

RESISTANCE DES MATERIAUX

Notion de contrainte

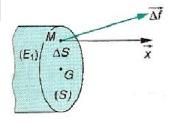
Chapitre 12

1 - PREAMBULE

Le torseur de cohésion permet d'exprimer au centre d'une section droite les actions mécaniques internes exercées par un tronçon sur l'autre mais il ne permet pas de définir la répartition de ces efforts dans la surface de la section. Pour cela, on fait appel à la notion de contrainte...

2 - DEFINITION DE LA CONTRAINTE

Prenons un point M appartenant à la surface (S) de la section droite de la poutre au niveau de la coupure de centre G. Prenons une surface élémentaire Δs qui entoure le point M. Sur cette surface élémentaire Δs s'applique une force élémentaire Δf .



Il va de soit que si on additionne toutes les forces élémentaires Δf , on obtient la force totale qu'exerce la partie droite sur la partie gauche, c'est à dire la résultante du torseur de cohésion :

$$\overrightarrow{R_{coh}} = \sum \overrightarrow{\Delta f}$$
 ou encore $\overrightarrow{R_{coh}} = \int_S \overrightarrow{df}$



On appelle vecteur contrainte au point M relativement à la surface Δs de normale \vec{x} le vecteur $\overline{C(M,\vec{x})}$ tel que :

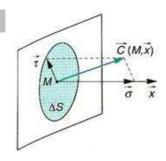
$$\overrightarrow{C(M,x)} = \lim_{\Delta s \to 0} \frac{\overrightarrow{\Delta f}}{\Delta s} = \frac{\overrightarrow{df}}{ds}$$

Unité légale : La contrainte étant le rapport d'une force par une surface, l'unité légale est donc le $N \cdot m^2$, donc le Pa.

Unité pratique : En RDM, on utilise souvent le MPa avec : $1 MPa = 10^6 Pa = 1 N \cdot mm^2$

3 - COMPOSANTES NORMALE ET TANGENTIELLES

Dans le cas générale, la force élémentaire $\overrightarrow{\Delta f}$ a une orientation quelconque et en conséquence il en va de même pour le vecteur contrainte $C(M, \vec{x})$.



Aussi, on peut décomposer le vecteur contrainte $\overrightarrow{C(M,x)}$ avec :

Ainsi, le vecteur contrainte s'écrit : $\overrightarrow{C(M,x)} = \overrightarrow{\sigma} + \overrightarrow{\tau}$ ou encore : $\overrightarrow{C(M,x)} = \sigma \cdot \overrightarrow{x} + \tau_y \cdot \overrightarrow{y} + \tau_z \cdot \overrightarrow{z}$

$$\overrightarrow{C(M,x)} = \sigma \cdot \overrightarrow{x} + \tau_{y} \cdot \overrightarrow{y} + \tau_{z} \cdot \overrightarrow{z}$$

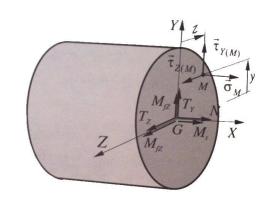
4 – RELATIONS GENERALES ENTRE CONTRAINTES ET EFFORT DE COHESION

Prenons un point M dans la section droite d'abscisse G(x).

Prenons une surface élémentaire ds autour du point M.

Sur cette surface élémentaire la partie droite exerce sur la partie gauche une force de cohésion élémentaire \overrightarrow{df} .

Sous forme de torseur, en
$$M$$
 , on a : $\left\{dT_{coh}\right\} = \left\{\overrightarrow{df} = \overrightarrow{C} \cdot ds\right\}_{\left(M, \overrightarrow{x}, y, z\right)}$



Transporté en G, on a :
$$\{dT_{coh}\}=\begin{cases} \overrightarrow{df} = \overrightarrow{C} \cdot ds \\ \overrightarrow{dM_G(\overrightarrow{df})} = \overrightarrow{GM} \wedge \overrightarrow{df} = \overrightarrow{GM} \wedge \overrightarrow{C} \cdot ds \end{cases}_{(G,\overrightarrow{x},y,z)}$$

avec
$$\overrightarrow{GM} = y \cdot \overrightarrow{y} + z \cdot \overrightarrow{z}$$
 et $\overrightarrow{C} = \sigma \cdot \overrightarrow{y} + \tau_y \cdot \overrightarrow{y} + \tau_z \cdot \overrightarrow{z}$

$$\text{soit, } \{dT_{coh}\} = \begin{cases} \sigma \cdot ds & \left(y \cdot \tau_z - z \cdot \tau_y\right) \cdot ds \\ \tau_y \cdot ds & z \cdot \sigma \cdot ds \\ \tau_z \cdot ds & y \cdot \sigma \cdot ds \end{cases}_{\left(G, \vec{x}, \vec{y}, \vec{z}\right)}$$

Par identification avec le torseur des efforts de cohésion $\{T_{coh}\}=\begin{cases} N & M_t \\ \tau_y & M_{fy} \\ \tau_z & M_{fz} \end{cases}_{\left(G,x,y,z\right)}$

on obtient les relations fondamentales suivantes :

$N = \int_{S} \boldsymbol{\sigma} \cdot ds \qquad (1)$	$M_{t} = \int_{S} (y \cdot \tau_{z} - z \cdot \tau_{y}) \cdot ds \qquad (4)$
$T_{y} = \int_{S} \tau_{y} \cdot ds \qquad (2)$	$M_{fy} = \int_{S} z \cdot \boldsymbol{\sigma} \cdot ds \qquad (5)$
$T_z = \int_S \tau_z \cdot ds \qquad (3)$	$M_{fz} = \int_{S} y \cdot \boldsymbol{\sigma} \cdot ds \qquad (6)$

[🖔] Ces relations seront utilisées dans les études des différents cas de sollicitations.

[🕏] Elles ne sont pas directement utiles pour résoudre des problèmes de RDM.