

Exercice 1 :

Soient deux torseurs $[T_1]_A$ et $[T_2]_A$ définis au même point A par leurs éléments de réduction dans un repère orthonormé $R(O, \vec{i}, \vec{j}, \vec{k})$:

$$[T_1]_A = \begin{cases} \vec{R}_1 = -3\vec{i} + 2\vec{j} + 2\vec{k} \\ \vec{M}_{1A} = 4\vec{i} - \vec{j} - 7\vec{k} \end{cases} \quad \text{et} \quad [T_2]_A = \begin{cases} \vec{R}_2 = 3\vec{i} - 2\vec{j} - 2\vec{k} \\ \vec{M}_{2A} = 4\vec{i} + \vec{j} + 7\vec{k} \end{cases}$$

- 1) Déterminer l'axe central et le pas du torseur $[T_1]_A$;
- 2) Déterminer l'automoment du torseur $[T_1]_A$, montrer qu'il est indépendant du point A ;
- 3) Construire le torseur $[T]_A = a[T_1]_A + b[T_2]_A$ avec a et $b \in \mathbb{R}$;
- 4) Quelle relation doivent vérifier a et b pour que le torseur $[T]_A$ soit un torseur couple ;
- 5) Montrer que le torseur couple est indépendant du point où on le mesure ;
- 6) Déterminer le système le plus simple de vecteurs glissants associés au torseur somme :

$$[T_1]_A + [T_2]_A$$

Solution :

- 1) Axe central et Pas du torseur $[T_1]_A$

Axe central : Il est défini par l'ensemble des points P tel que : $\vec{OP} = \frac{\vec{R}_1 \wedge \vec{M}_{1A}}{R_1^2} + \lambda \vec{R}_1$

$$\vec{OP} = \frac{1}{17} \begin{pmatrix} -3 \\ 2 \\ 2 \end{pmatrix} \wedge \begin{pmatrix} 4 \\ -1 \\ -7 \end{pmatrix} + \lambda \begin{pmatrix} -3 \\ 2 \\ 2 \end{pmatrix} = \frac{1}{17} \begin{pmatrix} -12 \\ -13 \\ -5 \end{pmatrix} + \lambda \begin{pmatrix} -3 \\ 2 \\ 2 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} -\frac{12}{17} - 3\lambda \\ -\frac{13}{17} + 2\lambda \\ -\frac{5}{17} + 2\lambda \end{pmatrix}$$

$$\text{Pas du torseur } [T_1]_A : P_1 = \frac{\vec{R}_1 \cdot \vec{M}_{1A}}{R_1^2} = \frac{1}{17} (-3\vec{i} + 2\vec{j} + 2\vec{k}) \cdot (4\vec{i} - \vec{j} - 7\vec{k}) = -\frac{28}{17}$$

- 2) Automoment du torseur $[T_1]_A$: $\vec{R}_1 \cdot \vec{M}_{1A} = (-3\vec{i} + 2\vec{j} + 2\vec{k}) \cdot (4\vec{i} - \vec{j} - 7\vec{k}) = -28$

L'automoment est indépendant du point A . En effet, d'après la formule de transport nous

$$\text{pouvons écrire : } \vec{M}_A = \vec{M}_B + \vec{AB} \wedge \vec{R}_1 \Rightarrow \vec{R}_1 \cdot \vec{M}_A = \vec{R}_1 \cdot \vec{M}_B + \vec{R}_1 \cdot (\vec{AB} \wedge \vec{R}_1)$$

$\vec{R}_1 \cdot \vec{M}_A = \vec{R}_1 \cdot \vec{M}_B$, on voit bien qu'il est indépendant du point A .

$$3) [T]_A = a[T_1]_A + b[T_2]_A \Leftrightarrow [T]_A = \begin{cases} R = a\vec{R}_1 + b\vec{R}_2 \\ \vec{M}_A = a\vec{M}_{1A} + b\vec{M}_{2A} \end{cases}$$

$$[T]_A = \begin{cases} \vec{R} = -3(a-b)\vec{i} + 2(a-b)\vec{j} + 2(a-b)\vec{k} \\ \vec{M}_{1A} = 4(a+b)\vec{i} - (a-b)\vec{j} - 7(a-b)\vec{k} \end{cases}$$

