

Matrice d'inertie d'un solide

1. Élément d'inertie d'un solide par rapport aux éléments d'un repère

1.1. Définition

Le moment d'inertie par rapport à un plan (π), une droite (Δ) ou un point O est la quantité

$$I = \iiint_{P \in S} r^2 \cdot dm = \iiint_{P \in S} r^2 \cdot \mu \cdot dv ; I \text{ en } \text{kg} \cdot \text{m}^2 \quad [M L^2]$$

1.2. Moments d'inertie par rapport aux axes principaux d'un repère

On considère de solide (S) de masse volumique μ ainsi que le repère orthonormé $(O, \vec{x}, \vec{y}, \vec{z})$

Les moments d'inertie par rapport aux axes principaux du repère $(O, \vec{x}, \vec{y}, \vec{z})$ sont les grandeurs positives ou nulles :

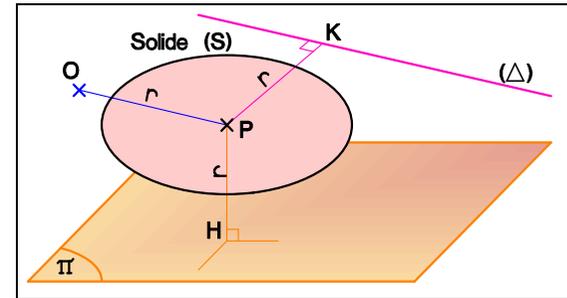
$$\left\{ \begin{array}{l} A = I_{(O, \vec{x})} = \iiint_{P \in S} (y^2 + z^2) \cdot dm = YY + ZZ \\ B = I_{(O, \vec{y})} = \iiint_{P \in S} (x^2 + z^2) \cdot dm = XX + ZZ \\ C = I_{(O, \vec{z})} = \iiint_{P \in S} (x^2 + y^2) \cdot dm = XX + YY \end{array} \right.$$

1.2. Produits d'inertie d'un solide par rapport aux plans principaux d'un repère

Ce sont les quantités positives, négatives ou nulles

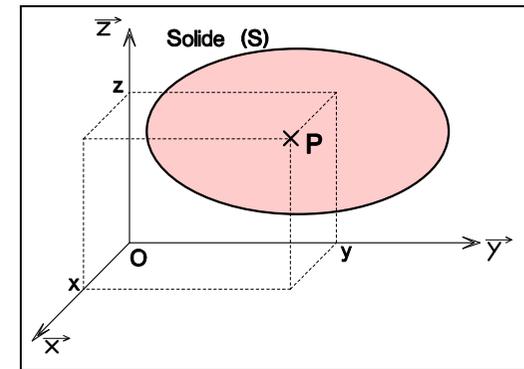
$$\left\{ \begin{array}{l} I_{yz} = D = \iiint_{P \in S} y \cdot z \cdot dm \\ I_{zx} = E = \iiint_{P \in S} x \cdot z \cdot dm \\ I_{xy} = F = \iiint_{P \in S} x \cdot y \cdot dm \end{array} \right.$$

Remarque : Les notations des grandeurs A, B, C, D, E et F sont standardisées : elles doivent être parfaitement connues



Moment d'inertie

Remarque : m étant la masse du solide (S), on désigne parfois le moment d'inertie par $I = m \cdot R_g^2$
 R_g (ou K) étant appelé rayon de giration.



Remarque : pour déterminer les moments d'inertie par rapport aux axes du repère il peut être intéressant de calculer préalablement :

- Les moments d'inertie par rapport aux plans principaux du repère qui s'expriment par :
- Le moment d'inertie par rapport au centre O du repère qui s'exprime par :

$$\left\{ \begin{array}{l} I_{(O, \vec{y}, \vec{z})} = A' = XX = \iiint_{P \in S} x^2 \cdot dm \\ I_{(O, \vec{z}, \vec{x})} = B' = YY = \iiint_{P \in S} y^2 \cdot dm \\ I_{(O, \vec{x}, \vec{y})} = C' = ZZ = \iiint_{P \in S} z^2 \cdot dm \end{array} \right.$$

$$I_O = \iiint_{P \in S} (x^2 + y^2 + z^2) \cdot dm = XX + YY + ZZ$$

2. Moment d'inertie par rapport à une droite (Δ) quelconque

2.1. Matrice d'inertie

$\mathcal{R} = (O, \vec{x}, \vec{y}, \vec{z})$ est un repère orthonormé.

