

B – CINÉTIQUE

1. TORSEUR CINÉTIQUE

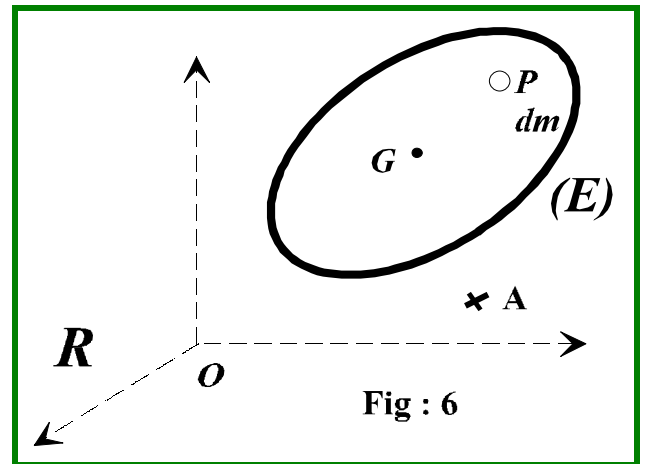
Notations importantes:

Sur ce document on notera: (E) = Ensemble quelconque (déformable ou non) (S) = Solide indéformable

1.1. Résultante cinétique ou quantité de mouvement

La résultante cinétique du système (E) dans son mouvement par rapport au repère R est :

$$\text{Calcul de } \mathbf{R}_c(\mathbf{E}/R): \quad \overrightarrow{VP, E/R} = \frac{d}{dt} (\overrightarrow{OP})_R$$



☞ Relation 1

1.2. Moment cinétique

Le moment cinétique du système matériel (E) dans son mouvement par rapport à R , exprimé au point O est:

Calcul de $\mathbf{\sigma}_A(\mathbf{E}/R)$:

$$\mathbf{\sigma}_A(\mathbf{E}/R) = \int_E \overrightarrow{AP} \wedge \overrightarrow{VP, E/R} \cdot dm =$$

☞ Relation 2

1.3. Définition du torseur cinétique

Le moment cinétique vérifie la relation de changement de point d'un torseur, il existe donc un torseur relatif au champ des moments cinétiques du système matériel (E) dans son mouvement par rapport à R .

1.4. Calcul du moment cinétique dans le cas du mouvement d'un solide par rapport à un repère

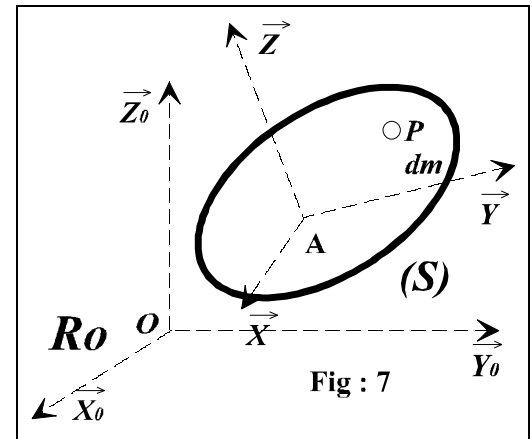
Dans ce paragraphe le système matériel étudié est un **solide indéformable**, il sera noté (S).

- Un solide (S) de masse m est en mouvement par rapport à un repère $R_0 = (O, \vec{X}_0, \vec{Y}_0, \vec{Z}_0)$.
- A est un point appartenant au solide (S).
- On définit le repère $R = (A, \vec{X}, \vec{Y}, \vec{Z})$ lié au solide (S)
- Définition des coordonnées de \vec{AP} (P est un point courant de S) et $\vec{\Omega S/R_0}$ dans le repère R :

$$\vec{AP} = \begin{Bmatrix} x_p \\ y_p \\ z_p \end{Bmatrix}_R ; \quad \vec{\Omega S/R_0} = \begin{Bmatrix} u \\ v \\ w \end{Bmatrix}_R$$

Calcul de $\sigma_A(\vec{S/R_0}) = \int_S \vec{AP} \wedge \vec{VP, S/R_0} \cdot dm$

$$\begin{aligned} A \text{ et } P \text{ appartiennent à } (S) &\Rightarrow \vec{VP, S/R_0} = \vec{VA, S/R_0} + \vec{PA} \wedge \vec{\Omega S/R_0} \\ \Rightarrow \sigma_A(\vec{S/R_0}) &= \underbrace{\int_S \vec{AP} \wedge (\vec{PA} \wedge \vec{\Omega S/R_0}) \cdot dm}_{(2)} + \underbrace{\int_S \vec{AP} \wedge \vec{VA, S/R_0} \cdot dm}_{(1)} \end{aligned}$$



☞ Relation 3

Cas particuliers

- Le point A est fixe par rapport à R_θ

- Le point A est le centre de gravité du solide

A partir de là on calculera

- Le solide (S) est en rotation autour d'un axe fixe

* Si l'axe (O, \vec{Z}) est l'axe de rotation du solide (S) par rapport à R_θ , on a alors:

$$\vec{\Omega}_{S/R} = \dot{\theta} \vec{Z}$$

- Si A est sur l'axe de rotation: (A est donc fixe par rapport à R_θ), alors

- Si de plus $E = D = 0$ (cas très courant pour un solide qui tourne autour d'un axe), alors:

Conseils

2. TORSEUR DYNAMIQUE

2.1. Résultante dynamique ou quantité d'accélération

La résultante dynamique du système (E) dans son mouvement par rapport au repère R est :

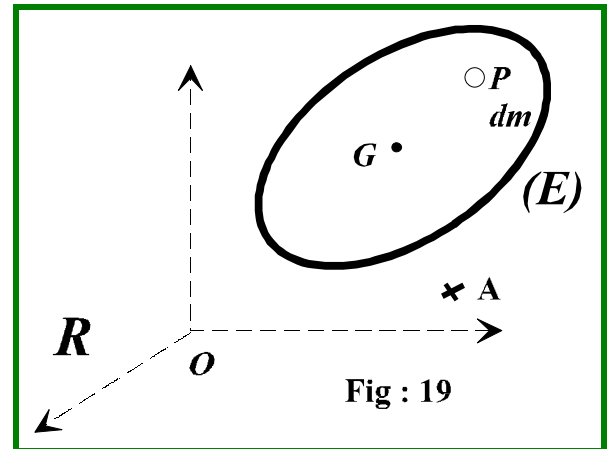
Calcul de $\vec{R}_D(E/R)$:

$$\vec{R}_D(E/R) = \int_E \frac{d}{dt} (VP, E/R)_R \cdot dm$$

Relation 1-A →

Relation 4 -A →

☞ Relation 4



2.2. Moment dynamique

Le moment dynamique du système matériel (E) dans son mouvement par rapport à R , exprimé au point O est:

Calcul de $\vec{\delta}_A(E/R)$:

$$\vec{\delta}_A(E/R) = \int_E \vec{AP} \wedge \vec{a}(P, E/R) \cdot dm$$

☞ Relation 5

2.3. Torseur Dynamique

Le moment dynamique vérifie la relation de changement de point d'un torseur, il existe donc un torseur relatif au champ des moments dynamiques du système matériel (E) dans son mouvement par rapport à R .

2.4. Relation entre $\sigma_A(\vec{E}/R_0)$ et $\delta_A(\vec{E}/R_0)$

Dérivation de l'expression de $\sigma_A(\vec{E}/R)$

$$\underbrace{\frac{d}{dt} \left[\sigma_A(\vec{E}/R) \right]}_{(1)} \Big|_R = \underbrace{\frac{d}{dt} \left[\int_E \vec{AP} \wedge \vec{VP}, \vec{E}/R \cdot dm \right]}_{(2)} \Big|_R$$

$$(2) \rightarrow \int_E \frac{d}{dt} \left[\vec{AP} \wedge \vec{VP}, \vec{E}/R \right] \Big|_R \cdot dm = \int_E \underbrace{\frac{d}{dt} \left[\vec{AP} \right]}_{(2a)} \Big|_R \wedge \vec{VP}, \vec{E}/R \cdot dm + \int_E \vec{AP} \wedge \underbrace{\frac{d}{dt} \left[\vec{VP}, \vec{E}/R \right]}_{(2b)} \Big|_R \cdot dm$$

$$(2a) \rightarrow \int_E \frac{d}{dt} \left[\vec{AO} + \vec{OP} \right] \Big|_R \wedge \vec{VP}, \vec{E}/R \cdot dm = \int_E (\vec{VP}, \vec{E}/R - \vec{VA}/R) \wedge \vec{VP}, \vec{E}/R \cdot dm = -\vec{VA}/R \wedge \int_E (\vec{VP}, \vec{E}/R) \cdot dm$$

$$(2a) \rightarrow = -\vec{VA}/R \wedge (\vec{VG}, \vec{E}/R) \cdot m$$

$$(2b) \rightarrow = \delta_A(\vec{E}/R)$$

La relation devient:

Relation 6

Remarques:

- La relation 6 est valable pour un point A quelconque et un système matériel (E) quelconque
- La vitesse \vec{VA}/R est la vitesse du point A par rapport au repère R , cette vitesse est calculée à partir de la dérivée du vecteur position du point A par rapport au repère R .
- Le repère R sera souvent le repère R_g galiléen.

2.5. Cas particuliers

- Si le point A est fixe dans le repère R :
- Si le point A est confondu avec le centre de gravité G de (E) :
- Si E est en rotation autour de Z et si on veut avoir l'équation de mouvement, on est amené à dériver par rapport au temps et dans R_0 , la composante sur Z du moment cinétique. On utilisera la remarque suivante :

$$\frac{d}{dt} \left[\vec{\sigma}_A(E/R_0) \cdot \vec{Z} \right]_{R_0} = \frac{d}{dt} \left[\vec{\sigma}_A(E/R_0) \right]_{R_0} \cdot \vec{Z} + \vec{\sigma}_A(E/R_0) \cdot \frac{d}{dt} (\vec{Z})_{R_0}$$

donc, la composante sur Z du moment dynamique est :

Conseils