

1-Torseur cinétique :

Soit E un système matériel de masse m, de centre d'inertie G, en mouvement par rapport à un repère R.

1.1. Définition

Le torseur cinétique du système matériel E dans son mouvement par rapport à un repère R est, en un point A quelconque, le torseur suivant :

$$\{C(E/R)\} = \left\{ \begin{array}{l} \int_{P \in E} \vec{V}(P/R) dm \\ \int_{P \in E} \vec{AP} \wedge \vec{V}(P/R) dm \end{array} \right\}$$

- $\int_{P \in E} \vec{V}(P/R) dm$: La résultante cinétique de E dans son mouvement par rapport à R
- $\int_{P \in E} \vec{AP} \wedge \vec{V}(P/R) dm$: Le moment cinétique au point A, de E dans son mouvement par rapport à R. O

le note habituellement par : $\vec{\sigma}_A(E/R)$.

1.2. Expression de la résultante cinétique

$$\vec{OG} = \frac{1}{m} \int_{P \in E} \vec{OP} dm \Rightarrow \frac{d}{dt} [m \vec{OG}]_R = \left[\frac{d}{dt} \int_{P \in E} \vec{OP} dm \right]_R$$

Compte tenu du principe de conservation de la masse :

$$m \left[\frac{d}{dt} \vec{OG} \right]_R = \int_{P \in E} \left[\frac{d}{dt} \vec{OP} \right]_R dm \Rightarrow m \vec{V}(G/R) = \int_{P \in E} \vec{V}(P/R) dm$$

D'où l'expression du torseur cinétique du système matériel E dans son mouvement par rapport au repère R est le suivant :

$$\{C(E/R)\} = \left\{ \begin{array}{l} m \vec{V}(G/R) \\ \vec{\sigma}_A(E/R) \end{array} \right\}$$

$$\text{Avec : } \vec{\sigma}_B(E/R) = \vec{\sigma}_A(E/R) + m \vec{V}(G/R) \wedge \vec{AB}$$

Lorsque le système matériel E se réduit à une masse ponctuelle m au point P, le torseur cinétique devient :

$$\{C(P/R)\} = \left\{ \begin{array}{l} m \vec{V}(P/R) \\ \vec{0} \end{array} \right\} = \left\{ \begin{array}{l} m \vec{V}(P/R) \\ \vec{AP} \wedge m \vec{V}(P/R) \end{array} \right\}$$

1.3. Moment cinétique d'un solide :

Le moment cinétique d'un solide S, au point A, dans son mouvement par rapport au repère R est :

$$\vec{\sigma}_A(S/R) = \int_{P \in S} \vec{AP} \wedge \vec{V}(P \in S/R) dm$$

$$\text{Si de plus } A \in S, \text{ Alors } \vec{V}(P \in S/R) = \vec{V}(A \in S/R) + \vec{\Omega}(S/R) \wedge \vec{AP}$$

$$\vec{\sigma}_A(S/R) = \int_{P \in S} \vec{AP} \wedge [\vec{V}(A \in S/R) + \vec{\Omega}(S/R) \wedge \vec{AP}] dm$$

$$= \int_{P \in S} \vec{AP} \wedge \vec{V}(A \in S/R) dm + \int_{P \in S} \vec{AP} \wedge [\vec{\Omega}(S/R) \wedge \vec{AP}] dm$$

$$= \left(\int_{P \in S} \vec{AP} dm \right) \wedge \vec{V}(A \in S/R) + [I_A(S)] \vec{\Omega}(S/R)$$

$$= m \vec{AG} \wedge \vec{V}(A \in S/R) + [I_A(S)] \vec{\Omega}(S/R)$$

Le moment cinétique du solide (S), de masse m et de centre d'inertie G, dans son mouvement par rapport à R est le vecteur suivant :

$$\vec{\sigma}_A(S/R) = m \vec{AG} \wedge \vec{V}(A \in S/R) + [I_A(S)] \vec{\Omega}(S/R)$$

Remarques :

