PARTIE C - MATRICE D'INERTIE DE (S) EN O**R9- Matrice d'inertie du cône en O**

Pour déterminer la matrice d'inertie de (S_1) en O , on va utiliser le théorème de Huygens deux fois : d'abord entre les points A et G_1 puis entre les points G_1 et O .

– Théorème de Huygens entre A et G_1 :

$$M_{G_1}^{(S_1)} = M_A^{(S_1)} - [Md_1^2] \quad \text{avec} \quad d_1 = \frac{h}{4}$$

$$\Rightarrow M_{G_1}^{(S_1)} = \begin{pmatrix} \frac{3}{20}MR^2 + \frac{3}{80}Mh^2 & 0 & 0 \\ 0 & \frac{3}{20}MR^2 + \frac{3}{80}Mh^2 & 0 \\ 0 & 0 & \frac{3}{10}MR^2 \end{pmatrix}_{(\bar{x}, \bar{y}, \bar{z})}$$

soit :

$$M_{G_1}^{(S_1)} = \begin{pmatrix} \frac{3}{80}M(4R^2 + h^2) & 0 & 0 \\ 0 & \frac{3}{80}M(4R^2 + h^2) & 0 \\ 0 & 0 & \frac{3}{10}MR^2 \end{pmatrix}_{(\bar{x}, \bar{y}, \bar{z})}$$

– Théorème de Huygens entre O et G_1 :

$$M_O^{(S_1)} = M_{G_1}^{(S_1)} + [Md_1'^2] \quad \text{avec} \quad d_1' = \frac{3}{4}h$$

\Rightarrow

$$M_O^{(S_1)} = \begin{pmatrix} \frac{3}{20}MR^2 + \frac{3}{5}h^2 & 0 & 0 \\ 0 & \frac{3}{20}MR^2 + \frac{3}{5}h^2 & 0 \\ 0 & 0 & \frac{3}{10}MR^2 \end{pmatrix}_{(\bar{x}, \bar{y}, \bar{z})}$$

R10 Matrice d'inertie de la demi-boule en O :

Pour déterminer la matrice d'inertie de (S_2) en O , on va utiliser le théorème de Huygens deux fois : d'abord entre les points A et G_2 puis entre les points G_2 et O .

– Théorème de Huygens entre A et G_2 :

$$M_{G_2}^{(S_2)} = M_A^{(S_2)} - [md_2^2] \quad \text{avec} \quad d_2 = \frac{3}{8}R$$

\Rightarrow

$$M_{G_2}^{(S_2)} = \begin{pmatrix} \frac{83}{320}mR^2 & 0 & 0 \\ 0 & \frac{83}{320}mR^2 & 0 \\ 0 & 0 & \frac{2}{5}mR^2 \end{pmatrix}_{(\bar{x}, \bar{y}, \bar{z})}$$

– Théorème de Huygens entre O et G_2 :

$$M_O^{(S_2)} = M_{G_2}^{(S_2)} + [Md_2'^2]$$

$$\text{avec : } d_2' = h + \frac{3}{8}R$$

⇒

$$M_O^{(S_2)} = \begin{pmatrix} \frac{83}{320}mR^2 + m\left(\frac{3}{8}R + h\right)^2 & 0 & 0 \\ 0 & \frac{83}{320}mR^2 + m\left(\frac{3}{8}R + h\right)^2 & 0 \\ 0 & 0 & \frac{2}{5}mR^2 \end{pmatrix}_{(\bar{x}, \bar{y}, \bar{z})}$$

R11 Matrice d'inertie de (S) en O :

$$M_O^{(S)} = M_O^{(S_1)} + M_O^{(S_2)} = \begin{pmatrix} A_S & 0 & 0 \\ 0 & A_S & 0 \\ 0 & 0 & C_S \end{pmatrix}_{(\bar{x}, \bar{y}, \bar{z})}$$

avec :

$$\begin{cases} A_S = \frac{3}{20}MR^2 + \frac{3}{5}Mh^2 + \frac{83}{320}mR^2 + m\left(\frac{3}{8}R + h\right)^2 \\ C_S = \frac{3}{10}MR^2 + \frac{2}{5}mR^2 \end{cases}$$

ou encore :

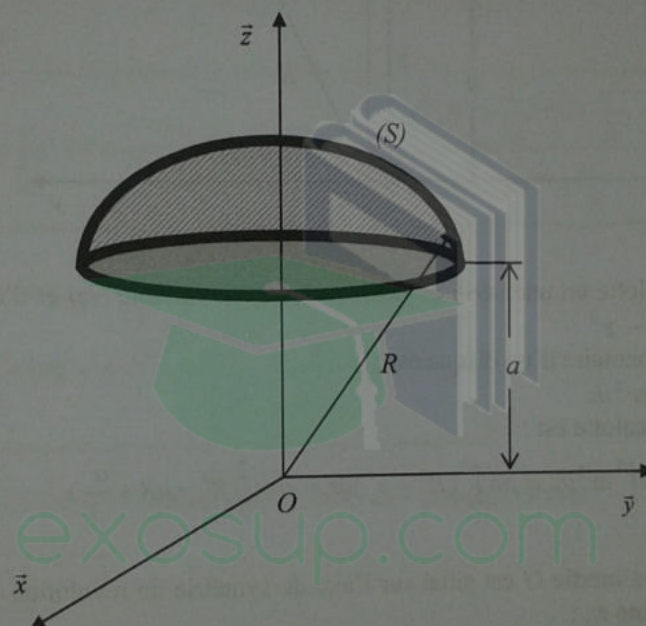
$$\begin{cases} A_S = \frac{3}{20}MR^2 + \frac{2}{5}mR^2 + \left(\frac{3}{5}M + m\right)h^2 + \frac{3}{4}mRh \\ C_S = \frac{3}{10}MR^2 + \frac{2}{5}mR^2 \end{cases}$$

Exercice n° 6 : calotte sphérique pleine**Notions abordées**

- ☞ Masse
- ☞ Centre d'inertie
- ☞ Matrice d'inertie

L'espace étant rapporté à un repère orthonormé direct $R(O, \bar{x}, \bar{y}, \bar{z})$, on considère un solide homogène (S) ayant la forme d'une calotte sphérique pleine, de rayon R et de masse volumique ρ .