(Δ) est une droite passant par O, de vecteur directeur unitaire $\vec{i} = \alpha \cdot \vec{x} + \beta \cdot \vec{y} + \gamma \cdot \vec{z}$ c'est-à-dire que $\|\vec{i}\| = \sqrt{\alpha^2 + \beta^2 + \gamma^2} = 1$

Par définition

$$I_{(\Delta, S)} = \iiint_{P \in S} r^2 \cdot dm = \iiint_{P \in S} (\overline{HP})^2 \cdot dm$$

Expression que l'on peut mettre sous une forme faisant intervenir uniquement les coordonnées α, β, γ connues du vecteur \vec{i} et les coordonnées x, y et z connus du point P :

$$I_{(\Delta, S)} = \vec{i} \cdot \iiint_{P \in S} (\overline{OP} \wedge (\vec{i} \wedge \overline{OP})) \cdot dm$$

L'expression $\iiint_{P \in S} (\overline{OP} \wedge (\vec{i} \wedge \overline{OP})) \cdot dm$ est une fonction vectorielle (bien connue des mathématiciens) que l'on peut mettre sous une forme matricielle :

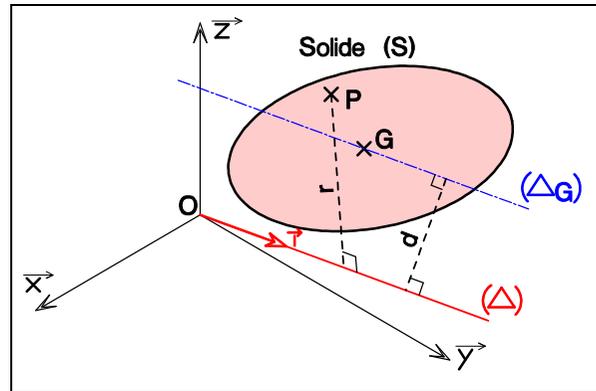
$$\iiint_{P \in S} (\overline{OP} \wedge (\vec{i} \wedge \overline{OP})) \cdot dm = \begin{pmatrix} A & -F & -E \\ -F & B & -D \\ -E & -D & C \end{pmatrix}_{\mathcal{B}} \cdot \begin{pmatrix} \alpha \\ \beta \\ \gamma \end{pmatrix}_{\mathcal{B}}$$

On note $J_{(O, S)} = \begin{pmatrix} A & -F & -E \\ -F & B & -D \\ -E & -D & C \end{pmatrix}_{(\vec{x}, \vec{y}, \vec{z})}$ matrice ou opérateur d'inertie du solide (S) au

point O, dans la base $\mathcal{B} = (\vec{x}, \vec{y}, \vec{z})$, matrice symétrique dans laquelle les coefficients A, B, C, D, E et F sont ceux calculés aux paragraphes 1.2 et 1.3

Alors

$$I_{(\Delta, S)} = \begin{pmatrix} \alpha \\ \beta \\ \gamma \end{pmatrix}_{\mathcal{B}} \cdot \begin{pmatrix} A & -F & -E \\ -F & B & -D \\ -E & -D & C \end{pmatrix}_{\mathcal{B}} \cdot \begin{pmatrix} \alpha \\ \beta \\ \gamma \end{pmatrix}_{\mathcal{B}} = \vec{i} \cdot (J_{(O, S)} \cdot \vec{i})$$



