t¦G₀

ΔG

 $r_0$ 

M

# Moments d'inertie de solides homogène

## 1- Théorème de Huygens

Soit un solide S de masse m et de centre de gravité G.

Soit deux axes parallèles de vecteur directeur  $\overrightarrow{Z}$  (tel que  $\overrightarrow{Z}$  est un vecteur unitaire :  $||\overrightarrow{Z}|| = 1$ ) et passant par les points O et G.

Soit un point M quelconque de ce solide S.

On pose les distances :  $\mathscr{F}$  d : Entre les axes  $(O, \overline{Z})$  et  $(G, \overline{Z})$ 

 $\mathcal{F}$  r<sub>G</sub>: Entre le point M et l'axe  $(G, \overline{Z})$ 

 $r_0$ : Entre le point M et l'axe  $(0, \overline{Z})$ 

Sachant que  $\|\overrightarrow{Z}\| = 1$  et que par définition du produit vectoriel :

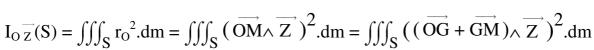
$$\|\overrightarrow{u} \wedge \overrightarrow{v}\| = \|\overrightarrow{u}\| \cdot \|\overrightarrow{v}\| \cdot \sin(\overrightarrow{u}, \overrightarrow{v})$$

On en déduit :  $d^2 = (\overrightarrow{OG} \wedge \overrightarrow{Z})^2$ 

$$r_G^2 = (\overrightarrow{GM} \wedge \overrightarrow{Z})^2$$

$$r_{O}^{2} = (\overrightarrow{OM} \wedge \overrightarrow{Z})^{2}$$

Par définition du moment d'inertie par rapport à l'axe  $(O, \overline{Z})$  on a :



$$I_{O\overset{\frown}{Z}}(S) = \iiint_{S} \big( \big( \overset{\longrightarrow}{OG} + \overset{\longrightarrow}{GM} \big)_{\wedge} \overset{\longrightarrow}{Z} \big). \big( \big( \overset{\longrightarrow}{OG} + \overset{\longrightarrow}{GM} \big)_{\wedge} \overset{\longrightarrow}{Z} \big). dm$$

$$I_{OZ}(S) = \iiint_{S} \left[ (\overrightarrow{OG} \wedge \overrightarrow{Z})^{2} + (\overrightarrow{GM} \wedge \overrightarrow{Z})^{2} + 2. (\overrightarrow{OG} \wedge \overrightarrow{Z}). (\overrightarrow{GM} \wedge \overrightarrow{Z}) \right] dm$$

$$I_{OZ}(S) = \iiint_{S} d^{2}.dm + \iiint_{S} r_{G}^{2}.dm + 2. \iiint_{S} (\overrightarrow{GM} \wedge \overrightarrow{Z}).(\overrightarrow{OG} \wedge \overrightarrow{Z}).dm$$

$$I_{O \ Z}(S) = d^2. \iiint_S dm + I_{G \ Z}(S) + 2. \left[ \iiint_S \overrightarrow{GM}.dm \right] \wedge \overrightarrow{Z} . \left( \overrightarrow{OG} \wedge \overrightarrow{Z} \right)$$

Or par définition du centre d'inertie :  $\iiint_S \overrightarrow{GM} \cdot dm = \overrightarrow{0}$  et de la masse :  $m = \iiint_S dm$ 

Donc:

$$I_{OZ}(S) = I_{GZ}(S) + m \cdot d^2$$

#### **Conclusion**

Soit un solide S de masse m et de centre de gravité G. Soit deux axes parallèles :  $\Delta$  quelconque et  $\Delta_G$  passant par G distant d'une distance d l'un de l'autre. Alors si on pose  $I_{\Delta}$  et  $I_{\Delta G}$  les moments d'inertie par rapport aux axes  $\Delta$  et  $\Delta_G$  on a :

$$\mathbf{I}_{\Delta} = \mathbf{I}_{\Delta G} + \mathbf{m} \cdot \mathbf{d}^2$$

#### Remarque:

Ce théorème de Huygens ne peut s'appliquer que si G est le centre de gravité du solide S.

PSI-Moment inertie.docx page 1/4

## 2- Moments d'inertie de solides homogènes

## 2.1- Cylindre plein

Soit un cylindre homogène :  $\mathcal{P}$  D'axe  $\Delta$   $\mathcal{P}$  De rayon R

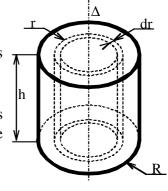
The hauteur h The De masse volumique ρ

On décompose ce cylindre en volumes élémentaires. Ces volumes élémentaires

sont des cylindres creux :  $\mathcal{P}$  D'axe  $\Delta$   $\mathcal{P}$  De rayon r