1. $[I_A(S)]$ et $\bar{\Omega}(S/R)$ doivent être exprimés dans la même base. Il est conseillé d'exprimer $\bar{\Omega}(S/R)$ dans la base où on a exprimé la matrice d'inertie.
2. Si le point A est fixe dans le repère R : $\bar{\sigma}_A(S/R) = [I_A(S)]\bar{\Omega}(S/R)$
3. Si le point A et le centre d'inertie G sont confondus : $\bar{\sigma}_G(S/R) = [I_G(S)]\bar{\Omega}(S/R)$

2-Torseur dynamique :

2.1. Définition

Le torseur dynamique du système matériel E dans son mouvement par rapport à un repère R est, en un point A quelconque, le torseur suivant :

$$\{D(E/R)\} = \left\{ \begin{array}{l} \int_{P \in E} \bar{\Gamma}(P/R) dm \\ \int_{P \in E} \overline{AP} \wedge \bar{\Gamma}(P/R) dm \end{array} \right\}_A$$

- $\int_{P \in E} \bar{\Gamma}(P/R) dm$: La résultante dynamique de E dans son mouvement par rapport à R
- $\int_{P \in E} \overline{AP} \wedge \bar{\Gamma}(P/R) dm$: Le moment dynamique au point A, de E dans son mouvement par rapport à R. On le note par : $\bar{\delta}_A(E/R)$.

2.2. Expression de la résultante dynamique

$$m\bar{V}(G/R) = \int_{P \in E} \bar{V}(P/R) dm \Rightarrow \frac{d}{dt} [m\bar{V}(G/R)]_R = \left[\frac{d}{dt} \int_{P \in E} \bar{V}(P/R) dm \right]_R$$

Compte tenu du principe de conservation de la masse :

$$m \frac{d}{dt} [\bar{V}(G/R)]_R = \int_{P \in E} \frac{d}{dt} [\bar{V}(P/R)]_R dm$$

$$m\bar{\Gamma}(G/R) = \int_{P \in E} \bar{\Gamma}(P/R) dm$$

D'où l'expression du torseur dynamique du système matériel E dans son mouvement par rapport au repère R est le suivant :

$$\{D(E/R)\} = \left\{ \begin{array}{l} m\bar{\Gamma}(G/R) \\ \bar{\delta}_A(E/R) \end{array} \right\}_A$$

$$\text{Avec } \bar{\delta}_B(E/R) = \bar{\delta}_A(E/R) + m\bar{\Gamma}(G/R) \wedge \overline{AB}$$

Lorsque le système matériel E se réduit à une masse ponctuelle m au point P, le torseur cinétique devient :

$$\{D(P/R)\} = \left\{ \begin{array}{l} m\bar{\Gamma}(P/R) \\ \bar{0} \end{array} \right\}_P = \left\{ \begin{array}{l} m\bar{\Gamma}(P/R) \\ \overline{AP} \wedge m\bar{\Gamma}(P/R) \end{array} \right\}_A$$

2.3. Expression du moment dynamique :

$$\bar{\sigma}_A(E/R) = \int_{P \in E} \overline{AP} \wedge \bar{V}(P/R) dm$$

$$\begin{aligned}
 \frac{d}{dt} [\bar{\sigma}_A(E/R)]_R &= \frac{d}{dt} \left[\int_{P \in E} \overline{AP} \wedge \bar{V}(P/R) dm \right]_R = \int_{P \in E} \frac{d}{dt} [\overline{AP} \wedge \bar{V}(P/R)]_R dm \\
 &= \int_{P \in E} \frac{d}{dt} [\overline{AP}]_R \wedge \bar{V}(P/R) dm + \int_{P \in E} \overline{AP} \wedge \frac{d}{dt} [\bar{V}(P/R)]_R dm \\
 &= \int_{P \in E} [\bar{V}(P/R) - \bar{V}(A/R)] \wedge \bar{V}(P/R) dm + \int_{P \in E} \overline{AP} \wedge \overline{\Gamma(P/R)} dm \\
 &= \bar{\delta}_A(E/R) - \bar{V}(A/R) \wedge \int_{P \in E} \bar{V}(P/R) dm = \bar{\delta}_A(E/R) - \bar{V}(A/R) \wedge m\bar{V}(G/R)
 \end{aligned}$$