Rappel de géométrie vectorielle

- Sur le produit mixte $(\vec{X}, \vec{Y}, \vec{Z}) = \vec{X} \cdot (\vec{Y} \wedge \vec{Z}) = (\vec{X} \wedge \vec{Y}) \cdot \vec{Z}$
- Sur le double produit vectoriel $\vec{A} \wedge (\vec{B} \wedge \vec{C}) = \vec{B}(\vec{A} \cdot \vec{C}) - \vec{C}(\vec{A} \cdot \vec{B})$

- Expression vectorielle de $I_{(\Delta, S)}$

$$(\vec{i} \wedge \overline{OP})^2 = (\vec{i} \wedge (\overline{OH} + \overline{HP}))^2 = (\underbrace{\vec{i} \wedge \overline{OH}}_{=0 \text{ car } \overline{OH} // \vec{i}} + \vec{i} \wedge \overline{HP})^2 = (\vec{i} \wedge \overline{HP})^2$$

$$\text{D'où } \|\vec{i} \wedge \overline{OP}\|^2 = \underbrace{\|\vec{i} \wedge \overline{HP}\|^2}_{\text{Car } \overline{HP} \perp \vec{i} \text{ et } \|\vec{i}\|=1}} = \|\overline{HP}\|^2 \text{ donc } I_{(\Delta, S)} = \iiint_{P \in S} (\overline{HP})^2 \cdot dm = \iiint_{P \in S} (\vec{i} \wedge \overline{OP})^2 \cdot dm$$

$$\text{Mais (voir rappel ci-dessus) : } (\vec{i} \wedge \overline{OP})^2 = (\vec{i} \wedge \overline{OP}) \cdot (\vec{i} \wedge \overline{OP}) = (\vec{i} \cdot \overline{OP}, \vec{i} \wedge \overline{OP}) = \vec{i} \cdot (\overline{OP} \wedge (\vec{i} \wedge \overline{OP}))$$

$$\text{Donc } I_{(\Delta, S)} = \iiint_{P \in S} (\overline{HP})^2 \cdot dm = \iiint_{P \in S} \vec{i} \cdot (\overline{OP} \wedge (\vec{i} \wedge \overline{OP})) \cdot dm = \vec{i} \cdot \iiint_{P \in S} (\overline{OP} \wedge (\vec{i} \wedge \overline{OP})) \cdot dm$$

- Forme matricielle de $I_{(\Delta, S)}$

Une méthode par calcul direct est tout à fait possible. La méthode proposée est plus rapide.

$$\overline{OP} \wedge (\vec{i} \wedge \overline{OP}) = \vec{i} \cdot (\overline{OP})^2 - \overline{OP} \cdot (\overline{OP} \cdot \vec{i}) = (\alpha \cdot \vec{x} + \beta \cdot \vec{y} + \gamma \cdot \vec{z}) \cdot (x^2 + y^2 + z^2) - (x \cdot \vec{x} + y \cdot \vec{y} + z \cdot \vec{z}) \cdot (\alpha \cdot \vec{x} + \beta \cdot \vec{y} + \gamma \cdot \vec{z})$$

$$\begin{aligned} \vec{i} \cdot (\overline{OP} \wedge (\vec{i} \wedge \overline{OP})) &= (\alpha^2 + \beta^2 + \gamma^2) \cdot (x^2 + y^2 + z^2) - (x \cdot \alpha + y \cdot \beta + z \cdot \gamma) \cdot (\alpha \cdot x + \beta \cdot y + \gamma \cdot z) \\ &= \alpha^2 \cdot (y^2 + z^2) + \beta^2 \cdot (x^2 + z^2) + \gamma^2 \cdot (x^2 + y^2) - 2 \cdot \alpha \cdot \beta \cdot x \cdot y - 2 \cdot \alpha \cdot \gamma \cdot x \cdot z - 2 \cdot \beta \cdot \gamma \cdot y \cdot z \end{aligned}$$

Puis par identification pour obtenir la forme matricielle...

