

# Géométrie des masses

---

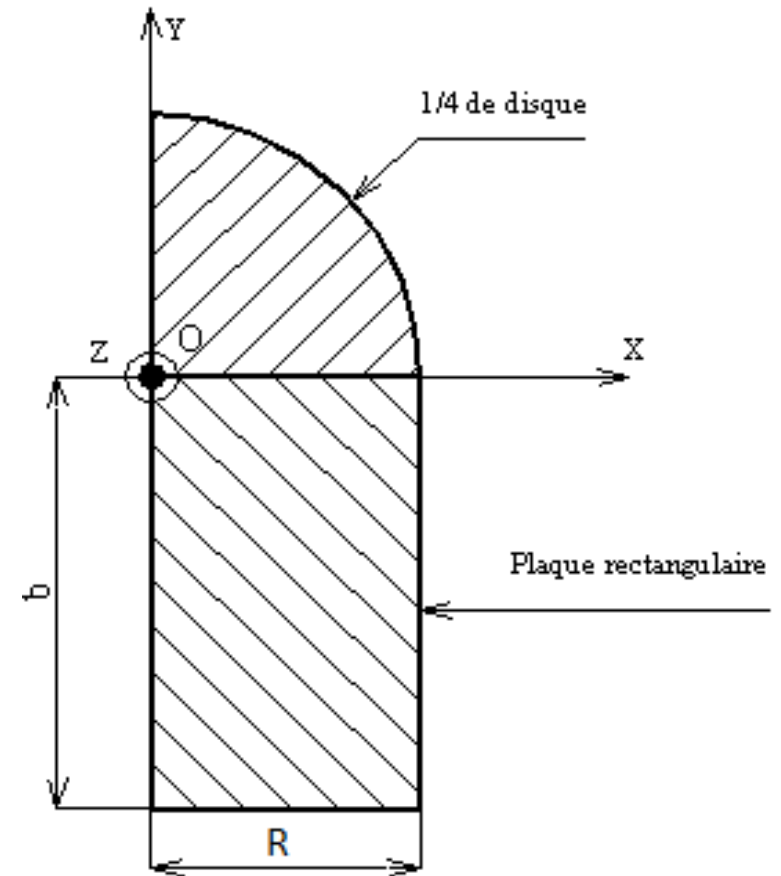
LEFI ABDELLAOUI: INGÉNIEUR DOCTEUR AGRÉGÉ EN GÉNIE MÉCANIQUE

**IPEIB 2020**

# Exercice 1:

---

Le solide donné par la figure suivante est formé d'1/4 de disque et d'une plaque rectangulaire. Il est supposé homogène et d'épaisseur négligeable. Le  $\frac{1}{4}$  de disque est de masse  $m$  et de rayon  $R$ . La plaque rectangulaire est de masse  $M$ , de largeur  $R$  et de longueur  $b$



# 1. Déterminer le centre d'inertie de l'1/4 de disque

$$1^o \overrightarrow{OG_D} = \frac{1}{S} \int \overrightarrow{OP} ds \text{ avec}$$

$$\overrightarrow{OP} = r\vec{e}_r = r \cos \theta \vec{x} + r \sin \theta \vec{y}$$

$$ds = r dr d\theta$$

$$S = \frac{\pi R^2}{4}$$

$$0 \leq r \leq R$$

$$0 \leq \theta \leq \frac{\pi}{2}$$

$$\overrightarrow{OG_D} = X_{G_D} \vec{x} + Y_{G_D} \vec{y}$$

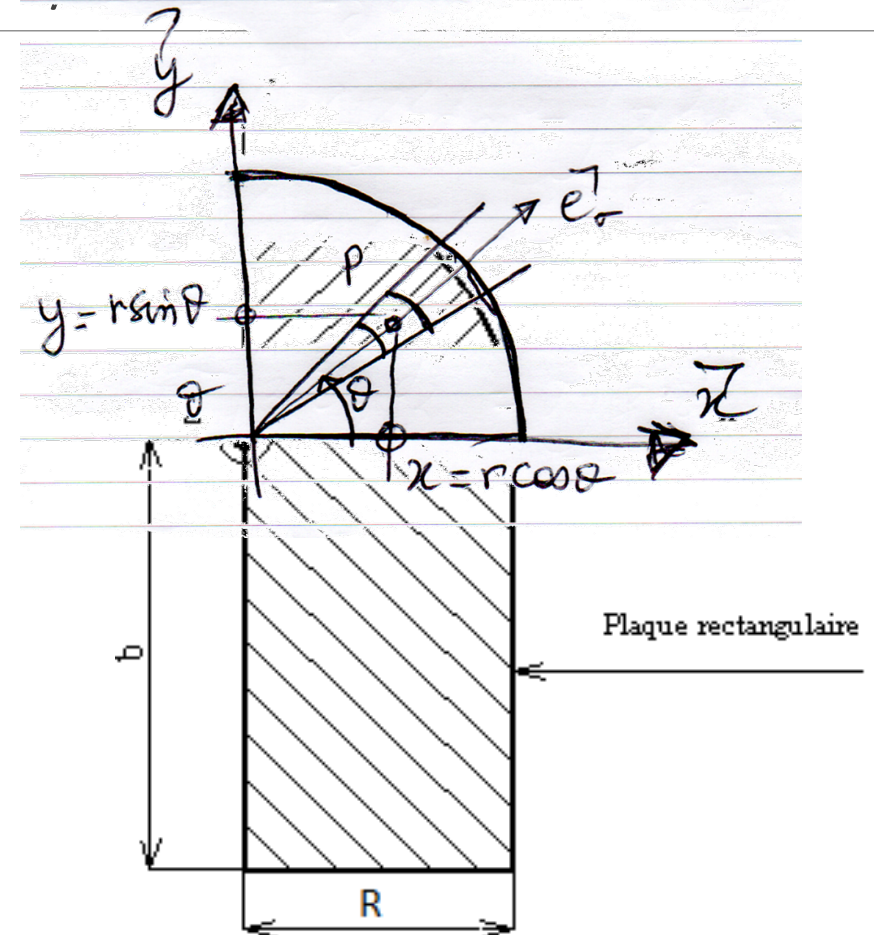
or  $\Delta: y=x$  est un axe de symétrie  $\Rightarrow G_D \in \Delta$

$$\Rightarrow X_{G_D} = Y_{G_D}$$

$$X_{G_D} = \frac{4}{\pi R^2} \int_0^R r^2 \cos \theta dr d\theta = \frac{4}{\pi R^2} \int_0^R r^2 dr \int_0^{\pi/2} \cos \theta d\theta$$

$$= \frac{4}{\pi R^2} \times \frac{R^3}{3} \times 1 = \frac{4R}{3\pi}$$

$$\boxed{\overrightarrow{OG_D} = \frac{4R}{3\pi} (\vec{x} + \vec{y})}$$



2. Déduire le centre d'inertie de l'ensemble formé par la plaque rectangulaire et l'1/4 de disque,

2°) soit  $G_{PR}$  : centre d'inertie de la plaque rectangulaire  
 $\vec{OG}_{PR} = \frac{a}{2} \vec{x} - \frac{b}{2} \vec{y}$   
 soit  $G$  : centre d'inertie de l'ensemble 1/4 disque + plaque rectangulaire.

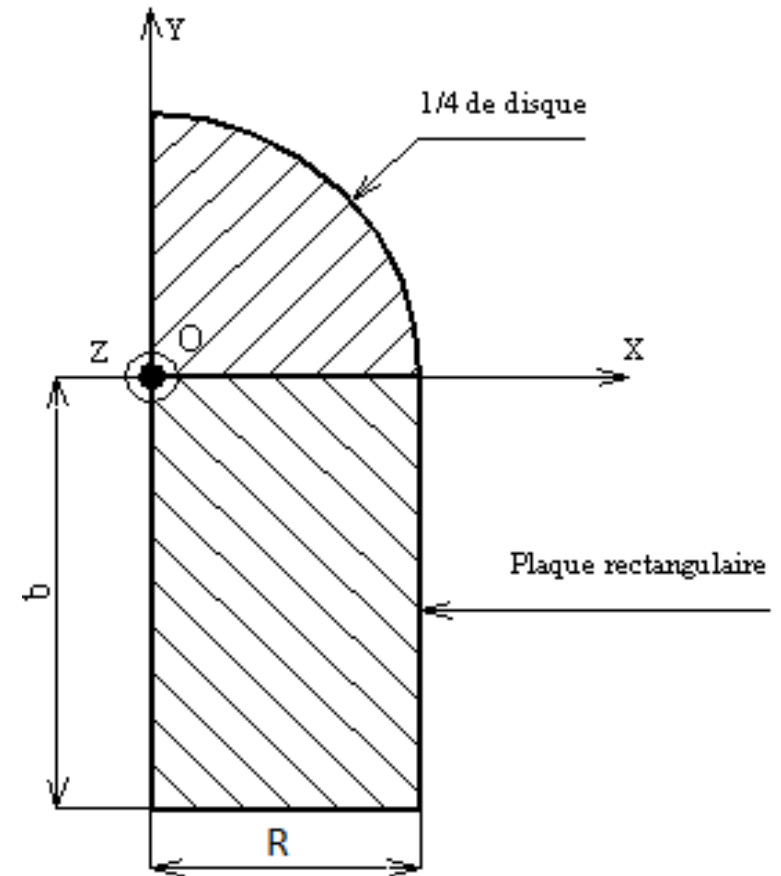
$$\vec{OG} = \frac{1}{S_1 + S_2} [S_1 \vec{OG}_D + S_2 \vec{OG}_{PR}] \text{ avec } \begin{cases} S_1 = \frac{\pi R^2}{4} \\ S_2 = ab \end{cases}$$

$$\vec{OG} = \frac{1}{\frac{\pi R^2}{4} + ab} \left[ \frac{\pi R^2}{4} \frac{4R}{3\pi} (\vec{x} + \vec{y}) + ab \left( \frac{a}{2} \vec{x} - \frac{b}{2} \vec{y} \right) \right]$$