Soit finalement :

$$\bar{\delta}_A(E/R) = \frac{d}{dt} [\bar{\sigma}_A(E/R)]_R + m\bar{V}(A/R) \wedge \bar{V}(G/R)$$

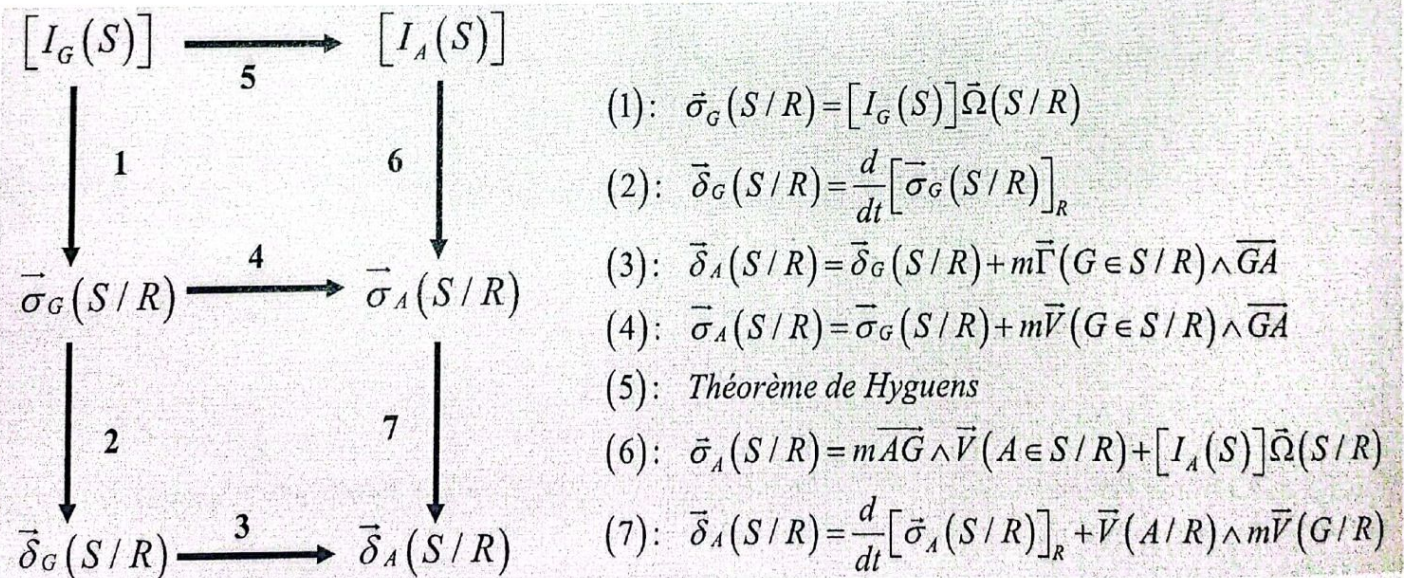
Le moment dynamique du solide (S), de masse m et de centre d'inertie G, dans son mouvement par rapport à R est le vecteur suivant :

$$\bar{\delta}_A(E/R) = \frac{d}{dt} [\bar{\sigma}_A(E/R)]_R + m\bar{V}(A/R) \wedge \bar{V}(G/R)$$

Remarques :

1. Le vecteur vitesse $\bar{V}(A/R) = \frac{d\overline{OA}}{dt} \Big|_R$, il se calcule uniquement par dérivation
2. Si le point A est fixe dans le repère R : $\bar{\delta}_A(S/R) = \frac{d}{dt} [\bar{\sigma}_A(S/R)]_R$
3. Si le point A et le centre d'inertie G sont confondus : $\bar{\delta}_G(S/R) = \frac{d}{dt} [\bar{\sigma}_G(S/R)]_R$
4. Si les vecteurs vitesses $\bar{V}(A/R)$ et $\bar{V}(P/R)$ sont parallèles : $\bar{\delta}_A(S/R) = \frac{d}{dt} [\bar{\sigma}_A(S/R)]_R$

3-Méthode de résolution :