La distance qui sépare la base de (S) au plan xOy est notée a ($0 < a < R$) (voir figure).



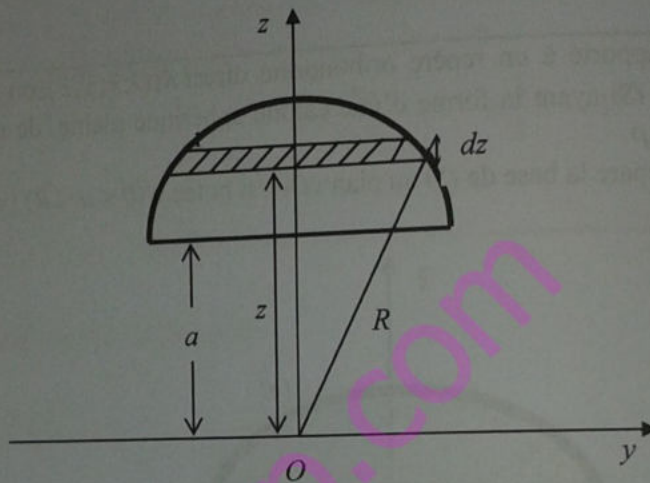
PARTIE A - PAR DECOMPOSITION DE LA CALOTTE EN DISQUES ELEMENTAIRES

- Q1-** Calculer la masse m de la calotte sphérique, en utilisant un calcul intégral.
- Q2-** Trouver la position du centre d'inertie G de (S) .
- Q3-** Déterminer la matrice d'inertie de la calotte en O dans le repère (R) lié à (S) .
- Q4-** En déduire, la masse, le centre d'inertie et la matrice d'inertie en O dans (R) d'une demi-sphère pleine de masse m et de rayon R .

PARTIE B - EN UTILISANT LES COORDONNEES SPHERIQUES

Reprendre les questions 1, 2, 3 de la partie A en utilisant les coordonnées sphériques.

Solution détaillée

PARTIE A - PAR DECOMPOSITION DE LA CALOTTE EN DISQUES
ELEMENTAIRES**R1-**

On divise la calotte en une série de disques de rayon variable $r(z)$ et d'épaisseur dz tel que : $r^2 = R^2 - z^2$

Le volume élémentaire d'un disque est :

$$dV = \pi r^2 dz$$

La masse de la calotte est :

$$m = \rho \int_{(S)} dV = \rho \int_a^R \pi r^2 dz = \rho \pi \int_a^R (R^2 - z^2) dz = \rho \pi \left(\frac{2}{3} R^3 - aR + \frac{a^3}{3} \right)$$

R2- Le centre d'inertie G est situé sur l'axe de symétrie de révolution Oz , il suffit de déterminer sa cote z_G :

$$z_G = \frac{1}{m} \int_{(S)} z dm = \frac{1}{V} \int_{(S)} z dV = \frac{\pi}{V} \int_a^R z r^2 dz = \frac{\pi}{V} \int_a^R z (R^2 - z^2) dz = \frac{\frac{R^4}{4} - \frac{a^2}{2} R^2 + \frac{a^4}{4}}{\frac{2}{3} R^3 - aR + \frac{a^3}{3}}$$

R3- La calotte présente la symétrie de révolution, sa matrice d'inertie en O est de la forme :

$$M_O^{(S)} = \begin{pmatrix} A & 0 & 0 \\ 0 & A & 0 \\ 0 & 0 & C \end{pmatrix}_{(\vec{x}, \vec{y}, \vec{z})} \quad \text{avec} \quad A = \frac{C}{2} + \int_{(S)} z^2 dm$$

Calcul de C

$$C = I_{Oz} = \int_{(S)} (x^2 + y^2) dm$$

Soit dI_{Oz} le moment d'inertie d'un disque élémentaire de masse dm , on a :

$$dI_{Oz} = \frac{r^2}{2} dm$$

Donc le moment d'inertie I_{Oz} de la calotte est :

$$C = I_{Oz} = \int_{(S)} dI_{Oz} = \int_{(S)} \frac{r^2}{2} dm = \frac{\rho\pi}{2} \int_a^R (R^2 - z^2) dz = m \frac{\frac{4}{15}R^5 - \frac{a}{2}R^4 + \frac{1}{3}a^3R^2 - \frac{1}{10}a^5}{\frac{2}{3}R^3 - aR^2 + \frac{a^3}{3}}$$

Calcul de $\int_{(S)} z^2 dm$

$$\int_{(S)} z^2 dm = \rho \int_{(S)} z^2 dV = \rho\pi \int_a^R z^2 (R^2 - z^2) dz = m \frac{\frac{2}{15}R^5 - \frac{a^3}{3}R^2 + \frac{a^5}{5}}{\frac{2}{3}R^3 - aR^2 + \frac{a^3}{3}}$$

Calcul de A

$$A = \frac{C}{2} + \int_{(S)} z^2 dm = m \frac{\frac{4}{15}R^5 - \frac{a}{4}R^4 - \frac{a^3}{6}R^2 + \frac{3}{20}a^5}{\frac{2}{3}R^3 - aR^2 + \frac{a^3}{3}}$$