$$= X_G \vec{x} + Y_G \vec{y} \text{ avec}$$

$$X_G = \frac{4R^3 + 6a^2b}{3(\pi R^2 + 4ab)}$$

$$Y_G = \frac{4R^3 - 6ab^2}{3(\pi R^2 + 4ab)}$$

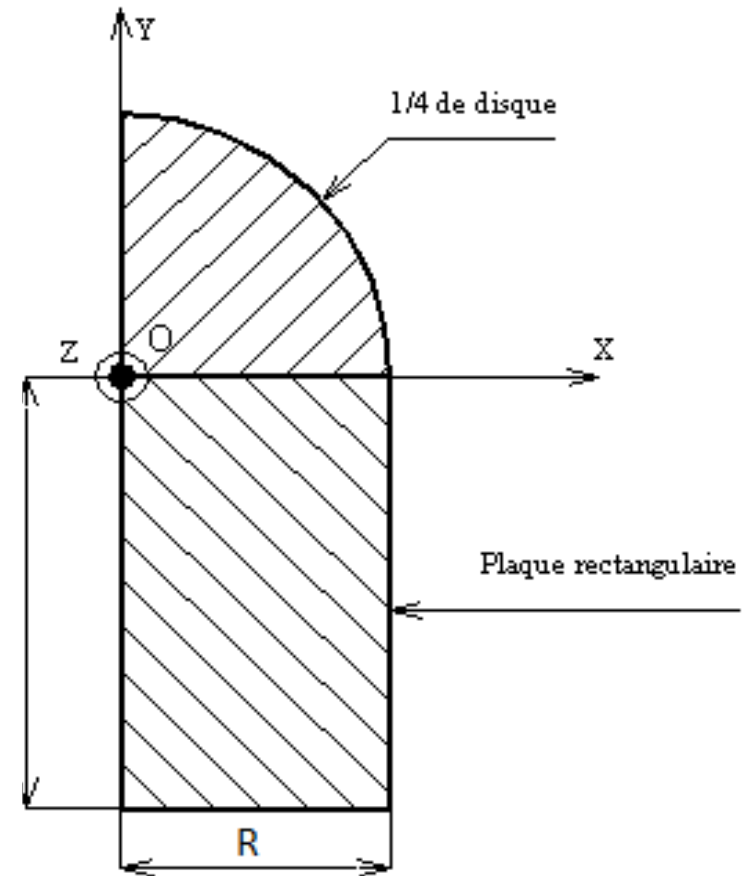


3. Déterminer la matrice d'inertie de l'1/4 de disque au point O dans la base  $(\vec{x}, \vec{y}, \vec{z})$ ,

ona:  $(0, \vec{x})$  et  $(0, \vec{y})$  jouent le même rôle  $\Rightarrow A=B$   
 + le plan  $(0, \vec{x}, \vec{y})$  est un plan de symétrie  
 $\Rightarrow D=E=0$

D'où la forme de la matrice d'inertie:

$$[I_O(\frac{1}{4}D)] = \begin{bmatrix} A & -F & 0 \\ -F & A & 0 \\ 0 & 0 & C \end{bmatrix} (\vec{x}, \vec{y}, \vec{z})$$



### 3. Déterminer la matrice d'inertie de l'1/4 de disque au point O dans la base $(\vec{x}, \vec{y}, \vec{z})$ ,

7

- $A = \int (y^2 + z^2) dm = \int y^2 dm \quad (z=0)$

- $B = \int (x^2 + z^2) dm = \int x^2 dm \quad (z=0)$

- $C = \int (x^2 + y^2) dm = A + B = 2A = 2B$

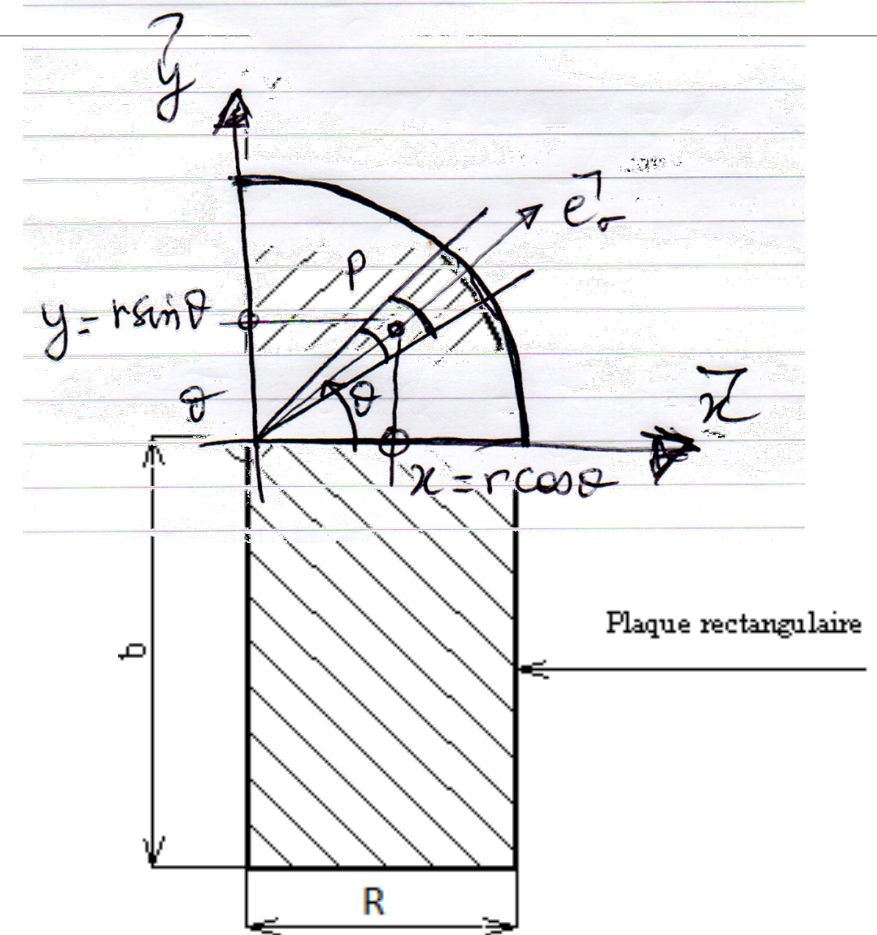
$$dm = \sigma ds = \sigma r dr d\theta \text{ avec } \begin{cases} 0 \leq r \leq R \\ 0 \leq \theta \leq \frac{\pi}{2} \end{cases}$$

$$\sigma = \frac{m}{S} = \frac{4m}{\pi R^2}$$

- $C = \int r^2 dm = \frac{4m}{\pi R^2} \int_0^R r^2 dr \int_0^{\pi/2} d\theta$

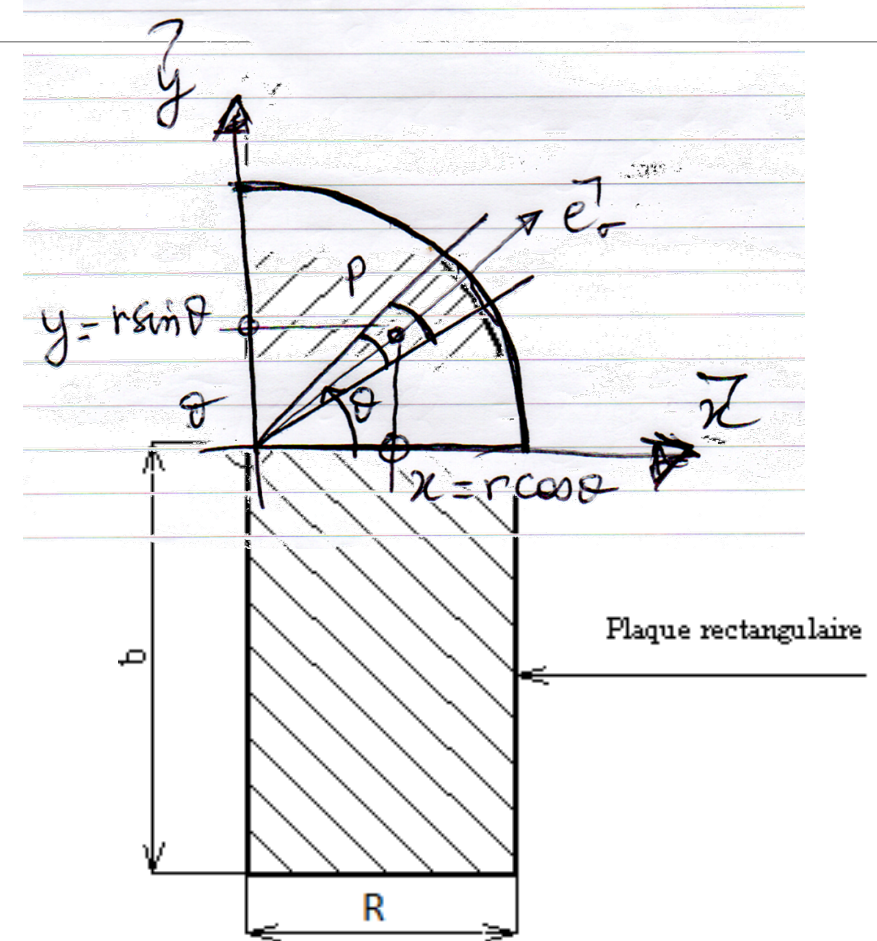
$$= \frac{4m}{\pi R^2} \frac{R^4}{4} \frac{\pi}{2} = \frac{mR^2}{2}$$

- $A = B = \frac{mR^2}{4}$



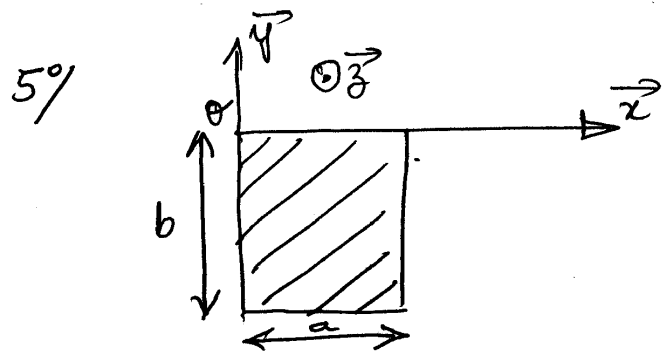
3. Déterminer la matrice d'inertie de l'1/4 de disque au point O dans la base  $(\vec{x}, \vec{y}, \vec{z})$ ,

$$\begin{aligned}
 \bullet F &= \int \rho y \, dm = \frac{4m}{\pi R^2} \int r^2 \sin \theta \cos \theta \, r \, dr \, d\theta \\
 &= \frac{4m}{\pi R^2} \int_0^R r^3 \, dr \int_0^{\pi/2} \sin \theta \cos \theta \, d\theta \\
 &= \frac{4m}{\pi R^2} \left[ \frac{R^4}{4} \right] \left[ \frac{1}{2} \sin^2 \theta \right]_0^{\pi/2} = \frac{4m}{\pi R^2} \frac{R^4}{4} \frac{1}{2} = \frac{mR^2}{2\pi} \\
 I'_m \quad [I_O(0)] &= \begin{bmatrix} \frac{mR^2}{4} & -\frac{mR^2}{2\pi} & 0 \\ -\frac{mR^2}{2\pi} & \frac{mR^2}{4} & 0 \\ 0 & 0 & \frac{mR^2}{2} \end{bmatrix} (\vec{x}, \vec{y}, \vec{z})
 \end{aligned}$$