4-Energie cinétique :

4.1. Définition :

L'énergie cinétique du système matériel E dans son mouvement par rapport repère R est le scalaire suivant :

$$E_c(E/R) = \frac{1}{2} \int_{P \in E} [\bar{V}(P/R)]^2 dm$$

4.2. Cas du solide :

Soit (S) : un solide de masse m, de centre d'inertie G, en mouvement par rapport à R.

$$E_c(S/R) = \frac{1}{2} \int_{P \in S} (\vec{V}(P \in S/R))^2 dm$$

$$2E_c(S/R) = \int_{P \in S} \vec{V}(P \in S/R) \cdot \vec{V}(P \in S/R) dm$$

Si le point $A \in (S)$, $\vec{V}(P \in S/R) = \vec{V}(A \in S/R) + \vec{\Omega}(S/R) \wedge \overline{AP}$

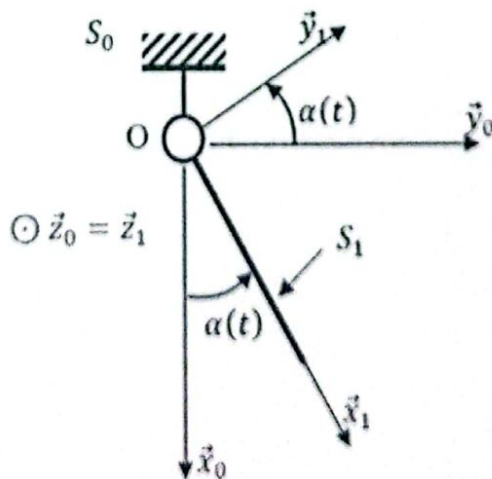
$$\begin{aligned} 2E_c(S/R) &= \int_{P \in S} (\vec{V}(A \in S/R) + \vec{\Omega}(S/R) \wedge \overline{AP}) \cdot \vec{V}(P \in S/R) dm \\ &= \vec{V}(A \in S/R) \cdot \int_{P \in S} \vec{V}(P \in S/R) dm + \int_{P \in S} (\vec{\Omega}(S/R) \wedge \overline{AP}) \cdot \vec{V}(P \in S/R) dm \\ &= \vec{V}(A \in S/R) \cdot m \vec{V}(G \in S/R) + \vec{\Omega}(S/R) \cdot \int_{P \in S} \overline{AP} \wedge \vec{V}(P \in S/R) dm \\ &= \vec{V}(A \in S/R) \cdot m \vec{V}(G \in S/R) + \vec{\Omega}(S/R) \cdot \overline{\sigma}_A(S/R) \\ &= \{\mathcal{G}(S/R)\}_A \otimes \{C(S/R)\}_A \end{aligned}$$

L'énergie cinétique du solide S dans son mouvement par rapport repère R est le scalaire suivant :

$$\begin{aligned} 2E_c(S/R) &= \vec{V}(A \in S/R) \cdot m \vec{V}(G \in S/R) + \vec{\Omega}(S/R) \cdot \overline{\sigma}_A(S/R) \\ &= \{\mathcal{G}(S/R)\}_A \otimes \{C(S/R)\}_A \end{aligned}$$

Remarques :

1. Si le solide S est supposé de masse négligeable, alors $E_c(S/R) = 0$
2. Si le système matériel $\Sigma = \{S_1, S_2 \dots S_n\}$, alors $E_c(\Sigma/R) = \sum_{i=1}^n E_c(S_i/R)$
3. Si le solide (S_1) est animé d'un mouvement de rotation pure autour de l'axe (O, \vec{z}_0) du repère R, soient : $I_{Oz_0} = C$ et $\vec{\Omega}(S_1/R_0) = \dot{\alpha} \vec{z}_0$, alors, $E_c(S_1/R) = \frac{1}{2} C \dot{\alpha}^2$



4. Si le solide (S_1) , de masse m_1 , est animé d'une translation pure de paramètre $\lambda(t)$ suivant par exemple l'axe (O, \vec{x}_0) , alors, $E_c(S_1/R) = \frac{1}{2} m_1 \dot{\lambda}^2$