R4 Dans le cas d'une demi-sphère pleine, on a : $a = 0$, ce qui donne :

$$\begin{cases} m = \rho \frac{2}{3} \pi R^3 \\ z_G = \frac{3}{8} R \\ A = C = \frac{2}{5} m R^2 \end{cases}$$

PARTIE B - EN UTILISANT LES COORDONNEES SPHERIQUES

R1 Il est plus simple d'utiliser les coordonnées sphériques (θ longitude et φ co-latitude) :

$$\begin{cases} x = r \cos \theta \sin \varphi \\ y = r \sin \theta \sin \varphi \\ z = r \cos \varphi \end{cases}$$

L'élément de volume est : $dV = r^2 \sin \varphi dr d\theta d\varphi$

La masse m de la calotte est :

$$m = \rho \int_{(S)} dV = \rho \int_{(S)} r^2 \sin \varphi dr d\theta d\varphi = \rho \int_{\frac{a}{\cos \varphi}}^R r^2 dr \int_0^{2\pi} d\theta \int_0^{\arccos \frac{a}{R}} \sin \varphi d\varphi = \rho \pi \left(\frac{2}{3} R^3 - aR^2 + \frac{1}{3} a^3 \right)$$

R2- Pour des raisons de symétrie, G est situé sur l'axe Oz : $x_G = y_G = 0$

$$z_G = \frac{1}{m} \int_{(S)} z dm = \frac{1}{V} \int_{(S)} z dV = \frac{1}{V} \int_{\frac{a}{\cos \varphi}}^R r^3 dr \int_0^{2\pi} d\theta \int_0^{\arccos \frac{a}{R}} \sin \varphi \cos \varphi d\varphi = \frac{\frac{R^4}{4} - \frac{a^2}{2} R^2 + \frac{a^4}{4}}{\frac{2}{3} R^3 - aR^2 + \frac{a^3}{3}}$$

R3- En raison de la symétrie de révolution, la matrice d'inertie de la calotte en O est de la forme :

$$M_O^{(S)} = \begin{pmatrix} A & 0 & 0 \\ 0 & A & 0 \\ 0 & 0 & C \end{pmatrix}_{(\bar{x}, \bar{y}, \bar{z})} \quad \text{avec} \quad A = \frac{C}{2} + \int_{(S)} z^2 dm$$

Calcul de C

$$C = I_{Oz} = \int_{(S)} (x^2 + y^2) dm = \rho \int_{\frac{a}{\cos \varphi}}^R r^4 dr \int_0^{2\pi} d\theta \int_0^{\arccos \frac{a}{R}} \sin^3 \varphi d\varphi = \rho 2\pi \left(-\frac{1}{4} aR^4 + \frac{1}{3} a^3 R^2 - \frac{1}{20} a^5 + \frac{2}{15} R^5 \right)$$

soit :

$$C = m \frac{\frac{4}{15} R^5 - \frac{a}{2} R^4 + \frac{a^3}{3} R^2 - \frac{1}{10} a^5}{\frac{2}{3} R^3 - aR^2 + \frac{a^3}{3}}$$

Calcul de $\int_{(S)} z^2 dm$

$$\int_{(S)} z^2 dm = \rho \int_{(S)} z^2 dV = \rho \int_{\frac{a}{\cos \varphi}}^R r^4 dr \int_0^{2\pi} d\theta \int_0^{\arccos \frac{a}{R}} \cos^2 \varphi \sin \varphi d\varphi = \rho 2\pi \left(-\frac{1}{6} a^3 R^2 + \frac{1}{15} R^5 + \frac{1}{10} a^5 \right)$$

soit :

$$\int_{(S)} z^2 dm = m \frac{\frac{2}{15} R^5 - \frac{a^3}{3} R^2 + \frac{a^5}{5}}{\frac{2}{3} R^3 - aR^2 + \frac{a^3}{3}}$$

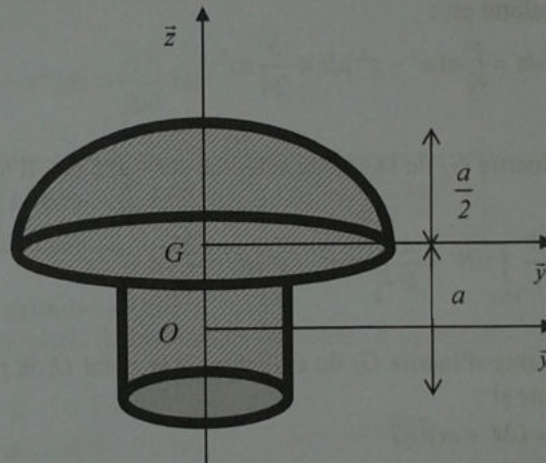
Calcul de A

$$A = \frac{C}{2} + \int_{(S)} z^2 dm = m \frac{\frac{4}{15} R^5 - \frac{a}{4} R^4 - \frac{a^3}{6} R^2 + \frac{3}{20} a^5}{\frac{2}{3} R^3 - aR^2 + \frac{a^3}{3}}$$

Exercice n° 7 : assemblage d'une calotte sphérique et d'un cylindre**Notions abordées**

- ☞ Centre d'inertie
- ☞ Matrice d'inertie
- ☞ Théorème de Koenig

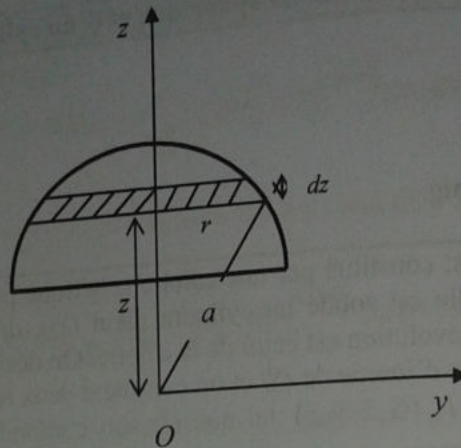
Un solide homogène (S) est constitué par une calotte sphérique pleine (S_1), de rayon a , de hauteur $a/2$ à laquelle est soudé un cylindre plein (S_2), droit de rayon R , de hauteur a et dont l'axe de révolution est celui de la calotte. On désigne par O le centre de la sphère, par G le centre d'inertie de (S) et on considère deux repères orthonormés directs $R(O, \bar{x}, \bar{y}, \bar{z})$ et $R_G(G, \bar{x}, \bar{y}, \bar{z})$ tel que Oz soit confondu avec (OG) (voir figure). Le cylindre a pour masse m et la calotte a pour masse M .