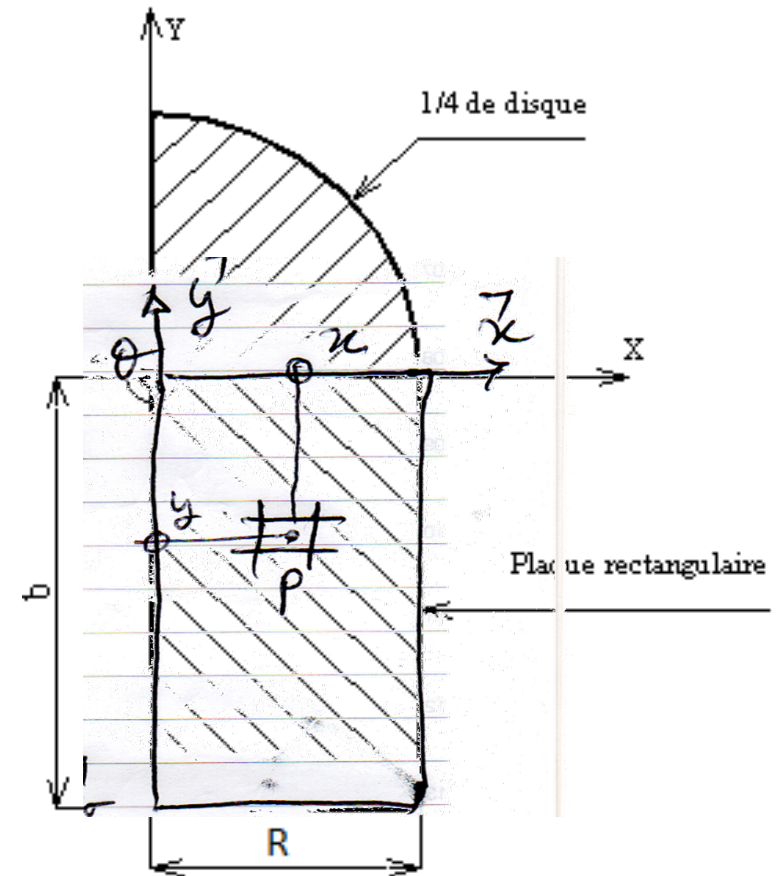
4. Déterminer La matrice d'inertie de la plaque rectangulaire au point O dans la base  $(\vec{x}, \vec{y}, \vec{z})$ ,



8

On a  $(O, \vec{x}, \vec{y})$  et un plan de symétrie  $\Rightarrow D=E=0$   
 d'où la forme de la matrice d'inertie de la plaque rectangulaire est la suivante :

$$[I_O(PR)] = \begin{bmatrix} A & -F & 0 \\ -F & B & 0 \\ 0 & 0 & C \end{bmatrix} (\vec{x}, \vec{y}, \vec{z})$$



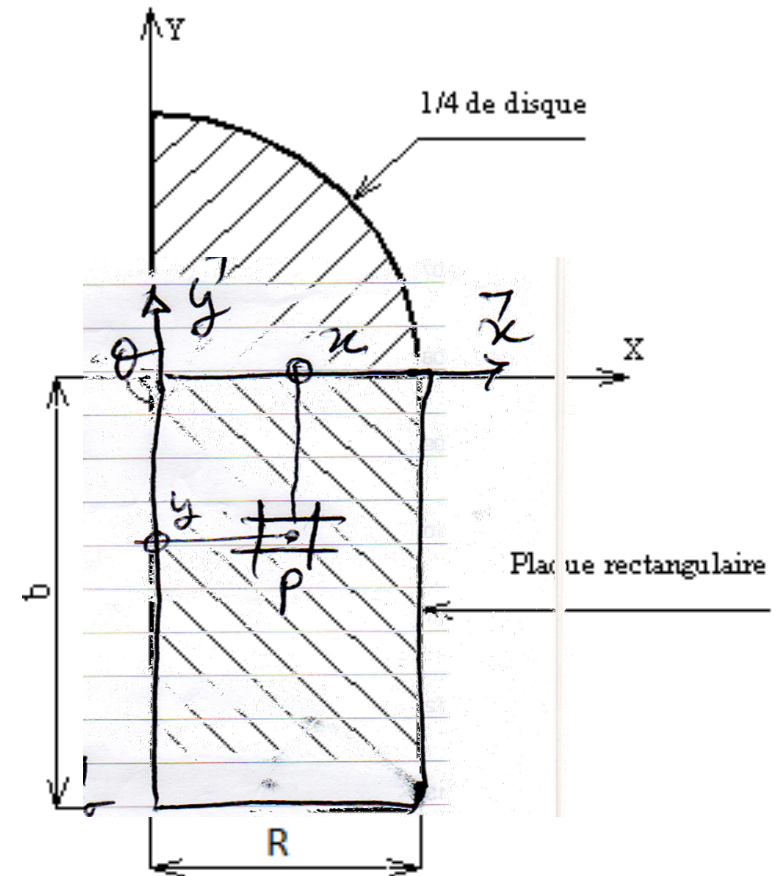


## 4. Déterminer La matrice d'inertie de la plaque rectangulaire au point O dans la base $(\vec{x}, \vec{y}, \vec{z})$ ,

$$\left. \begin{aligned}
 A &= \int y^2 dm \\
 B &= \int x^2 dm \\
 C &= \int (x^2 + y^2) dm \\
 F &= \int xy dm
 \end{aligned} \right\} \text{ avec } \begin{cases} dm = \frac{M}{ab} dx dy \\ 0 \leq x \leq a \\ -b \leq y \leq 0 \end{cases}$$
  

$$\left. \begin{aligned}
 A &= \frac{M}{ab} \int y^2 dx dy = \frac{Mb^2}{3} \\
 B &= \frac{Ma^2}{3} \\
 C &= A + B = \frac{M(a^2 + b^2)}{3} \\
 F &= \frac{M}{ab} \int xy dx dy = \frac{Mab}{4}
 \end{aligned} \right\} \Rightarrow [I_O(PR)] = \begin{bmatrix} \frac{Mb^2}{3} & -\frac{Mab}{4} & 0 \\ -\frac{Mab}{4} & \frac{Ma^2}{3} & 0 \\ 0 & 0 & \frac{M(a^2 + b^2)}{3} \end{bmatrix}$$

$(\vec{x}, \vec{y}, \vec{z})$

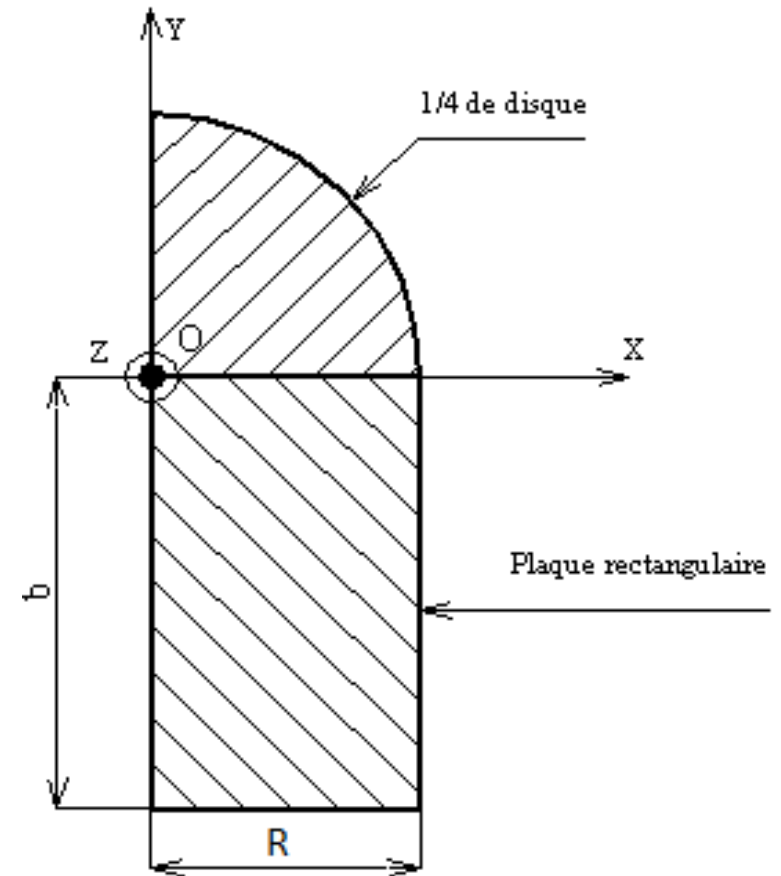


## 4. Déduire la matrice d'inertie de l'ensemble

6°

$$I_0(\bar{z}) = I_0(1/4D) + I_0(PR)$$

$$I_0(\Sigma) = \begin{bmatrix} \underbrace{\frac{mR^2}{4} + \frac{Mb^2}{3}}_{A_0} & \underbrace{-\left(\frac{mR^2}{2\pi} + \frac{Mab}{4}\right)}_{-F_0} & 0 \\ -\left(\frac{mR^2}{2\pi} + \frac{Mab}{4}\right) & \underbrace{\frac{mR^2}{4} + \frac{Ma^2}{3}}_{B_0} & 0 \\ 0 & 0 & \underbrace{\frac{mR^2}{2} + \frac{M(a^2+b^2)}{3}}_{C_0} \end{bmatrix} \begin{matrix} 0 \\ 0 \\ (\bar{x}, \bar{y}, \bar{z}) \end{matrix}$$

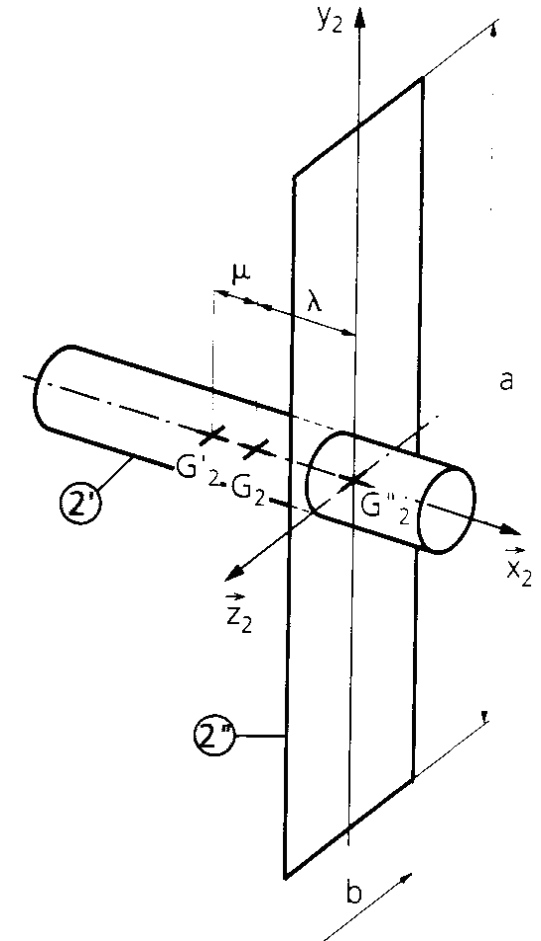


# Exercice 2:

Les solides 1 et 2 de l'éolienne (figure suivante) sont modélisés par :

- Solide 1 : homogène de masse  $m_1$  et de centre d'inertie en A. Il admet le plan  $(A, x_1, z_1)$  comme plan de symétrie matérielle. Sa matrice d'inertie en A est :