De hauteur h D'épaisseur dr

Tous les volumes élémentaires dv de masse dm =  $\rho$ .dv sont constitués de points tous équidistants de l'axe  $\Delta$ . Cette distance étant r, on en déduit pour ce cylindre le moment d'inertie par rapport à l'axe  $\Delta$ :



$$I_{\Delta} = \iiint_{\mathbf{S}} \mathbf{r}^2 \cdot \mathbf{dm}$$

Etant donné les caractéristiques du volume élémentaire :  $dm = \rho \cdot dv = \rho \cdot 2 \cdot \pi \cdot r \cdot h \cdot dr$ 

Donc:  $I_{\Delta} = \int_{0}^{R} r^{2} \cdot \rho \cdot 2 \cdot \pi \cdot r \cdot h \cdot dr = 2 \cdot \pi \cdot h \cdot \rho \cdot \int_{0}^{R} r^{3} \cdot dr$ 

$$I_{\Delta} = 2.\pi.h.\rho. \left[\frac{r^4}{4}\right]_0^R = 2.\pi.h.\rho. \frac{R^4}{4} = \frac{\pi.R^4.h.\rho}{2}$$

Sachant que la masse m d'un cylindre homogène de rayon R de hauteur h et de masse volumique p est :

$$m = \pi R^2 h.\rho$$

On en déduit le moment d'inertie par rapport à l'axe  $\Delta$ :

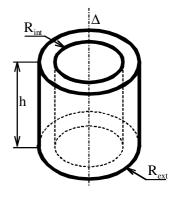
$$I_{\Delta} = \frac{m.R^2}{2}$$

#### 2.2- Cylindre creux

 $\begin{tabular}{ll} \hline \begin{tabular}{ll} \hline \endth \endth \endth \endth \endth \endth \endth \endth \endth \$ 

Ce volume est la soustraction d'un cylindre plein de rayon  $R_{int}$  à un cylindre plein de rayon  $R_{ext}$ . Etant donné l'expression établie précédemment concernant le moment d'inertie d'un cylindre plein, on a pour ce cylindre creux homogène

un moment d'inertie : 
$$I_{\Delta} = \frac{\pi \cdot R_{ext}^4 \cdot h \cdot \rho}{2} - \frac{\pi \cdot R_{int}^4 \cdot h \cdot \rho}{2}$$



Donc: 
$$I_{\Delta} = \frac{\pi \cdot (R_{ext}^4 - R_{int}^4) \cdot h \cdot \rho}{2}$$

$$I_{\Delta} = \frac{\pi.(R_{ext}^2 + R_{int}^2).(R_{ext}^2 - R_{int}^2).h.\rho}{2}$$

Sachant que la masse m d'un cylindre creux homogène de rayon extérieur  $R_{ext}$  de rayon intérieur  $R_{int}$  de hauteur h et de masse volumique  $\rho$  est :

$$m = \pi . (R_{ext}^2 - R_{int}^2).h.\rho$$

D'où le moment d'inertie :

$$I_{\Delta} = \frac{m. (R_{ext}^2 + R_{int}^2)}{2}$$

PSI-Moment inertie.docx

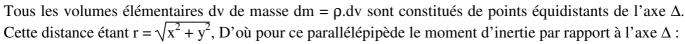
## 2.3- Parallélépipède rectangle

Soit un parallélépipède rectangle homogène :

- <sup>©</sup> D'axe Δ passant par les milieux de deux faces opposées
- $\mathcal{F}$  De hauteur h (parallèlement à l'axe  $\Delta$ )
- P De largeur a et de longueur b
- <sup>®</sup> De masse volumique ρ

On décompose ce parallélépipède en volumes élémentaires. Ces volumes élémentaires sont des parallélépipède rectangle:

- $\mathcal{F}$  De hauteur h (parallèlement à l'axe  $\Delta$ )
- De largeur dx et de longueur dy



$$I_{\Delta} = \iiint_{S} r^{2}.dm = \iiint_{S} (x^{2} + y^{2}).dm$$

Etant donné les caractéristiques du volume élémentaire :  $dm = \rho . dv = \rho . h . dx . dy$ 

$$\begin{split} \text{Donc}: & I_{\Delta} = \iiint_{S} (x^2 + y^2). \; \rho.h.dx.dy \\ I_{\Delta} = \rho.h. \; \int_{-b/2}^{+b/2} \left[ \; \int_{-a/2}^{+a/2} (x^2 + y^2).dx \; \right].dy \\ I_{\Delta} = \rho.h. \; \int_{-b/2}^{+b/2} \left[ \frac{x^3}{3} + y^2.x \; \right]_{-a/2}^{+a/2}.dy = \rho.h. \; \int_{-b/2}^{+b/2} \left( \frac{a^3}{12} + y^2.a \; \right).dy \\ I_{\Delta} = \rho.h. \left[ \frac{a^3}{12}.y + \frac{y^3}{3}.a \; \right]_{-b/2}^{+b/2} = \rho.h. \left( \frac{a^3.b}{12} + \frac{b^3.a}{12} \right) \\ I_{\Delta} = \frac{\rho.h.a.b.(a^2 + b^2)}{12} \end{split}$$