- Q1-** Calculer le volume V de la calotte sphérique.
Q2- Déterminer son centre d'inertie G_1 .
Q3- Déterminer le rapport $\frac{M}{m}$ pour que G soit le centre commun de la base de la calotte et celle du cylindre.
Q4- Déterminer la matrice d'inertie de (S) en O dans (R).
R5- En déduire la matrice d'inertie de (S) en G dans (R_G).

Solution détaillée

- R1-** On divise la calotte sphérique en une série de disques d'épaisseurs dz et de rayons variables r tel que : $r^2 = a^2 - z^2$
 Le volume élémentaire dV d'un disque est : $dV = \pi r^2 dz$



Le volume de la calotte est :

$$V = \int_{(S_1)} dV = \int_{\frac{a}{2}}^a \pi r^2 dz = \int_{\frac{a}{2}}^a \pi (a^2 - z^2) dz = \frac{5}{24} \pi a^3$$

R2- Le centre d'inertie G_1 de la calotte est situé sur l'axe Oz . Il suffit donc de calculer sa cote z_{G_1} :

$$z_{G_1} = \frac{1}{m} \int_{(S_1)} z dm = \frac{1}{V} \int_{(S_1)} z dV = \frac{\pi}{V} \int_{\frac{a}{2}}^a z (a^2 - z^2) dz = \frac{27}{40} a$$

R3- Comme le centre d'inertie G_2 du cylindre est le point O , le point G sera le centre d'inertie du système si :

$$M \overline{OG_1} + m \overline{OG_2} = (M + m) \overline{OG}$$

$$\text{soit : } M \left(\frac{27}{40} \right) \vec{z} = (M + m) \frac{a}{2} \vec{z}$$

ou encore :

$$\boxed{\frac{M}{m} = \frac{20}{7}}$$

R4- $M_O^{(S)} = M_O^{(S_1)} + M_O^{(S_2)}$

Matrice d'inertie de la calotte en O

La calotte sphérique admet la symétrie de révolution, sa matrice d'inertie en O est de la forme :

$$M_O^{(S_1)} = \begin{pmatrix} A_1 & 0 & 0 \\ 0 & A_1 & 0 \\ 0 & 0 & C_1 \end{pmatrix}_{(x,y,z)} \quad \text{avec } A_1 = \frac{C_1}{2} + \int_{(S_1)} z^2 dm$$

Calcul de C_1

$$C_1 = I_{Oz} = \int_{(S_1)} \frac{1}{2} r^2 dm$$

car $dl_{Oz} = \frac{r^2}{2} dm$ est le moment d'inertie d'un disque élémentaire de rayon r et d'épaisseur dz .

$$C_1 = \frac{\rho\pi}{2} \int_{(S_1)} r^4 dz = \frac{\rho\pi}{2} \int_{\frac{a}{2}}^a (a^2 - z^2) dz = \frac{53}{200} Ma^2$$

Calcul de $\int_{(S_1)} z^2 dm$

$$\int_{(S_1)} z^2 dm = \rho\pi \int_{\frac{a}{2}}^a z^2 (a^2 - z^2) dz = \frac{47}{100} Ma^2$$

$$\text{d'où : } \boxed{A_1 = \frac{C_1}{2} + \int_{(S_1)} z^2 dm = \frac{53}{400} Ma^2 + \frac{47}{100} Ma^2 = \frac{241}{400} Ma^2}$$

Matrice d'inertie du cylindre en O :

Le cylindre admet la symétrie de révolution, sa matrice d'inertie en O est de la forme :

$$M_O^{(S_2)} = \begin{pmatrix} A_2 & 0 & 0 \\ 0 & A_2 & 0 \\ 0 & 0 & C_2 \end{pmatrix}_{(\bar{x}, \bar{y}, \bar{z})}$$

avec :

$$\boxed{\begin{cases} A_2 = \frac{mR^2}{4} + \frac{ma^2}{12} \\ C_2 = \frac{mR^2}{2} \end{cases}}$$

Matrice d'inertie de (S) en O

$$M_O^{(S)} = \begin{pmatrix} A & 0 & 0 \\ 0 & A & 0 \\ 0 & 0 & C \end{pmatrix}_{(\bar{x}, \bar{y}, \bar{z})}$$

avec :

$$\begin{cases} A = A_1 + A_2 = \frac{241}{400}Ma^2 + \frac{mR^2}{4} + \frac{ma^2}{12} \\ C = C_1 + C_2 = \frac{53}{200}Ma^2 + \frac{mR^2}{2} \end{cases}$$

R5- Matrice d'inertie de (S) en G

D'après le théorème de Huygens généralisé, on a :

$$\begin{cases} A = A_G + (m + M)z_G^2 = A_G + (m + M)\left(\frac{a}{2}\right)^2 \\ C = C_G \end{cases}$$

soit :

$$\begin{cases} A_G = \frac{71}{400}Ma^2 + \frac{ma^2}{3} + \frac{mR^2}{4} \\ C_G = C = \frac{53}{200}Ma^2 + \frac{mR^2}{2} \end{cases}$$

Remarque concernant les calculsPour trouver l'expression de A_G sans difficulté, il faut ajouter et retrancher $\frac{ma^2}{4}$ pourfaire apparaître $\frac{ma^2}{3}$ et ensuite remplacer m par $\frac{7}{27}M$.