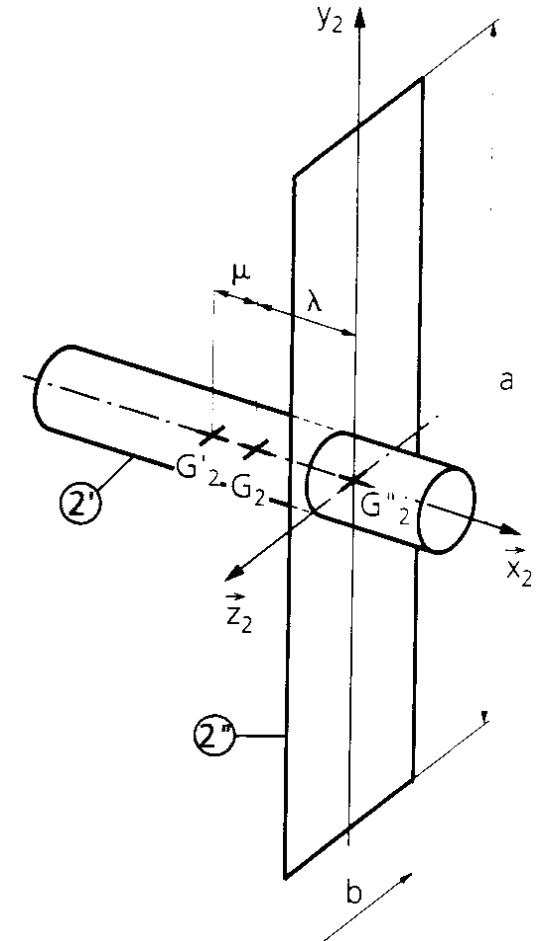
$$I_A(1) = \begin{bmatrix} A_1 & -F_1 & -E_1 \\ -F_1 & B_1 & -D_1 \\ -E_1 & -D_1 & C_1 \end{bmatrix}_{(x_1, y_1, z_1)}$$



# Exercice 2:

Solide 2 : homogène de masse  $m_2$  et centre d'inertie  $G_2$ . Il est composé de :

1. Un cylindre plein 2' d'axe  $(A, \vec{x}_2)$ , de masse  $m'_2$ , de centre d'inertie  $G'_2$  ( $\overrightarrow{G'_2 G_2} = \mu \vec{x}_2$ ), de hauteur  $H$  et de rayon  $R$  ;
2. Une plaque rectangulaire 2'' de masse  $m''_2$ , de centre d'inertie  $G''_2$  ( $\overrightarrow{G_2 G''_2} = \lambda \vec{x}_2$ ), de côté  $a$  suivant  $(G''_2, \vec{y}_2)$ , de côté  $b$  suivant  $(G''_2, \vec{z}_2)$  et d'épaisseur négligeable



# 1. Simplifier la matrice d'inertie $I_A(1)$ connaissant le plan de symétrie

- Solide 1 : homogène de masse  $m_1$  et de centre d'inertie en A. Il admet le plan  $(A, x_1, z_1)$  comme plan de symétrie matérielle. Sa matrice d'inertie en A est :

$$I_A(1) = \begin{bmatrix} A_1 & -F_1 & -E_1 \\ -F_1 & B_1 & -D_1 \\ -E_1 & -D_1 & C_1 \end{bmatrix}_{(x_1, y_1, z_1)}$$

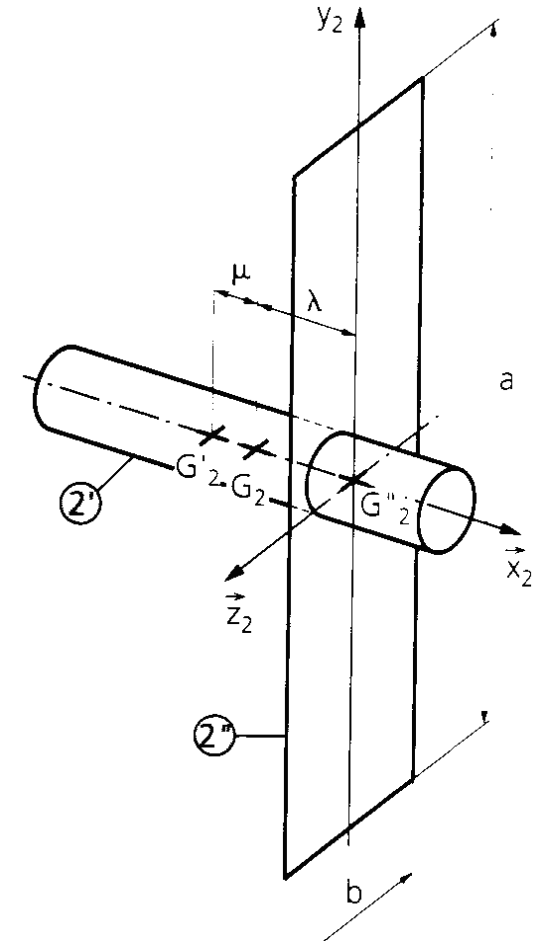
1°/ Le plan  $(A, \vec{x}_1, \vec{z}_1)$  est un plan de symétrie  $\Rightarrow (A, \vec{y}_1)$  est un axe principal d'inertie  $\Rightarrow B_1$  est un moment principal d'inertie  $\Rightarrow D_1 = E_1 = 0$

$$\Rightarrow [I_A(1)] = \begin{bmatrix} A_1 & 0 & -E_1 \\ 0 & B_1 & 0 \\ -E_1 & 0 & C_1 \end{bmatrix}_{R_1}$$

## 2. Déterminer la relation entre $\lambda$ et $\mu$

1. Un cylindre plein 2' d'axe  $(A, \vec{x}_2)$ , de masse  $m'_2$ , de centre d'inertie  $G'_2$  ( $\overrightarrow{G'_2 G_2} = \mu \vec{x}_2$ ), de hauteur  $H$  et de rayon  $R$  ;
2. Une plaque rectangulaire 2'' de masse  $m''_2$ , de centre d'inertie  $G''_2$  ( $\overrightarrow{G_2 G''_2} = \lambda \vec{x}_2$ ), de côté  $a$  suivant  $(G''_2, \vec{y}_2)$ , de côté  $b$  suivant  $(G''_2, \vec{z}_2)$  et d'épaisseur négligeable

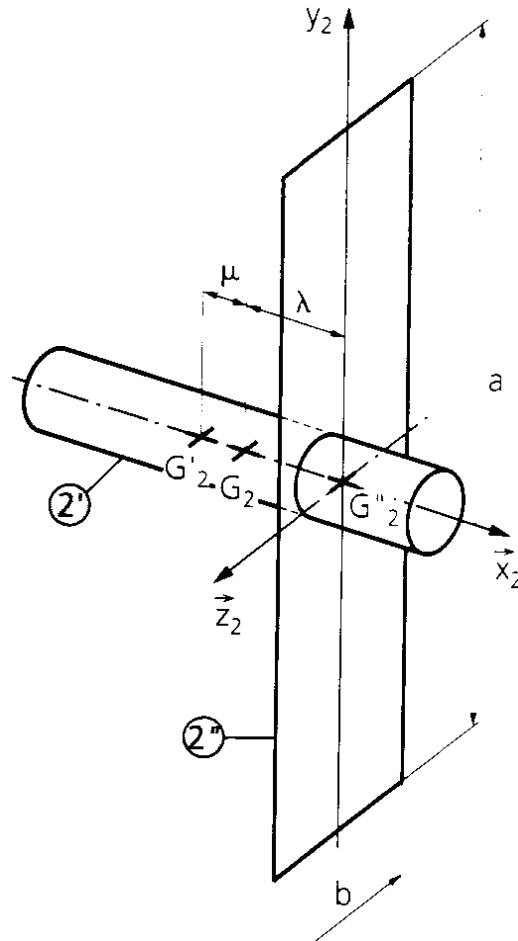
$$\begin{aligned} 2^o / \quad 2 &= 2' + 2'' \\ \overrightarrow{G_2 G_2} &= \vec{0} = \frac{1}{m'_2 + m''_2} (m'_2 \overrightarrow{G_2 G'_2} + m''_2 \overrightarrow{G_2 G''_2}) \\ \Rightarrow \quad m'_2 \mu &= m''_2 \lambda \end{aligned}$$





## 2. Déterminer La matrice d'inertie en $G'_2$ du solide $2'$ dans la base $(\vec{x}_2, \vec{y}_2, \vec{z}_2)$

Un cylindre plein  $2'$  d'axe  $(A, \vec{x}_2)$ , de masse  $m'_2$ , de centre d'inertie  $G'_2$  ( $\overrightarrow{G'_2 G_2} = \mu \vec{x}_2$ ), de hauteur  $H$  et de rayon  $R$  ;



Matrice d'inertie de  $2'$ :

- $(G'_2, \vec{x}_2)$  est un axe de symétrie  $\Rightarrow D'_2 = E'_2 = F'_2 = 0$
- $(G'_2, \vec{y}_2)$  et  $(G'_2, \vec{z}_2)$  jouent le même rôle  $\Rightarrow B'_2 = C'_2$

$$A'_2 = \int y^2 + z^2 dm$$

$$B'_2 = \int x^2 + z^2 dm$$

$$C'_2 = \int x^2 + y^2 dm = B'_2$$

$$dm = \frac{m'_2}{\pi R^2 H} r dr d\theta dx$$

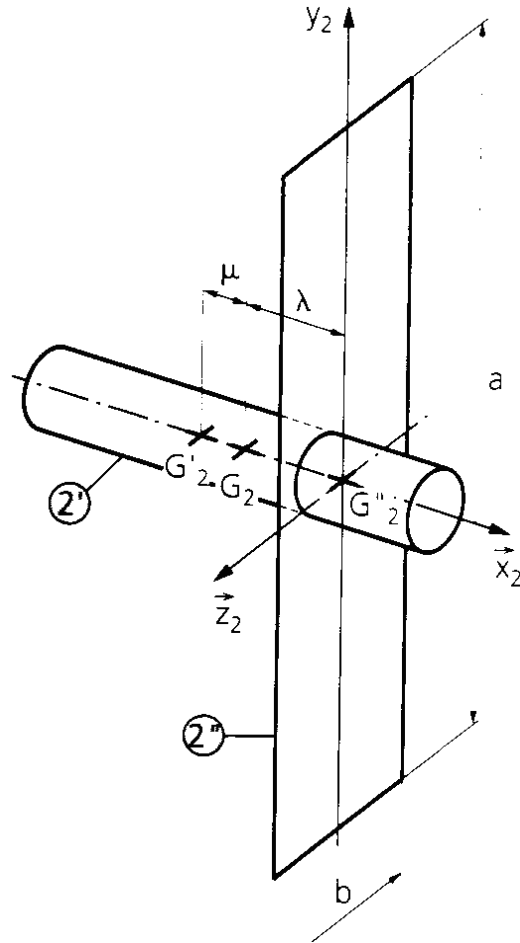
$$\begin{aligned} 0 &\leq r \leq R \\ 0 &\leq \theta \leq 2\pi \\ -\frac{H}{2} &\leq x \leq \frac{H}{2} \end{aligned}$$

N.B:  $y = r \sin \theta$  et  $z = r \cos \theta$



## 2. Déterminer La matrice d'inertie en $G'_2$ du solide $2'$ dans la base $(\vec{x}_2, \vec{y}_2, \vec{z}_2)$

Un cylindre plein  $2'$  d'axe  $(A, \vec{x}_2)$ , de masse  $m'_2$ , de centre d'inertie  $G'_2$  ( $\overrightarrow{G'_2 G_2} = \mu \vec{x}_2$ ), de hauteur  $H$  et de rayon  $R$  ;