2.2. Changement de point

Si G est le centre d'inertie du solide (S) de masse m, si $\vec{GP} = x.\vec{x} + y.\vec{y} + z.\vec{z}$ et si $\vec{HG} = a.\vec{x} + b.\vec{y} + c.\vec{z}$ alors :

$$J_{(H,S)} = \begin{pmatrix} A_H & -F_H & -E_H \\ -F_H & B_H & -D_H \\ -E_H & -D_H & C_H \end{pmatrix}_{(\vec{x},\vec{y},\vec{z})} = J_{(G,S)} + \begin{pmatrix} m.(b^2+c^2) & -m.a.b & -m.a.c \\ -m.a.b & m.(a^2+c^2) & -m.b.c \\ -m.a.c & -m.b.c & m.(a^2+b^2) \end{pmatrix}_{(\vec{x},\vec{y},\vec{z})}$$

Remarque : pour passer d'un point H à un point K il faut nécessairement passer par le centre d'inertie G

De plus on vérifie que si G est le centre d'inertie du solide (S) de masse m et si (Δ_G) est une droite passant par le centre d'inertie, parallèle à (Δ) et distante de d par rapport à (Δ) , alors :

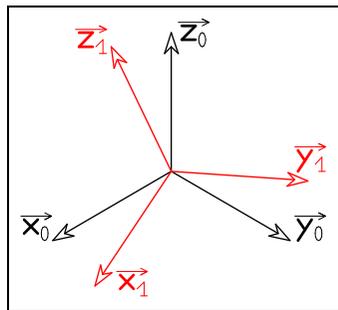
$$I_{(\Delta,S)} = I_{(\Delta_G,S)} + \underbrace{m.d^2}_{\geq 0}$$

Le moment d'inertie est minimum par rapport à une droite passant par son centre d'inertie.

2.3. Changement de base (très peu utilisé)

On note $\mathcal{P}(\mathcal{B}_0, \mathcal{B}_1)$ la matrice de passage de la base \mathcal{B}_1 vers la base \mathcal{B}_0 telle que $\vec{v}_0 = \mathcal{P}(\mathcal{B}_0, \mathcal{B}_1) \vec{v}_1$

$$\mathcal{P}(\mathcal{B}_0, \mathcal{B}_1) = \begin{pmatrix} \left(\begin{array}{l} \text{expression} \\ \text{de } \vec{x}_1 \\ \text{dans } \mathcal{B}_0 \end{array} \right) & \left(\begin{array}{l} \text{expression} \\ \text{de } \vec{y}_1 \\ \text{dans } \mathcal{B}_0 \end{array} \right) & \left(\begin{array}{l} \text{expression} \\ \text{de } \vec{z}_1 \\ \text{dans } \mathcal{B}_0 \end{array} \right) \end{pmatrix}$$

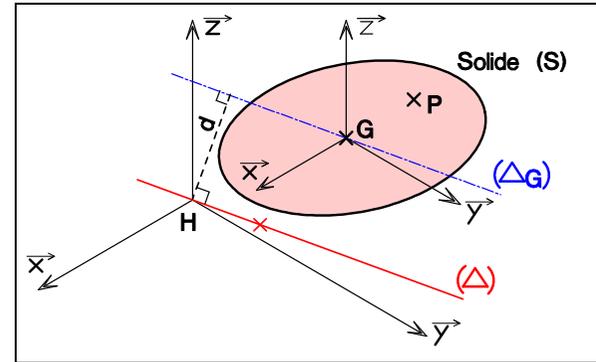


La matrice inverse se calculant par

$$\mathcal{P}(\mathcal{B}_0, \mathcal{B}_1) = \mathcal{P}^{-1}(\mathcal{B}_1, \mathcal{B}_0) = {}^t\mathcal{P}(\mathcal{B}_0, \mathcal{B}_1)$$