D'où :

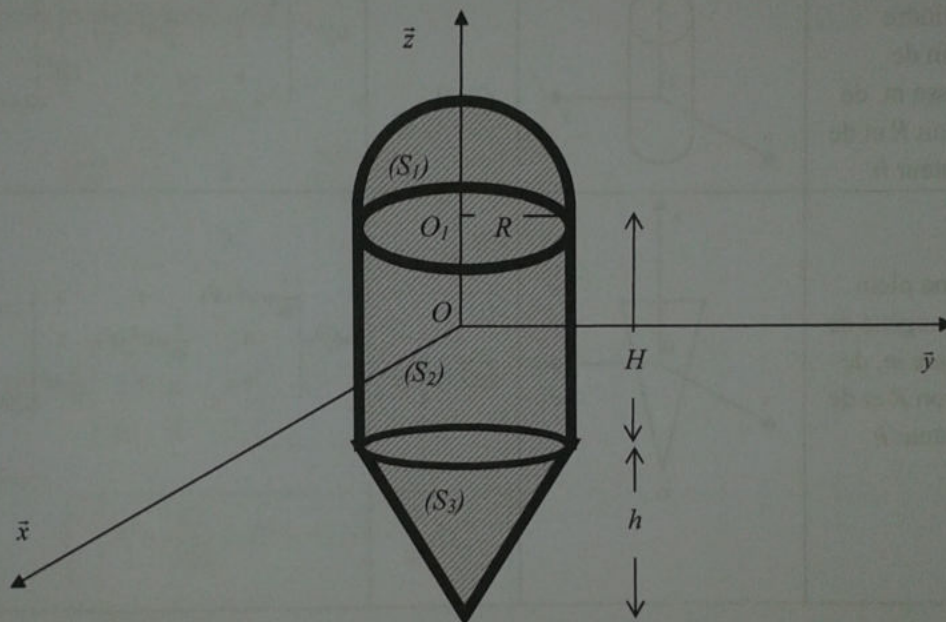
$$M_G^{(S)} = \begin{pmatrix} A_G & 0 & 0 \\ 0 & A_G & 0 \\ 0 & 0 & C \end{pmatrix}_{(\bar{x}, \bar{y}, \bar{z})}$$

Exercice n° 8 : assemblage d'un cône, d'un cylindre et d'une demi-boule**Notions abordées**

- ☞ **Matrice d'inertie**
- ☞ **Moment d'inertie par rapport à une droite**

L'espace étant rapporté à un repère orthonormé direct $R(O, \bar{x}, \bar{y}, \bar{z})$, on considère un système homogène (Σ) constitué par l'assemblage de trois solides (voir figure) :

- une demi-boule pleine homogène (S_1) de masse m_1 , de centre O_1 et de rayon R .
- un cylindre plein homogène (S_2) de masse m_2 , de rayon R et de hauteur H .
- un cône plein homogène (S_3) de masse m_3 , de rayon à la base R et de hauteur h .



- Q1-** Déterminer la hauteur h du cône pour que le centre d'inertie G du système soit au centre de masse O du cylindre.
- Q2-** Déterminer la matrice d'inertie de la demi-boule en O dans (R) .
- Q3-** Déterminer la matrice d'inertie du cylindre en O dans (R) .
- Q4-** Déterminer la matrice d'inertie du cône en O dans (R) .
- Q5-** En déduire la matrice d'inertie du système (Σ) en O dans (R) .
- Q6-** Calculer le moment d'inertie de (Σ) par rapport à une droite (Δ) passant par O et faisant un angle θ avec l'axe de symétrie du système. On suppose que (Δ) appartient au plan (yOz) .

Il est vivement conseillé d'utiliser le formulaire ci-après.

Formulaire Corps homogène	Figure	Centre d'inertie	Matrice d'inertie en G dans (R)
Demi-boule de masse m et de rayon R		$\overline{OG} = \frac{3}{8} R\vec{z}$	$M_G^{(S_1)} = \begin{pmatrix} \frac{2}{5}mR^2 & 0 & 0 \\ 0 & \frac{2}{5}mR^2 & 0 \\ 0 & 0 & \frac{2}{5}mR^2 \end{pmatrix}_{(\vec{x}, \vec{y}, \vec{z})}$
Cylindre plein de masse m , de rayon R et de hauteur h		$G \equiv O$	$M_G^{(S_2)} = \begin{pmatrix} \frac{m}{4}(R^2 + \frac{h^2}{3}) & 0 & 0 \\ 0 & \frac{m}{4}(R^2 + \frac{h^2}{3}) & 0 \\ 0 & 0 & \frac{mR^2}{2} \end{pmatrix}_{(\vec{x}, \vec{y}, \vec{z})}$
Cône plein homogène de masse m , de rayon R et de hauteur h		$\overline{OG} = \frac{3}{4} h\vec{z}$	$M_G^{(S_3)} = \begin{pmatrix} \frac{3}{80}m(4R^2 + h^2) & 0 & 0 \\ 0 & \frac{3}{80}m(4R^2 + h^2) & 0 \\ 0 & 0 & \frac{3}{10}mR^2 \end{pmatrix}_{(\vec{x}, \vec{y}, \vec{z})}$