NOTES

$$A'_2 = \int r^2 dm = \frac{m'_2}{\pi R^2 H} \int r^2 r dr d\theta dx$$

$$= \frac{m'_2}{\pi R^2 H} \int_0^R r^3 dr \int_0^{2\pi} d\theta \int_{-\frac{H}{2}}^{\frac{H}{2}} dx = \frac{m'_2 R^2}{2}$$

$$B'_2 + C'_2 = 2B'_2 = 2C'_2 = A'_2 + 2 \int x^2 dm$$

$$B'_2 = C'_2 = \frac{m'_2 R^2}{4} + \int x^2 dm$$

$$\int x^2 dm = \frac{m'_2}{\pi R^2 H} \int x^2 r dr d\theta dx$$

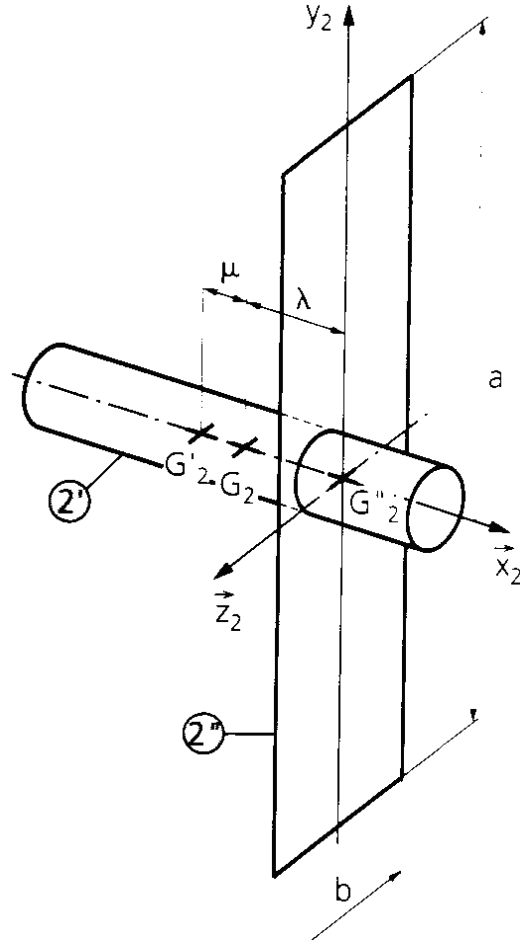
$$= \frac{m'_2}{\pi R^2 H} \int_{-\frac{H}{2}}^{\frac{H}{2}} x^2 dx \int_0^R r dr \int_0^{2\pi} d\theta$$

$$= \frac{m'_2}{\pi R^2 H} \frac{H^3}{12} \frac{R^2}{2} 2\pi$$

$$= \frac{m'_2 H^2}{12}$$

## 2. Déterminer La matrice d'inertie en $G'_2$ du solide $2'$ dans la base $(\vec{x}_2, \vec{y}_2, \vec{z}_2)$

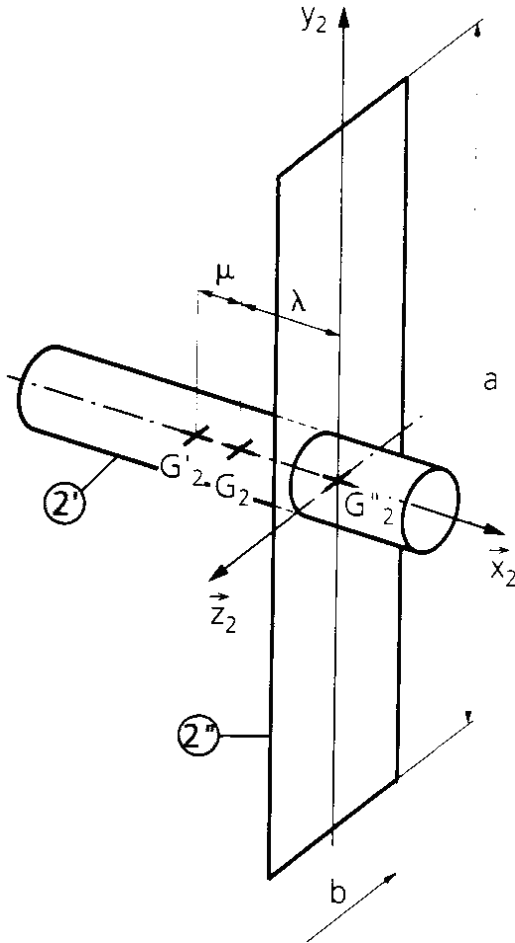
Un cylindre plein  $2'$  d'axe  $(A, \vec{x}_2)$ , de masse  $m'_2$ , de centre d'inertie  $G'_2$  ( $\overrightarrow{G'_2 G_2} = \mu \vec{x}_2$ ), de hauteur  $H$  et de rayon  $R$  ;



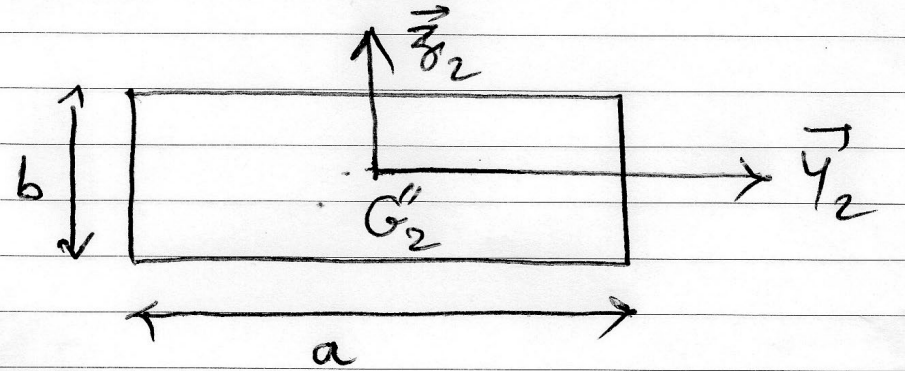
$$[I_{G'_2}(2')] = \begin{bmatrix} \frac{m'_2 R^2}{2} & 0 & 0 \\ 0 & \frac{m'_2 R^2}{4} + \frac{m'_2 H^2}{12} & 0 \\ 0 & 0 & \frac{m'_2 R^2}{4} + \frac{m'_2 H^2}{12} \end{bmatrix}_{R_2}$$

## 2. La matrice d'inertie en $G_2''$ du solide $2''$ dans la base $(\vec{x}_2, \vec{y}_2, \vec{z}_2)$

Une plaque rectangulaire  $2''$  de masse  $m_2''$ , de centre d'inertie  $G_2''$  ( $\overrightarrow{G_2 G_2''} = \lambda \vec{x}_2$ ), de côté  $a$  suivant  $(G_2'', \vec{y}_2)$ , de côté  $b$  suivant  $(G_2'', \vec{z}_2)$  et d'épaisseur négligeable



• Matrice d'inertie de  $2''$



•  $(G_2'', \vec{y}_2)$  est un axe de symétrie

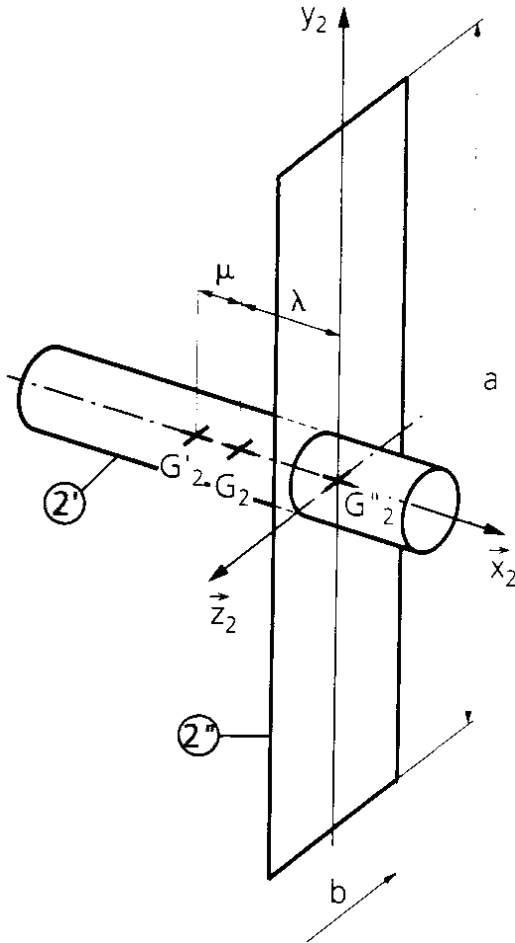
$$\Rightarrow D_2'' = E_2'' = F_2'' = 0$$

$$\left. \begin{aligned} A_2'' &= \int (y^2 + z^2) dm \\ B_2'' &= \int z^2 dm \\ C_2'' &= \int y^2 dm \end{aligned} \right\} \begin{aligned} dm &= \frac{m_2''}{ab} dy dz \\ -\frac{a}{2} &\leq y \leq \frac{a}{2} \\ -\frac{b}{2} &\leq z \leq \frac{b}{2} \end{aligned}$$



2. La matrice d'inertie en  $G_2''$  du solide  $2''$  dans la base  $(\vec{x}_2, \vec{y}_2, \vec{z}_2)$  ;

2. Une plaque rectangulaire  $2''$  de masse  $m_2''$ , de centre d'inertie  $G_2''$  ( $\overrightarrow{G_2 G_2''} = \lambda \vec{x}_2$ ), de côté  $a$  suivant  $(G_2'', \vec{y}_2)$ , de côté  $b$  suivant  $(G_2'', \vec{z}_2)$  et d'épaisseur négligeable



$$B_2'' = \int z^2 dm = \frac{m_2''}{ab} \int z^2 dy dz$$

$$= \frac{m_2''}{ab} \int_{-\frac{b}{2}}^{\frac{b}{2}} z^2 dz \int_{-\frac{a}{2}}^{\frac{a}{2}} dy = \frac{m_2'' b^2}{12}$$

$$C_2'' = \frac{m_2'' a^2}{12}$$

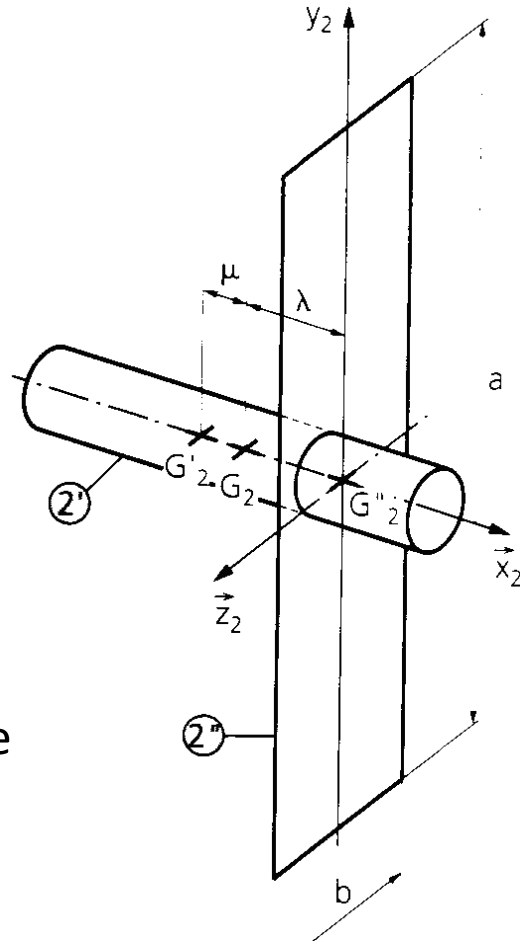
$$A_2'' = B_2'' + C_2'' = \frac{m_2'' (a^2 + b^2)}{12}$$

$$\Rightarrow [I_{G_2''}(2'')] = \begin{bmatrix} \frac{m_2'' (a^2 + b^2)}{12} & 0 & 0 \\ 0 & \frac{m_2'' b^2}{12} & 0 \\ 0 & 0 & \frac{m_2'' a^2}{12} \end{bmatrix}_{R_2}$$