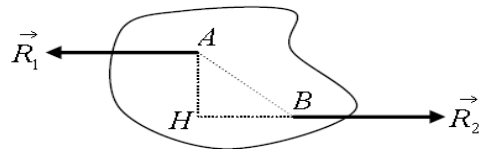
4) Condition pour que $[T]_A$ soit un torseur couple :

$$\text{il faut que la résultante soit nulle : } \vec{R} = \vec{0} \Rightarrow a = b$$

$$\text{Le moment dans ce cas sera égal à : } \vec{M}_{1A} = 4(a+b)\vec{i} = 8a\vec{i}$$

5) Le moment d'un torseur couple où les résultantes \vec{R}_1 , \vec{R}_2 ont le même module mais de sens opposés et appliquées aux points quelconque A et B s'écrit :

$$\begin{aligned} \vec{M}_A &= \vec{OA} \wedge \vec{R}_1 + \vec{OB} \wedge \vec{R}_2 = \vec{OA} \wedge \vec{R}_1 + \vec{OB} \wedge (-\vec{R}_1) \\ &= \vec{BA} \wedge \vec{R}_1 = (\vec{BH} + \vec{HA}) \wedge \vec{R}_1 \\ &= \vec{HA} \wedge \vec{R}_1 = -\vec{AH} \wedge \vec{R}_1 = \vec{AH} \wedge \vec{R}_2 \end{aligned}$$



Le moment d'un couple est indépendant de la distance entre les points A et B , il dépend uniquement de la distance qui sépare les deux droites supports des résultantes. Cette distance est appelée bras de levier.

6) Système simple de vecteurs glissants associés au torseur somme : $[T_1]_A + [T_2]_A$

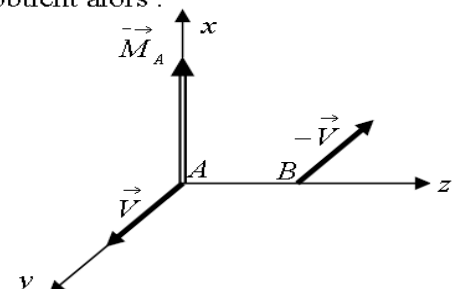
$$\text{Le torseur somme } [T]_A \text{ est donné par : } [T]_A = \begin{cases} \vec{R} = \vec{0} \\ \vec{M}_A = 8\vec{i} \end{cases}$$

La résultante peut être décomposées en deux vecteurs quelconque de même module et de sens opposé dont l'un des vecteurs est placé au point A , on obtient alors :

$$\vec{M}_A = \vec{AA} \wedge \vec{V} + \vec{AB} \wedge -\vec{V} = \vec{AB} \wedge -\vec{V} = 5\vec{i}$$

système de deux vecteurs glissants : (A, \vec{V})

et $(B, -\vec{V})$, tel que : $\vec{V} \cdot \vec{M}_A = 0$



Exercice 2 :

Soit le torseur $[T_1]_O$ défini par les trois vecteurs $\vec{V}_1 = -2\vec{i} + 3\vec{j} - 7\vec{k}$; $\vec{V}_2 = 3\vec{i} - \vec{j} - \vec{k}$,

$\vec{V}_3 = -\vec{i} - 2\vec{j} + 8\vec{k}$ définis dans un repère orthonormé $R(O, \vec{i}, \vec{j}, \vec{k})$ respectivement au points

$A(1,0,0)$, $B(0,1,0)$, $C(0,0,1)$; et le torseur $[T_2]_O = \begin{cases} \vec{R}_2 \\ \vec{M}_{20} \end{cases}$ où $\vec{R}_2 = 2\vec{i} + \vec{j} + 3\vec{k}$ et

$$\vec{M}_{20} = -3\vec{i} + 2\vec{j} - 7\vec{k}.$$

- 1) Déterminer les éléments de réduction du torseur $[T_1]_O$, conclusion;
- 2) Déterminer le pas et l'axe central du torseur $[T_2]_O$;
- 3) Calculer la somme et le produit des deux torseurs ;
- 4) Calculer l'automoment du torseur somme .