Solution détaillée

$$\boxed{\text{R1}} \quad \overline{OG} = \frac{m_1 \overline{OG}_1 + m_2 \overline{OG}_2 + m_3 \overline{OG}_3}{m_1 + m_2 + m_3}$$

$$\text{avec : } \begin{cases} \overline{OG}_1 = (\frac{H}{2} + \frac{3}{8}R)\vec{z} \\ \overline{OG}_2 = \vec{0} \\ \overline{OG}_3 = (-\frac{H}{2} - \frac{h}{4})\vec{z} \end{cases} \quad \text{car } G \equiv 0 \equiv G_2$$

$$\Rightarrow \overline{OG} = \frac{m_1}{M} (\frac{H}{2} + \frac{3}{8}R)\vec{z} - \frac{m_3}{M} (\frac{H}{2} + \frac{h}{4})\vec{z} \quad \text{avec : } M = m_1 + m_2 + m_3$$

si O est en G , alors : $\overrightarrow{OG} = \vec{0}$

soit :
$$m_1 \left(\frac{H}{2} + \frac{3}{8} R \right) = m_3 \left(\frac{H}{2} + \frac{h}{4} \right)$$

Remarque : si $m_1 = m_3 \Rightarrow h = \frac{3}{2} R$

R2- Matrice d'inertie de (S_1) en $O = G$

par application du théorème de Huygens, on a :

$$M_O^{(S_1)} = M_{G_1}^{(S_1)} + [m_1 d_1^2] \quad \text{avec : } d_1 = \frac{3}{8} R + \frac{H}{2}$$

d'après le formulaire, on a :

$$M_{G_1}^{(S_1)} = \begin{pmatrix} \frac{83}{320} m_1 R^2 & 0 & 0 \\ 0 & \frac{83}{320} m_1 R^2 & 0 \\ 0 & 0 & \frac{2}{5} m_1 R^2 \end{pmatrix}_{(\bar{x}, \bar{y}, \bar{z})}$$

d'où :

$$M_O^{(S_1)} = \begin{pmatrix} A_1 & 0 & 0 \\ 0 & A_1 & 0 \\ 0 & 0 & C_1 \end{pmatrix}_{(\bar{x}, \bar{y}, \bar{z})}$$

avec :

$$\begin{cases} A_1 = \frac{83}{320} m_1 R^2 + m_1 \left(\frac{H}{2} + \frac{3}{8} R \right)^2 \\ C_1 = \frac{2}{5} m_1 R^2 \end{cases}$$

R3- Matrice d'inertie de (S_2) en $O = G$

d'après le formulaire, on a :

$$M_O^{(S_2)} = \begin{pmatrix} \frac{m_2}{4} \left(R^2 + \frac{H^2}{3} \right) & 0 & 0 \\ 0 & \frac{m_2}{4} \left(R^2 + \frac{H^2}{3} \right) & 0 \\ 0 & 0 & m_2 \frac{R^2}{2} \end{pmatrix}_{(\bar{x}, \bar{y}, \bar{z})}$$

R4 Matrice d'inertie de (S_3) en $O = G$

Par application du théorème de Huygens, on a : $M_O^{(S_3)} = M_{G_3}^{(S_3)} + [m_3 d_3^2]$ avec :

$$d_3 = \frac{H}{2} + \frac{h}{4}$$

d'après le formulaire, on a :

$$M_{G_3}^{(S_3)} = \begin{pmatrix} \frac{3}{80} m_3 (4R^2 + h^2) & 0 & 0 \\ 0 & \frac{3}{80} m_3 (4R^2 + h^2) & 0 \\ 0 & 0 & \frac{3}{10} m_3 R^2 \end{pmatrix}_{(\bar{x}, \bar{y}, \bar{z})}$$

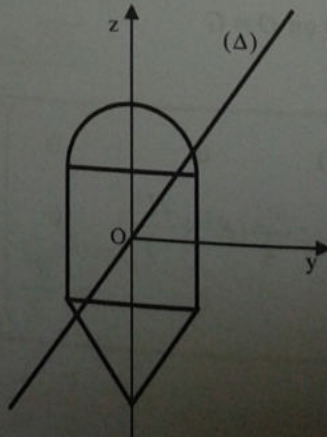
d'où :

$$M_O^{(S_3)} = \begin{pmatrix} A_3 & 0 & 0 \\ 0 & A_3 & 0 \\ 0 & 0 & C_3 \end{pmatrix}_{(\bar{x}, \bar{y}, \bar{z})} \quad \text{avec : } \begin{cases} A_3 = \frac{3}{80} m_3 (4R^2 + h^2) + m_3 \left(\frac{H}{2} + \frac{h}{4} \right)^2 \\ C_3 = \frac{3}{10} m_3 R^2 \end{cases}$$

$$\mathbf{R5} \quad M_O^{(\Sigma)} = M_O^{(S_1)} + M_O^{(S_2)} + M_O^{(S_3)} = \begin{pmatrix} A & 0 & 0 \\ 0 & A & 0 \\ 0 & 0 & C \end{pmatrix}_{(\bar{x}, \bar{y}, \bar{z})} \quad \text{avec : } \begin{cases} A = A_1 + A_2 + A_3 \\ C = C_1 + C_2 + C_3 \end{cases}$$

$$\mathbf{R6} \quad I_{\Delta}^{(S)} = \bar{u} M_O^{(\Sigma)} \bar{u} \quad \text{avec : } \bar{u} = (0, \sin \theta, \cos \theta)$$