## 2. La matrice d'inertie en $G_2$ du solide 2 dans la base $(\vec{x}_2, \vec{y}_2, \vec{z}_2)$ ;

Un cylindre plein 2' d'axe  $(A, \vec{x}_2)$ , de masse  $m_2'$ , de centre d'inertie  $G_2'$  ( $\vec{G}_2'G_2 = \mu \vec{x}_2$ ), de hauteur  $H$  et de rayon  $R$  ;

Une plaque rectangulaire 2'' de masse  $m_2''$ , de centre d'inertie  $G_2''$  ( $\vec{G}_2G_2'' = \lambda \vec{x}_2$ ), de côté  $a$  suivant  $(G_2'', \vec{y}_2)$ , de côté  $b$  suivant  $(G_2'', \vec{z}_2)$  et d'épaisseur négligeable



Matrice d'inertie de 2 :

$$[I_{G_2}(2)] = [I_{G_2}(2')] + [I_{G_2}(2'')] + \dots$$

$$\vec{G}_2G_2' = -\mu \vec{x}_2 \Rightarrow x_{G_2'} = -\mu$$

$$[I_{G_2}(2')] = \begin{bmatrix} \frac{m_2' R^2}{4} & 0 & 0 \\ 0 & \frac{m_2' R^2}{4} + \frac{m_2' H^2}{12} + m_2' \mu^2 & 0 \\ 0 & 0 & \frac{m_2' R^2}{4} + \frac{m_2' H^2}{12} + m_2' \mu^2 \end{bmatrix}$$

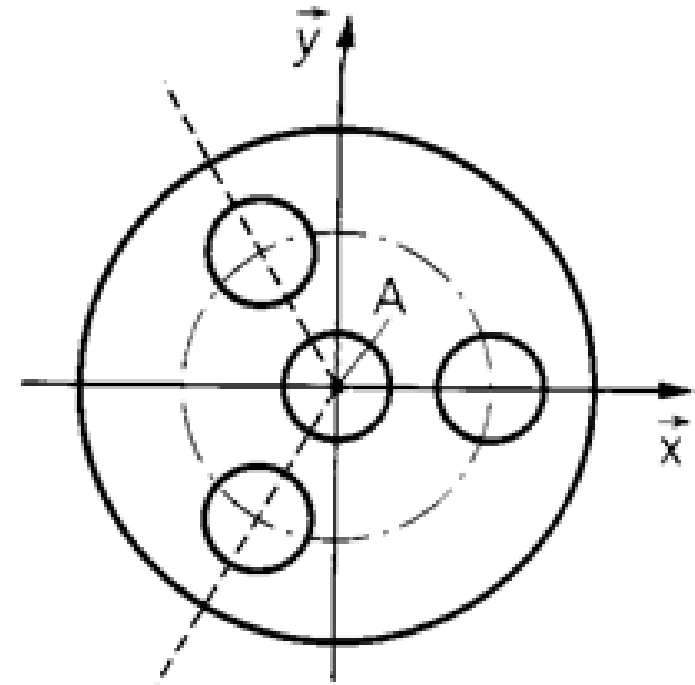
$$\vec{G}_2G_2'' = \lambda \vec{x}_2 \Rightarrow x_{G_2''} = \lambda$$

$$[I_{G_2}(2'')] = \begin{bmatrix} \frac{m_2''(a^2+b^2)}{12} & 0 & 0 \\ 0 & \frac{m_2'' b^2}{12} + m_2'' \lambda^2 & 0 \\ 0 & 0 & \frac{m_2'' a^2}{12} + m_2'' \lambda^2 \end{bmatrix}$$

## Exercice 3:

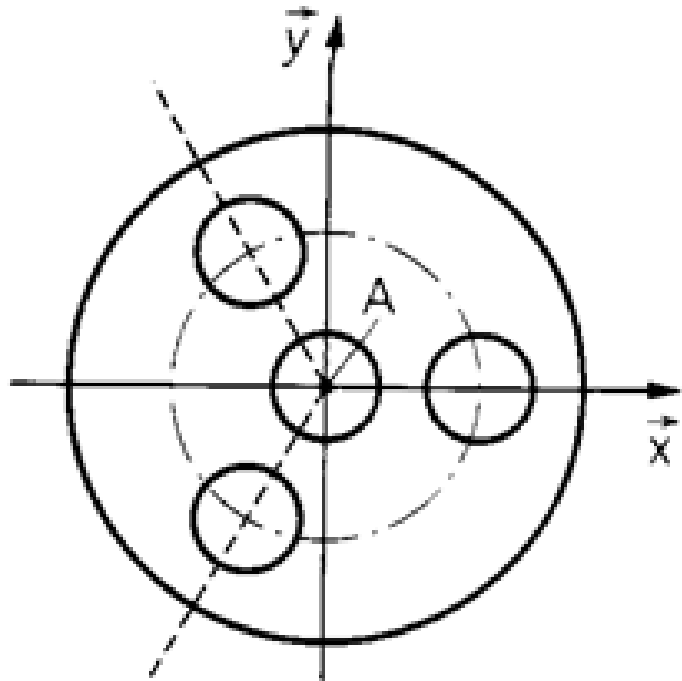
---

Une roulette (figure suivante) est assimilée à un disque homogène de rayon  $5r$  percé de quatre trous de rayon  $r$ , l'un centré en  $A$  et les trois autres également répartis sur un cercle de rayon  $3r$ . La masse de la roulette est  $m$ . Déterminer son moment d'inertie  $I_{AZ}$  par rapport à l'axe  $(A, \vec{z})$  en fonction de  $m$  et  $r$ . (Montrer que  $I_{AZ}(\text{roulette}) = 13.5mr^2$ )



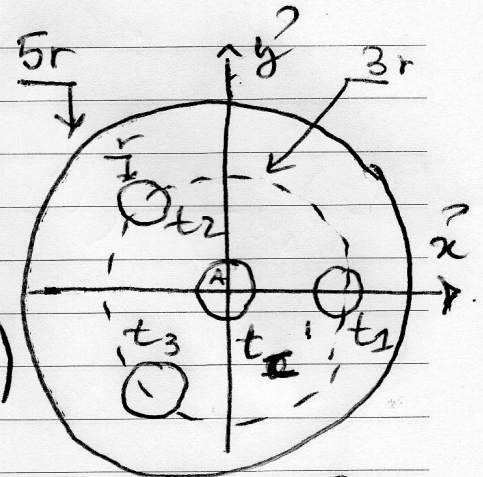


Montrer que  $I_{Az}(\text{roulette}) = 13.5mr^2$



EX3

$$I_{Az}(\text{roulette}) = I_{Az}(\text{Disque}) - I_{Az}(t_c) - 3I_{Az}(t_1)$$



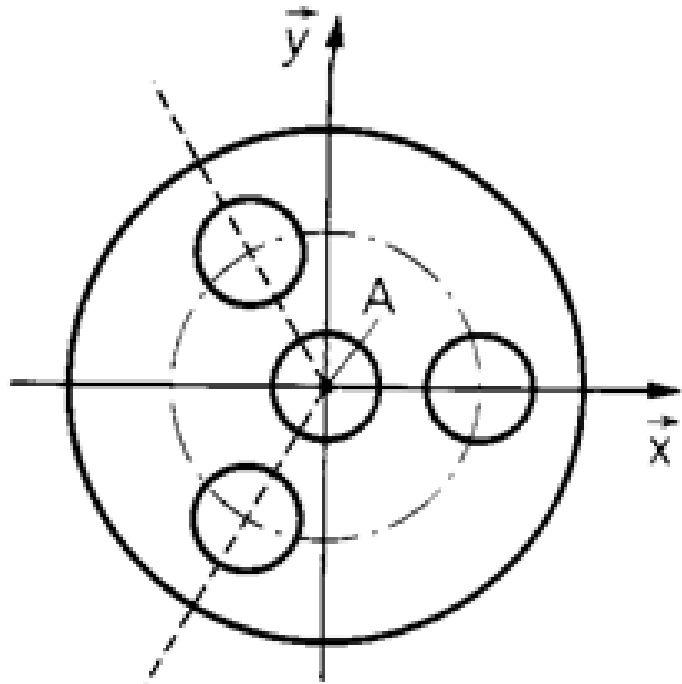
$$I_{Az}(\text{Disque}) = \frac{\sigma \pi (5r)^2 \times (5r)^2}{2} = \frac{625 \sigma \pi r^4}{2}$$

$$I_{Az}(t_c) = \frac{\sigma \pi r^2 \times r^2}{2} = \frac{\sigma \pi r^4}{2}$$

$$I_{Az}(t_1) = \frac{\sigma \pi r^4}{2} + \sigma \pi r^2 (3r)^2 = \frac{\sigma \pi r^4}{2} + 9 \sigma \pi r^4$$



Montrer que  $I_{Az}(\text{roulette}) = 13.5mr^2$



$$\sigma = \frac{m}{\pi(25r^2 - 4r^2)} = \frac{m}{21\pi r^2}$$

$$I_{Az}(\text{roulette}) = \sqrt{\pi} r^4 \left[ \frac{625}{2} - \frac{1}{9} - \frac{3}{2} - 27 \right]$$