Sachant que la masse m d'un parallélépipède rectangle homogène de dimensions a x b x h est :

$$m = \rho.h.a.b$$

On en déduit le moment d'inertie :

$$\mathbf{I}_{\Delta} = \frac{\mathbf{m.}(\mathbf{a}^2 + \mathbf{b}^2)}{12}$$

#### 2.4- Sphère pleine

Soit une sphère homogène :

De rayon R

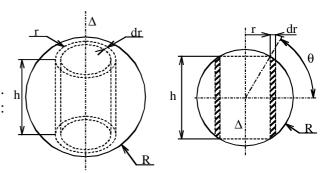
On décompose ce cylindre en volumes élémentaires. Ces volumes élémentaires sont des cylindres creux :

 $\mathfrak{P}$  D'axe  $\Delta$ 

De rayon r

De hauteur h

D'épaisseur dr



Tous les volumes élémentaires dy de masse dm =  $\rho$ .dy sont constitués de points équidistants de l'axe  $\Delta$ . Cette distance étant r, on en déduit pour ce cylindre le moment d'inertie par rapport à l'axe  $\Delta$ :

$$I_{\Delta} = \iiint_{S} r^{2}.dm = \int_{0}^{R} r^{2}.dm$$

Etant donné les caractéristiques du volume élémentaire :  $dm = \rho . dv = \rho . 2.\pi . r. h. dr$ 

PSI-Moment inertie.docx page 3/4

On pose  $\theta$  l'angle défini par un plan perpendiculaire à l'axe  $\Delta$  et la droite passant par l'arrêt intérieure de ce cylindre creux. Ce plan et cette droite passant tout deux par le centre de la sphère.

On a alors: 
$$r = R.\cos \theta$$
  $dr = -R.\sin \theta.d\theta$   $h = 2.R.\sin \theta$ 

On a donc : 
$$I_{\Delta} = -\int_{\pi/2}^{0} (R.\cos\theta)^2 \cdot \rho.2.\pi. R.\cos\theta \cdot 2.R.\sin\theta \cdot R.\sin\theta d\theta$$

$$I_{\Delta} = 4.\pi R^5 \cdot \rho \cdot \int_0^{\pi/2} \cos^3 \theta \cdot \sin^2 \theta \cdot d\theta$$

$$I_{\Delta} = 4.\pi \cdot R^5 \cdot \rho \cdot \int_0^{\pi/2} (\cos \theta \cdot (1 - \sin^2 \theta) \cdot \sin^2 \theta) \cdot d\theta$$

$$I_{\Delta} = 4.\pi R^5 \cdot \rho \cdot \int_0^{\pi/2} (\cos \theta \cdot \sin^2 \theta - \cos \theta \cdot \sin^4 \theta) \cdot d\theta$$

$$I_{\Delta} = 4.\pi.R^5.\rho.\left[\frac{\sin^3\theta}{3} - \frac{\sin^5\theta}{5}\right]_0^{\pi/2} = 4.\pi.R^5.\rho.\left(\frac{1}{3} - \frac{1}{5}\right) = \frac{4 \times 2}{3 \times 5}.\pi.R^5.\rho$$

Sachant que la masse m d'une Sphère homogène de rayon R et de masse volumique  $\rho$  est :

$$\mathbf{m} = \frac{4}{3} \cdot \pi \cdot \mathbf{R}^3 \cdot \rho$$

On en déduit le moment d'inertie par rapport à tout axe  $\Delta$  passant par le centre de la sphère :

$$I_{\Delta} = \frac{2}{5} \, m \, R^2$$

### 2.5- Barre de faible section

Soit une plaque parallélépipédique homogène :

- $\mathcal{F}$  De Longueur  $\boldsymbol{\ell}$  (orthogonalement à l'axe  $\Delta$ )
- De largeur a et d'épaisseur b
- De masse volumique ρ

Cette barre est un parallélépipède rectangle homogène de masse volumique  $\rho$  dont la masse est donc :

$$m = \rho . \ell . a.b$$

Et le moment d'inertie par rapport à cet axe  $\Delta$ 

$$I_{\Delta} = \frac{m.(\boldsymbol{\ell}^2 + b^2)}{12}$$

Or l'épaisseur b de cette plaque étant négligeable devant sa longueur  $\ell$  on a :  $b^2$  négligeable devant  $\ell^2$ Donc cette plaque homogène de hauteur h, largeur a, épaisseur e, masse volumique  $\rho$  a une masse de :

$$m = \rho . \ell . a.b$$

Et un moment d'inertie par rapport à l'axe  $\Delta$  orthogonal à la longueur et passant par le milieu.

$$\mathbf{I}_{\Delta} = \frac{\mathbf{m}.\boldsymbol{\ell}^2}{12}$$



On montre que cette expression reste valable pour toute barre. Même si la section n'est pas rectangulaire. A la condition que les dimensions de cette section restent faibles devant la longueur.