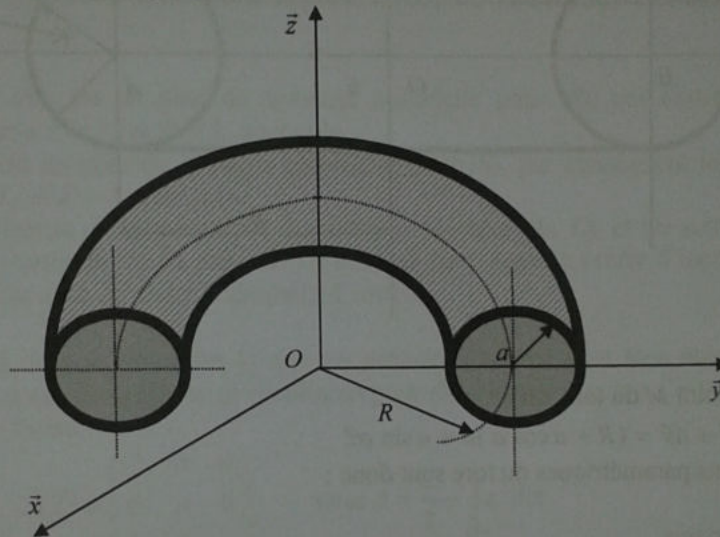
$$I_{\Delta}^{(S)} = (0, \sin \theta, \cos \theta) \begin{pmatrix} A & 0 & 0 \\ 0 & A & 0 \\ 0 & 0 & C \end{pmatrix} \begin{pmatrix} 0 \\ \sin \theta \\ \cos \theta \end{pmatrix} \quad \text{d'où : } \boxed{I_{\Delta}^{(S)} = A \sin^2 \theta + C \cos^2 \theta}$$



Exercice n° 9 : tore plein**Notions abordées**

- ☞ Equations paramétriques
- ☞ Centre d'inertie
- ☞ Repère central principal d'inertie
- ☞ Matrice d'inertie

L'espace étant rapporté à un repère orthonormé direct $R(O, \vec{x}, \vec{y}, \vec{z})$, on considère un tore homogène plein (S), d'axe Oz , de masse volumique ρ , de rayon moyen R et de section de rayon a (voir figure).



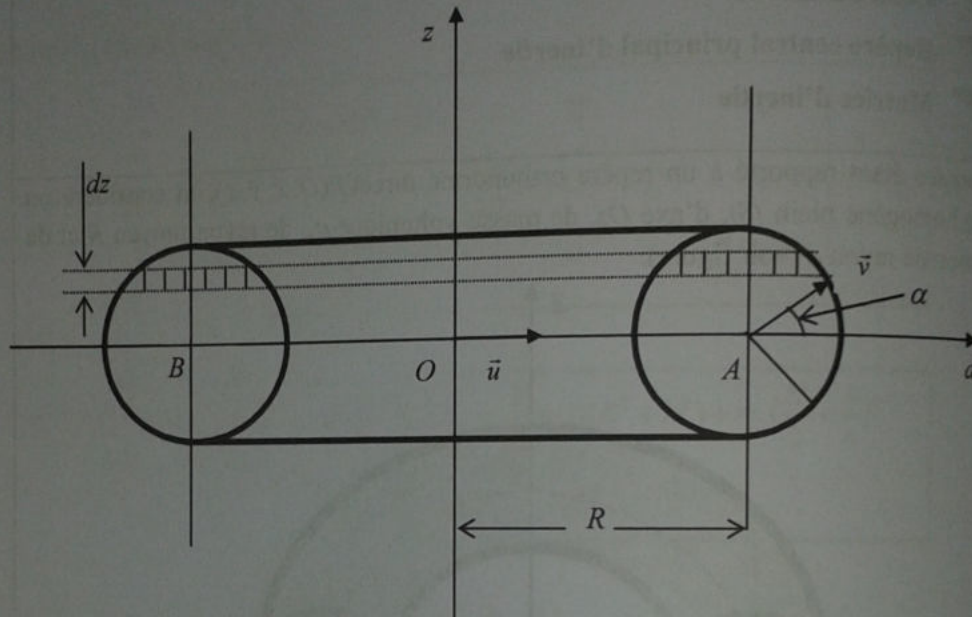
- Q1-** Déterminer les équations paramétriques du tore. En déduire son équation.
- Q2-** Calculer la masse du tore.
- Q3-** Montrer que le centre d'inertie G du tore est confondu avec l'origine O de (R) .
- Q4-** Montrer que le repère (R) est principal central d'inertie.
- Q5-** Déterminer la matrice d'inertie de (S) en O dans (R) .
- Q6-** En déduire la matrice d'inertie d'un cerceau de centre O et rayon R dans (R) .

Solution détaillée

R1- Il convient d'utiliser les coordonnées cylindriques (r, θ, z) :

$$\begin{cases} x = r \cos \theta \\ y = r \sin \theta \\ z = z \end{cases}$$

Un vecteur unitaire \vec{u} du plan (xOy) est tel que : $\theta = (\vec{x}, \vec{u})$
 Le plan vertical $(\pi) = (O, \vec{u}, \vec{z})$ coupe le tore en un cercle de centre A et de rayon r . Le vecteur unitaire \vec{v} , contenu dans (π) , fait un angle α avec l'horizontale.



pour tout point M du tore, on a :

$$\overline{OM} = R\vec{u} + a\vec{v} = (R + a \cos \alpha)\vec{u} + a \sin \alpha \vec{z}$$

les équations paramétriques du tore sont donc :

$$\begin{cases} r = R + a \cos \alpha \\ z = a \sin \alpha \end{cases}$$

et en éliminant le paramètre α , on a :

$$(r - R)^2 + z^2 = a^2$$

d'où l'équation du tore :

$$r = R \pm \sqrt{a^2 - z^2}$$

R2. La masse d'un élément de volume élémentaire dV est : $dm = \rho dV = \rho r dr d\theta dz$
 la masse du tore est :

$$m = \rho \int_{z=-a}^{z+a} \int_{\theta=0}^{\theta=2\pi} \int_{r=R-\sqrt{a^2-z^2}}^{r=R+\sqrt{a^2-z^2}} r dr d\theta dz = \rho \int_{z=-a}^{z+a} \int_{\theta=0}^{\theta=2\pi} 2R\sqrt{a^2-z^2} d\theta dz = \rho 4\pi R \int_{z=-a}^{z+a} \sqrt{a^2-z^2} dz$$

en utilisant le changement de variables :

$$z = r \sin \alpha \quad \Rightarrow \quad dz = r \cos \alpha d\alpha \quad \left(-\frac{\pi}{2} \leq \alpha \leq \frac{\pi}{2}\right)$$