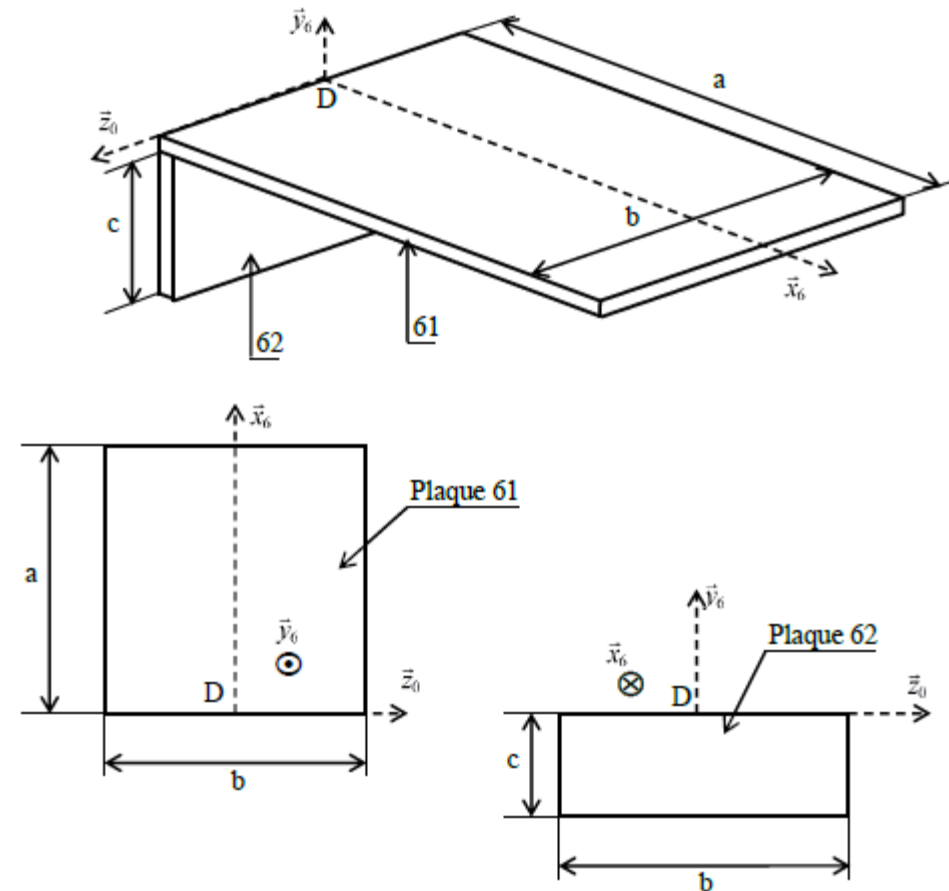
$$= \frac{567 \sqrt{\pi} r^4}{2}$$

$$= \frac{567 \pi r^4}{2} \frac{m}{21\pi r^2}$$

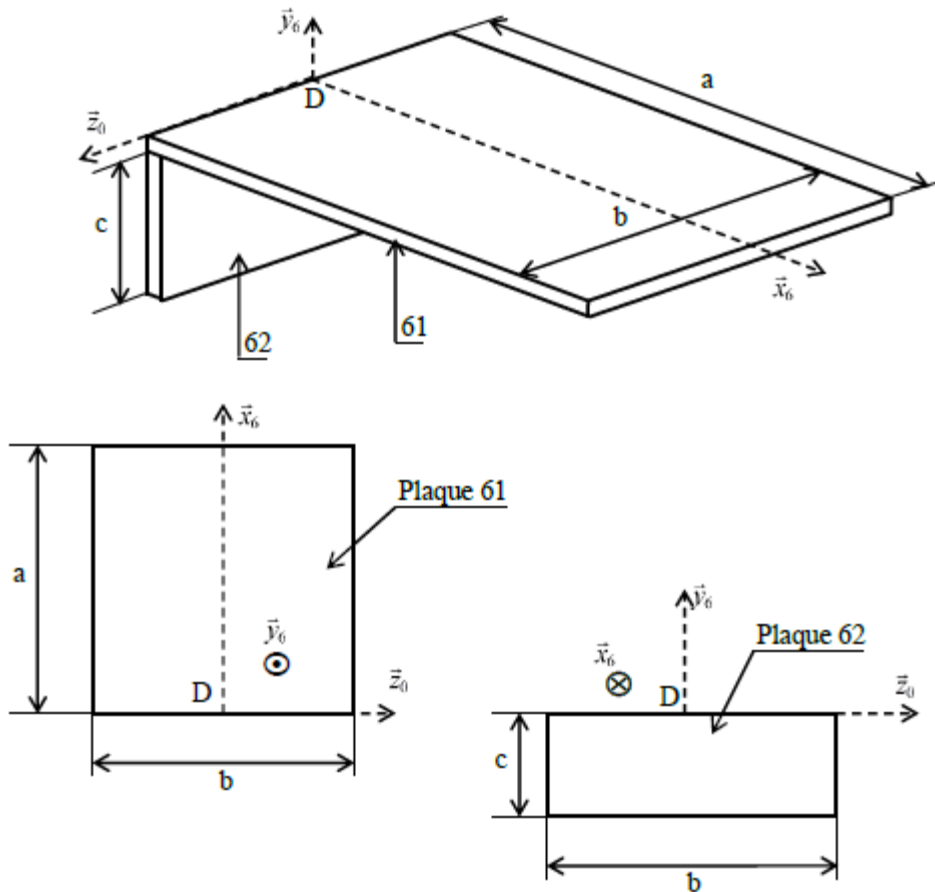
$$= 13,5 m r^2$$

## Exercice 4

Le plateau 6 est modélisé par deux plaques (61 et 62) homogènes et d'épaisseurs négligeables. Les deux plaques 61 et 62 présentent la **même masse surfacique  $\sigma$** .

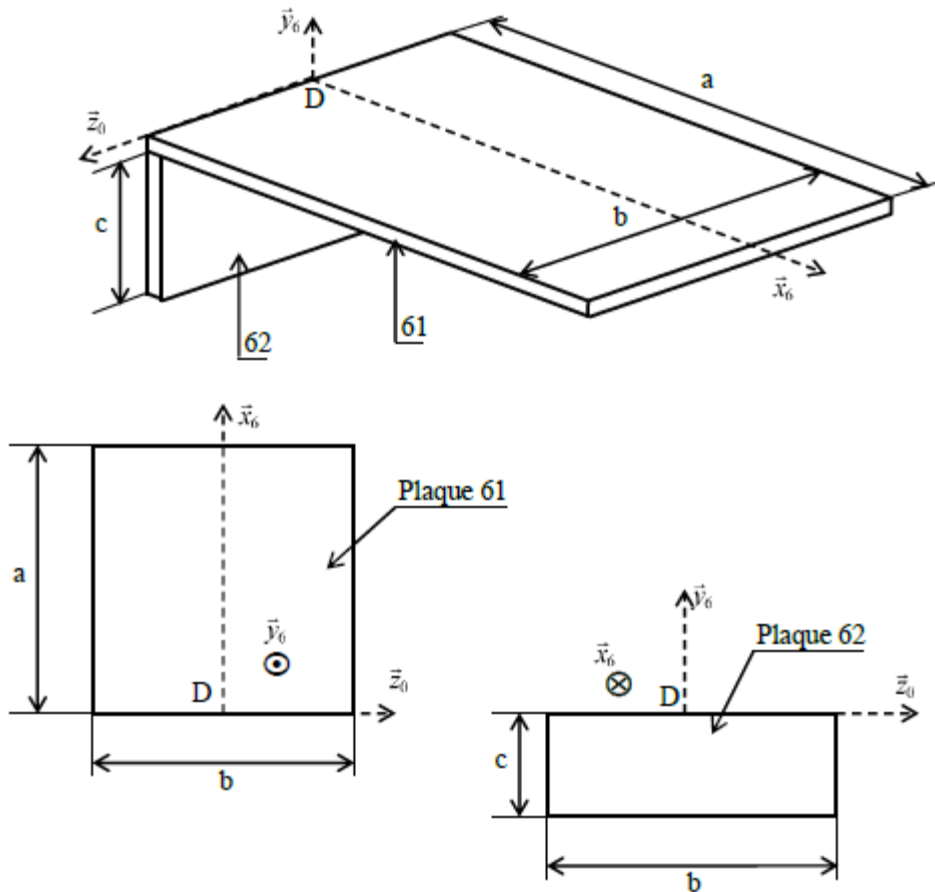


1, Déterminer la position du centre d'inertie du plateau 6 ;  $\overrightarrow{DG_6}$



$$\begin{aligned} \overrightarrow{DG_6} &= \frac{1}{\sum S_i} \sum S_i \overrightarrow{DG_i} \\ &= \frac{1}{ab+bc} \left( ab \frac{a}{2} \vec{x}_6 - bc \frac{c}{2} \vec{y}_6 \right) \\ &= \frac{a^2}{2(a+c)} \vec{x}_6 - \frac{c^2}{2(a+c)} \vec{y}_6 \end{aligned}$$

## 2. Justifier cette forme.



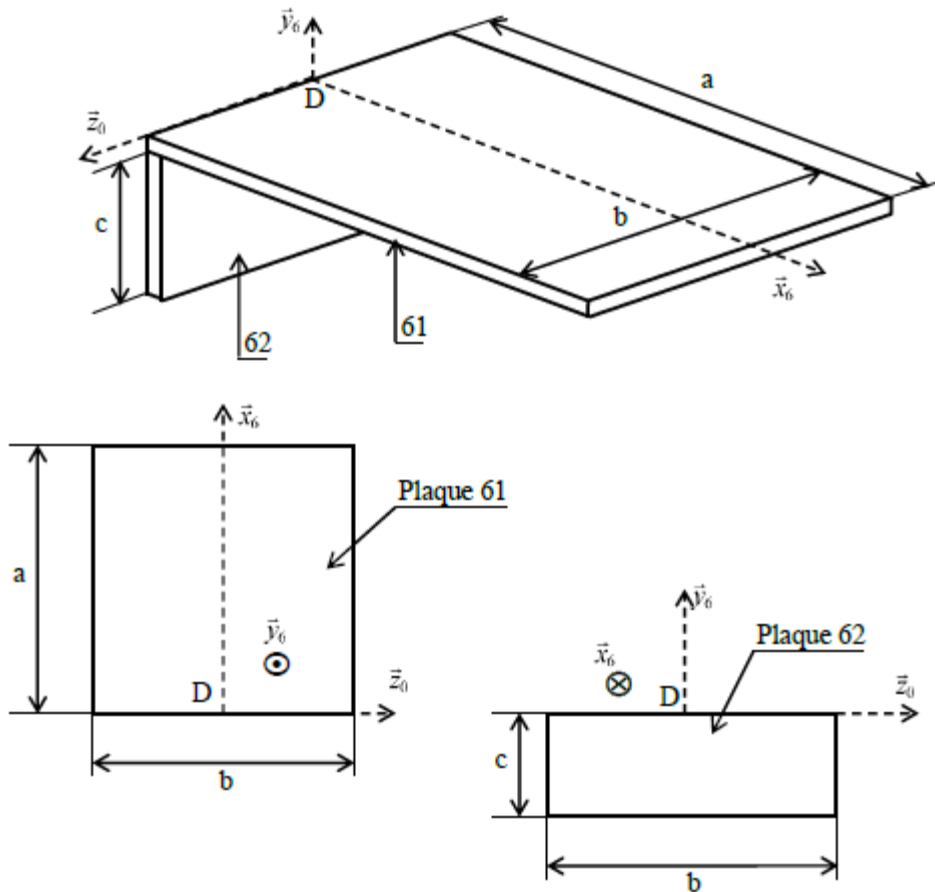
$$[I_D(6)]_{R_6} = [I_D(61)]_{R_6} + [I_D(62)]_{R_6}$$