Solution :

1) Éléments de réduction du torseur: $[T_1]_O = \begin{cases} \vec{R}_1 = \vec{V}_1 + \vec{V}_2 + \vec{V}_3 \\ \vec{M}_{10} = \vec{OA} \wedge \vec{V}_1 + \vec{OB} \wedge \vec{V}_2 + \vec{OC} \wedge \vec{V}_3 \end{cases}$

$$\vec{R}_1 = \vec{V}_1 + \vec{V}_2 + \vec{V}_3 = \vec{0}$$

$$\vec{M}_{10} = \begin{pmatrix} 1 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix} \wedge \begin{pmatrix} -2 \\ 3 \\ -7 \end{pmatrix} + \begin{pmatrix} 0 \\ 1 \\ 0 \end{pmatrix} \wedge \begin{pmatrix} 3 \\ -1 \\ -1 \end{pmatrix} + \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{pmatrix} \wedge \begin{pmatrix} -1 \\ -2 \\ 8 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 7 \\ 3 \end{pmatrix} + \begin{pmatrix} -1 \\ 0 \\ -3 \end{pmatrix} + \begin{pmatrix} 2 \\ -1 \\ 0 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 1 \\ 6 \\ 0 \end{pmatrix} = \vec{i} + 6\vec{j}$$

$$[T_1]_O = \begin{cases} \vec{R}_1 = \vec{0} \\ \vec{M}_{10} = \vec{i} + 6\vec{j} \end{cases}$$

2) Pas et axe central du torseur $[T_2]_O$

$$\text{Pas du torseur : } P_2 = \frac{\vec{R}_2 \cdot \vec{M}_2}{R_2^2} = \frac{(2\vec{i} + \vec{j} + 3\vec{k}) \cdot (-3\vec{i} + 2\vec{j} - 7\vec{k})}{4+1+9} = \frac{-3+2-21}{14} = -\frac{11}{7}$$

$$\text{Axe central du torseur : } \vec{OP} = \frac{\vec{R}_2 \wedge \vec{M}_2}{R_2^2} + \lambda \vec{R}_2$$

$$\vec{OP} = \frac{1}{14} \begin{pmatrix} 2 \\ 1 \\ 3 \end{pmatrix} \wedge \begin{pmatrix} -3 \\ 2 \\ -7 \end{pmatrix} + \lambda \begin{pmatrix} 2 \\ 1 \\ 3 \end{pmatrix} = \frac{1}{14} \begin{pmatrix} -13 \\ 5 \\ 7 \end{pmatrix} + \lambda \begin{pmatrix} 2 \\ 1 \\ 3 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} -\frac{13}{14} + 2\lambda \\ \frac{5}{14} + \lambda \\ \frac{1}{2} + 3\lambda \end{pmatrix}$$

3) Somme et produit des deux torseurs

a) Somme des deux torseurs :

$$[T]_O = [T_1]_O + [T_2]_O = \begin{cases} \vec{R} = \vec{R}_1 + \vec{R}_2 = 2\vec{i} + \vec{j} + 3\vec{k} \\ \vec{M}_O = \vec{M}_{1O} + \vec{M}_{2O} = -2\vec{i} + 8\vec{j} - 7\vec{k} \end{cases}$$

b) Produit des deux torseurs :

$$[T_1]_O \cdot [T_2]_O = \begin{cases} \vec{R}_1 \\ \vec{M}_{1O} \end{cases} \cdot \begin{cases} \vec{R}_2 \\ \vec{M}_{2O} \end{cases} = \vec{R}_1 \cdot \vec{M}_{2O} + \vec{R}_2 \cdot \vec{M}_{1O} = (2\vec{i} + \vec{j} + 3\vec{k}) \cdot (-3\vec{i} + 2\vec{j} - 7\vec{k}) = -25$$

4) Automoment du torseur somme :

$$F = \vec{R} \cdot \vec{M}_O = (2\vec{i} + \vec{j} + 3\vec{k}) \cdot (-2\vec{i} + 8\vec{j} - 7\vec{k}) = -17$$