Il vient :

$$m = \rho 4\pi R \int_{-\frac{\pi}{2}}^{\frac{\pi}{2}} a^2 \cos^2 \alpha d\alpha = \rho 2\pi^2 R a^2$$

R3- Le tore admet l'axe Oz comme axe de symétrie de révolution, son centre d'inertie G est situé sur cet axe. Par ailleurs le tore admet le plan xOy pour plan de symétrie matérielle, son centre d'inertie appartient donc à ce plan. Par conséquent, le centre d'inertie G de (S) est confondu avec le point O , point d'intersection de l'axe Oz et du plan xOy .

R4- Le plan xOz est un plan de symétrie matérielle pour (S) , par conséquent les produits d'inertie $F = I_{xy}$ et $D = I_{yz}$ sont nuls.

Le plan yOz est un plan de symétrie matérielle pour (S) , par conséquent les produits d'inertie $F = I_{xy}$ et $E = I_{xz}$ sont nuls.

La matrice d'inertie du tore est donc diagonale et les axes Ox , Oy et Oz sont des axes principaux d'inertie de (S) au point O . Le point O étant aussi le centre d'inertie de (S) , ces axes sont les axes centraux principaux d'inertie.

R5- On vient de voir (question 4) que les produits d'inertie sont tous nuls. Comme l'axe Oz est un axe de symétrie de révolution pour (S) , alors la matrice d'inertie du tore en O est de la forme :

$$M_O^{(S)} = \begin{pmatrix} A & 0 & 0 \\ 0 & A & 0 \\ 0 & 0 & C \end{pmatrix}_{(\bar{x}, \bar{y}, \bar{z})} \quad \text{avec } A = \frac{C}{2} + \int_{(S)} z^2 dm$$

Calcul de C

$$\begin{aligned} C = I_{Oz} &= \int_{(S)} (x^2 + y^2) dm = \rho \int_{(S)} r^2 dV = \rho \int_{z=-a}^{z+a} \int_{\theta=0}^{\theta=2\pi} \int_{r=R-\sqrt{a^2-z^2}}^{r=R+\sqrt{a^2-z^2}} r^3 dr d\theta dz \\ &= \rho 4\pi R \int_{z=-a}^{z+a} (R^2 + a^2 - z^2) \sqrt{a^2 - z^2} dz \end{aligned}$$

en posant :

$$z = r \sin \alpha \quad \Rightarrow \quad dz = r \cos \alpha d\alpha \quad \left(-\frac{\pi}{2} \leq \alpha \leq \frac{\pi}{2}\right)$$

il vient :

$$C = \rho 4\pi R \int_{\alpha=-\frac{\pi}{2}}^{\alpha=\frac{\pi}{2}} (R^2 + a^2 \cos^2 \alpha) a^2 \cos^2 \alpha d\alpha = \rho 4\pi R a^2 \left(\frac{\pi R^2}{2} + \frac{3\pi a^2}{8} \right)$$

soit :

$$C = m \frac{(4R^2 + 3a^2)}{4}$$

Calcul de $\int_{(S)} z^2 dm$

$$m = \rho \int_{z=-a}^{z=a} \int_{\theta=0}^{\theta=2\pi} \int_{r=R-\sqrt{a^2-z^2}}^{r=R+\sqrt{a^2-z^2}} r dr d\theta dz = \rho \int_{z=-a}^{z=a} \int_{\theta=0}^{\theta=2\pi} 2R\sqrt{a^2-z^2} d\theta dz$$

$$= \rho 4\pi R \int_{z=-a}^{z=a} \sqrt{a^2-z^2} dz$$

en posant :

$$z = r \sin \alpha \Rightarrow dz = r \cos \alpha d\alpha \quad \left(-\frac{\pi}{2} \leq \alpha \leq \frac{\pi}{2}\right) \text{ il vient :}$$

$$\int_{(S)} z^2 dm = \rho 4\pi R a^4 \int_{\alpha=-\frac{\pi}{2}}^{\alpha=\frac{\pi}{2}} \frac{1}{2} \cos^4 \alpha d\alpha = \frac{m a^2}{4}$$

Calcul de A

$$A = \frac{C}{2} + \int_{(S)} z^2 dm = m \frac{(4R^2 + 5a^2)}{8}$$

d'où :

$$M_O^{(S)} = \begin{pmatrix} m \frac{(4R^2 + 5a^2)}{8} & 0 & 0 \\ 0 & m \frac{(4R^2 + 5a^2)}{8} & 0 \\ 0 & 0 & m \frac{(4R^2 + 3a^2)}{4} \end{pmatrix}_{(\bar{x}, \bar{y}, \bar{z})}$$

R6- Pour retrouver la matrice d'inertie d'un cerceau, il suffit de prendre $a = 0$, le tore se transforme alors en cerceau de centre O et de rayon R , et la matrice d'inertie s'écrit :

$$M_O^{(S)} = \begin{pmatrix} m \frac{R^2}{2} & 0 & 0 \\ 0 & m \frac{R^2}{2} & 0 \\ 0 & 0 & mR^2 \end{pmatrix}_{(\bar{x}, \bar{y}, \bar{z})}$$