$(D, \vec{y}_6)$  est un axe de symétrie  
 $\Rightarrow [I_D(61)]$  est diagonale

$(D, \vec{x}_6)$  est un axe de symétrie  
 $\Rightarrow [I_D(62)]$  est diagonale

D'où  $[I_D(6)]$  est diagonale

3. Déterminer la matrice d'inertie de la plaque 61 au point D et dans la base du repère  $R_6$ .



$$[I_D(61)] = \begin{bmatrix} A_1 & 0 & 0 \\ 0 & B_1 & 0 \\ 0 & 0 & C_1 \end{bmatrix}_{R_6}$$

$$A_1 = \int (y^2 + z^2) dm = \int z^2 dm$$

$$B_1 = \int x^2 + z^2 dm = A_1 + C_1$$

$$C_1 = \int x^2 dm$$

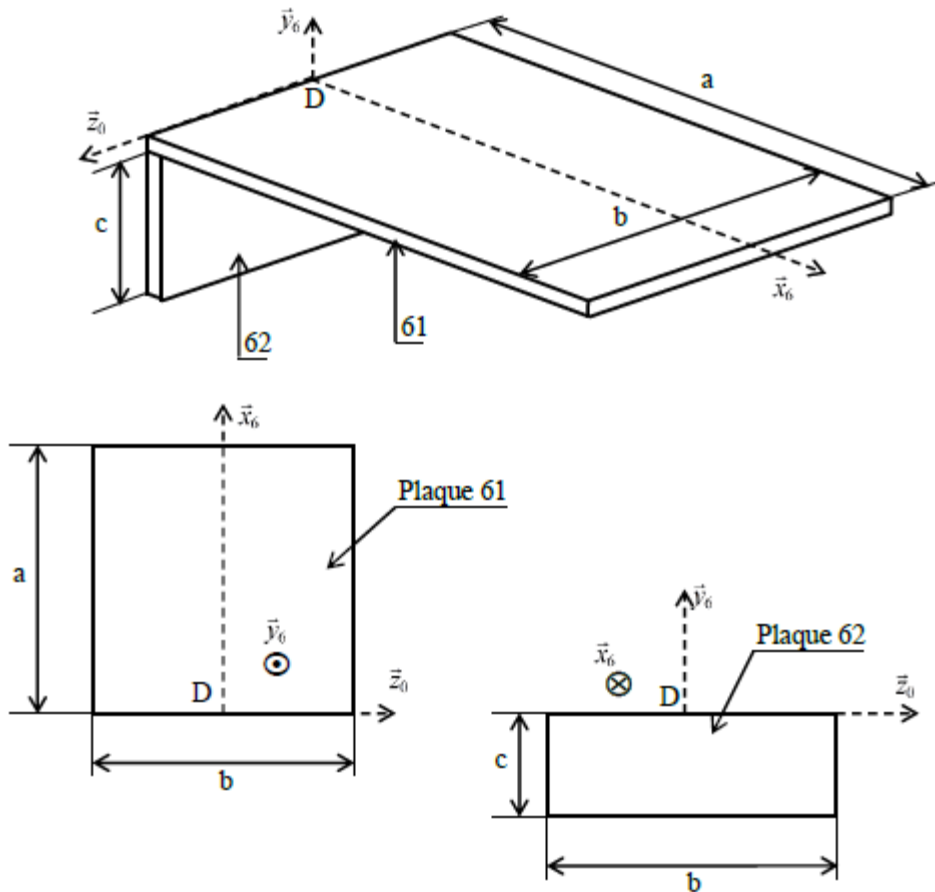
$$dm = \sigma dx dz \text{ avec}$$

$$0 \leq x \leq a$$

$$-\frac{b}{2} \leq z \leq \frac{b}{2}$$



3. Déterminer la matrice d'inertie de la plaque 61 au point D et dans la base du repère  $R_6$ .



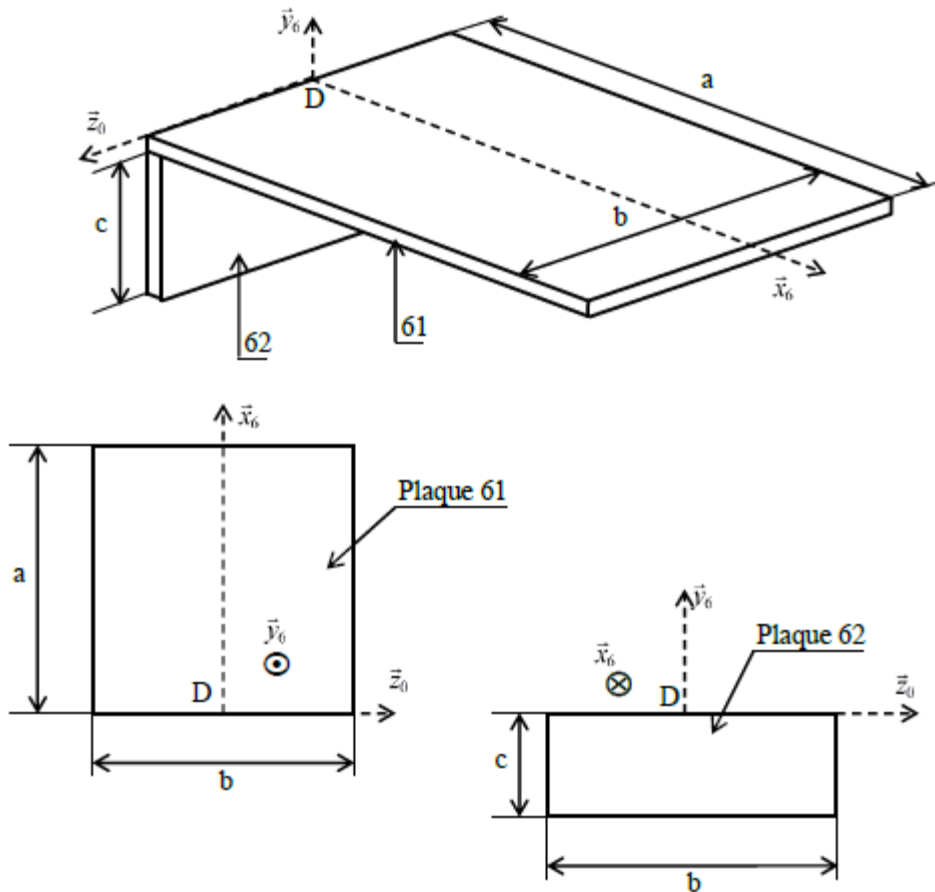
$$A_1 = \int z^2 dm = \sigma \int z^2 dx dz = \sigma \int_{-\frac{b}{2}}^{\frac{b}{2}} \int_0^a z^2 dz dx$$

$$= \frac{\sigma ab^3}{12}$$

$$C_1 = \int x^2 dm = \sigma \int_0^a x^2 dx \int_{-b}^{\frac{b}{2}} dz = \frac{\sigma a^3 b}{3}$$

$$B_1 = A_2 + C_1 = \sigma ab \left( \frac{a^2}{3} + \frac{b^2}{12} \right)$$

4. Déterminer la matrice d'inertie de la plaque 62 au point D et dans la base du repère  $R_6$ .



$$[I_D(62)] = \begin{bmatrix} A_2 & 0 & 0 \\ 0 & B_2 & 0 \\ 0 & 0 & C_2 \end{bmatrix} R_6$$

$$\begin{cases} A_2 = \int y^2 z^2 dm = B_2 + C_2 \\ B_2 = \int x^2 z^2 dm = \int z^2 dm \\ C_2 = \int x^2 y^2 dm = \int y^2 dm \end{cases}$$

$$B_2 = \sigma \int z^2 dy dz = \sigma \int_{-\frac{b}{2}}^{\frac{b}{2}} z^2 dz \int_{-c}^0 dy$$

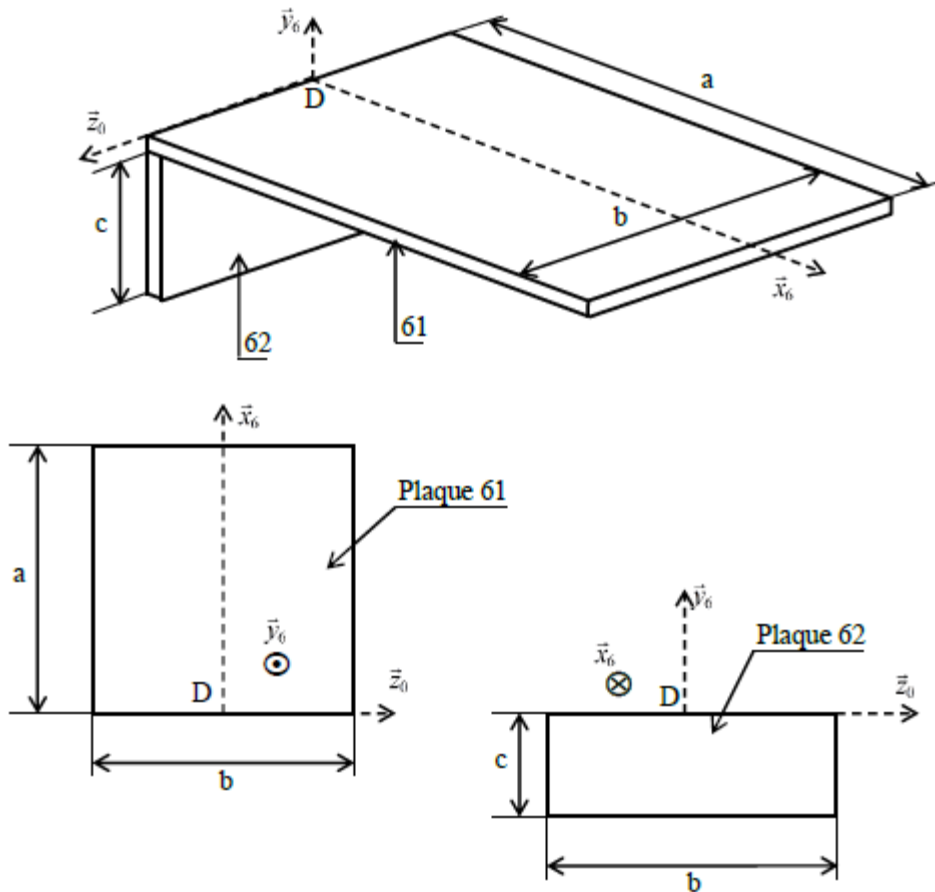
$$= \frac{\sigma c b^3}{12}$$

$$C_2 = \sigma \int y^2 dy \int_{-\frac{b}{2}}^{\frac{b}{2}} dz = \frac{\sigma b c^3}{3}$$

$$A_2 = B_2 + C_2 = \sigma b c \left( \frac{c^2}{3} + \frac{b^2}{12} \right)$$



5. Déduire le moment d'inertie du plateau 6 par rapport à l'axe  $(D, \vec{z}_0)$ .



$$C_6 = C_2 + C_1$$

$$= \frac{\sigma b}{3} (a^3 + b^3)$$

Merci pour votre attention

---