Alors

$$J_{(O,S)_{\mathcal{B}_1}} = \mathcal{P}^{-1}(\mathcal{B}_0, \mathcal{B}_1) J_{(O,S)_{\mathcal{B}_0}} \mathcal{P}(\mathcal{B}_0, \mathcal{B}_1)$$



$$\begin{aligned} \vec{i} \cdot (\vec{HP} \wedge (\vec{i} \wedge \vec{HP})) &= \vec{i} \cdot [(\vec{HG} + \vec{GP}) \wedge (\vec{i} \wedge (\vec{HG} + \vec{GP}))] \\ &= \alpha^2 \cdot [(b+y)^2 + (c+z)^2] + \beta^2 \cdot [(a+x)^2 + (c+z)^2] + \gamma^2 \cdot [(a+x)^2 + (b+y)^2] \\ &\quad - 2\alpha\beta \cdot (a+x) \cdot (b+y) - 2\alpha\gamma \cdot (a+x) \cdot (c+z) - 2\beta\gamma \cdot (b+y) \cdot (c+z) \end{aligned}$$

Alors, G étant le centre d'inertie, en développant, tous les termes

$$\iiint_{P \in S} x \cdot dm = \iiint_{P \in S} y \cdot dm = \iiint_{P \in S} z \cdot dm = 0$$

Il restera les termes en

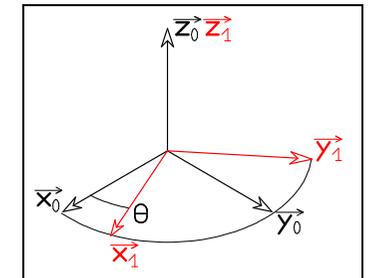
$$\begin{aligned} &\iiint_{P \in S} x^2 \cdot dm; \iiint_{P \in S} y^2 \cdot dm; \iiint_{P \in S} z^2 \cdot dm \\ &\iiint_{P \in S} a^2 \cdot dm = m \cdot a^2; \iiint_{P \in S} b^2 \cdot dm = m \cdot b^2; \iiint_{P \in S} c^2 \cdot dm = m \cdot c^2 \\ &\iiint_{P \in S} x \cdot y \cdot dm; \iiint_{P \in S} y \cdot z \cdot dm; \iiint_{P \in S} x \cdot z \cdot dm \\ \text{et} \\ &\iiint_{P \in S} a \cdot b \cdot dm = m \cdot a \cdot b; \iiint_{P \in S} b \cdot c \cdot dm = m \cdot b \cdot c; \iiint_{P \in S} a \cdot c \cdot dm = m \cdot a \cdot c \end{aligned}$$

D'où le résultat !

Exemple de changement de bases

$$\mathcal{P}(\mathcal{B}_0, \mathcal{B}_1) = \begin{pmatrix} \cos \theta & -\sin \theta & 0 \\ \sin \theta & \cos \theta & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$$

$$\text{et } \mathcal{P}(\mathcal{B}_1, \mathcal{B}_0) = {}^t\mathcal{P}(\mathcal{B}_0, \mathcal{B}_1) = \begin{pmatrix} \cos \theta & \sin \theta & 0 \\ -\sin \theta & \cos \theta & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$$



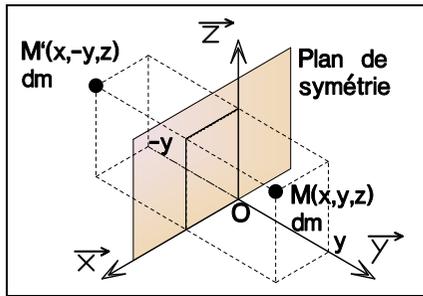
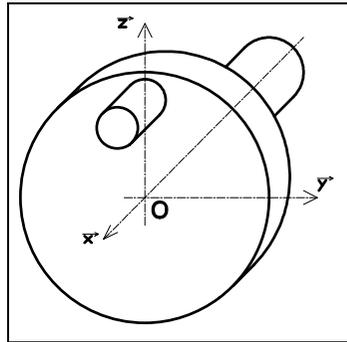
3. Formes particulières des matrices d'inertie

3.1. Un plan du repère est plan de symétrie

⇒ Deux produits d'inertie sont nuls.

Ici le plan de symétrie a pour normale \vec{y} , les produits \underline{XY} et \underline{YZ} sont nuls.

$$J_{(O,S)} = \begin{pmatrix} A & 0 & -E \\ 0 & B & 0 \\ -E & 0 & C \end{pmatrix}$$



À chaque point $x.y.z.dm$ correspond un point $x.(-y).z.dm$

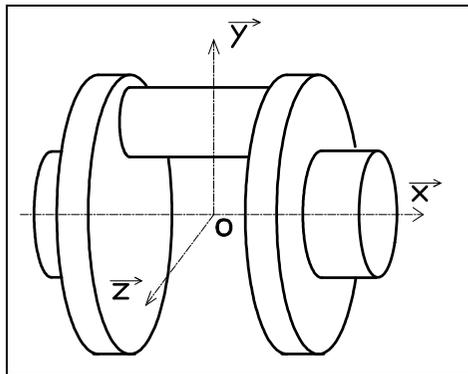
Donc

$$\int\int\int_{y>0} x.y.dm + \int\int\int_{y<0} x.y.dm = \int\int\int_{y>0} x.y.dm - \int\int\int_{y>0} x.y.dm = 0$$

Idem pour le produit YZ

Remarque : $\int\int\int_{P \in S} y^2.dm = 2 \cdot \int\int\int_{y>0} y^2.dm$

3.2. Deux plans du repère sont plans de symétrie



⇒ Les trois produits d'inertie sont nuls

Démonstration évidente avec ce qui précède !

Ici

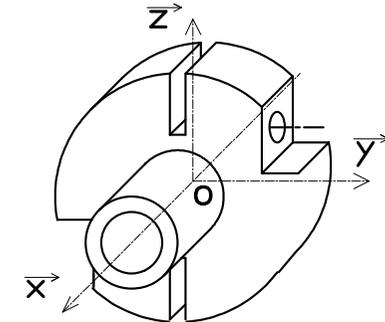
$$J_{(O,S)} = \begin{pmatrix} A & 0 & 0 \\ 0 & B & 0 \\ 0 & 0 & C \end{pmatrix}$$

3.3. Un axe du repère est axe de symétrie, aucun plan du repère n'est plan de symétrie

⇒ Deux produits d'inertie sont nuls.

Ici l'axe (O, \vec{x}) est axe de symétrie. Les produits d'inertie \underline{XY} et \underline{XZ} sont nuls

$$J_{(O,S)} = \begin{pmatrix} A & 0 & 0 \\ 0 & B & -D \\ 0 & -D & C \end{pmatrix}$$

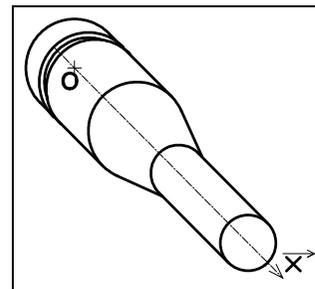


À chaque point $x.y.z.dm$ correspond un point $x.(-y).(-z).dm$

Donc $\int\int\int_{y<0} x.y.dm = \int\int\int_{y>0} x.(-y).dm = -\int\int\int_{y>0} x.y.dm$ et de même $\int\int\int_{z<0} x.z.dm = -\int\int\int_{z>0} x.z.dm$

Mais $\int\int\int_{y<0, z<0} y.z.dm = \int\int\int_{y>0, z>0} (-y).(-z).dm = +\int\int\int_{y>0, z>0} y.z.dm$, la somme ne s'annule pas

3.4. Un axe du repère est axe de révolution



⇒ Les trois produits d'inertie sont nuls
 ⇒ Deux moments d'inertie sont identiques

Ici, dans toute base $(\vec{x}, _, _)$

$$J_{(O,S)} = \begin{pmatrix} A & 0 & 0 \\ 0 & B & 0 \\ 0 & 0 & B \end{pmatrix}$$

Remarque :

Pour les calculs, il est intéressant de noter $A=YY+ZZ=RR$ =moment d'inertie par rapport à l'axe de la pièce (en général on travaille en coordonnées cylindriques)

Alors

$$B=XX+YY=XX+ZZ=XX+A/2$$