TD 3 & 4: Les contraintes

Objectif: Calculer les contraintes

1 Exercice 1: Determination du cisaillement maximal par cercle de Mohr

Soit un solide de section $10 \times 10~cm^2$ et de hauteru de 50~mm soumis à un essai de traction. Le matériau est en équilibre statique et la xontrqinte est considérée comm étant bi-axiale.

- 1. Determiner les contraintes σ_{xx} et σ_{yy} associées.
- 2. A partir du cercle de Mohr, déduire l'angle de cisaillemen maximale du matériau.

1.1 Solution

1.1.1 Determiner les contraintes σ_{xx} et σ_{yy}

L'equilibre statique permet de considérer un colume élémentaire dans le solide.

Pour σ_{xx} :

$$\sigma_{xx} = \frac{F_{xx}}{A_{xx}} \cdot \left[\frac{N}{m^2} \right] \tag{1}$$

$$\sigma_{xx} = \frac{1000}{50 \times 10} \times \frac{(1000 \ mm)^2}{1 \ m^2} = 4 \ MPa$$
 (2)

Pour σ_{yy} :

$$\sigma_{yy} = \frac{F_{yy}}{A_{yy}} \cdot \left[\frac{N}{m^2} \right] \tag{3}$$

$$\sigma_{xx} = \frac{1000}{10 \times 10} \times \frac{(1000 \ mm)^2}{1 \ m^2} = 10 \ MPa \tag{4}$$

1.2 Déduire l'angle de cisaillement maximale du matériau

 σ_{xx} et σ_{yy} sont de contraintes normales et contraintes principales. Donc les points restent sur l'axe des σ .

Le centre est égal à la demi-distance séparant σ_{xx} et σ_{yy} .

$$c = \frac{\sigma_{xx} + \sigma_{yy}}{2}$$

$$C = 7 MPa$$

Donc, les contraintes de cisaillement max sont

$$\tau = \frac{\sigma_{xx} - \sigma_{yy}}{2}$$

$$C = 3 MPa$$

2 Exercise 2:

Soit la matrice des contraintes $\underline{\sum}$ exprimée ci-dessous:

- 1. Statuer des équations d'équilibre local.
- 2. Déterminer le vecteur contrainte d'un point M situé sur la face x=2L.
- 3. Calculer en G (centre de section) le torseur global équivalent associé à ces densités surfaciques d'efforts sur cette même face.

2.1 Solution

2.1.1 Statuer des équations d'équilibre local

D'après le cours, les équations d'équilibre local s'ecrivent :

$$\nabla \cdot \mathbf{F} = \frac{\partial F_x}{\partial x} + \frac{\partial F_y}{\partial y} + \frac{\partial F_z}{\partial z} - \underline{f_v}$$

$$\text{En Cordon\'ees Cart\'esiennes} = \begin{cases} \frac{\partial \sigma_{xx}}{\partial x} + \frac{\partial \sigma_{xy}}{\partial y} + \frac{\partial \sigma_{xz}}{\partial z} + f_x = 0 \\ \frac{\partial \sigma_{yx}}{\partial x} + \frac{\partial \sigma_{yy}}{\partial y} + \frac{\partial \sigma_{yz}}{\partial z} + f_y = 0 \\ \frac{\partial \sigma_{zx}}{\partial x} + \frac{\partial \sigma_{zy}}{\partial y} + \frac{\partial \sigma_{zz}}{\partial z} + f_z = 0 \end{cases}$$

pour la direction i:

$$\frac{\partial \sigma_{xx}}{\partial x} + \frac{\partial \sigma_{xy}}{\partial y} + \frac{\partial \sigma_{xz}}{\partial z} + f_x = 0$$

$$\frac{\partial}{\partial x}(\frac{2\sigma_0x}{L}-2\cancel{\sigma_0})+\frac{\partial}{\partial y}(-\frac{2\sigma_0y}{L})+\frac{\partial}{\partial z}\cancel{\emptyset}+f_x=0$$

3 Exercice 3

Soit une poutre parallélépipè de rectangle de longeur L, de largeur l et d'épaisseur e comme illustré ci-dessous. Elle est soumise à une flexion pure.

L'objectif de cette exercice est de déterminer le chap de déplacement en tout point. La face en x = 0 est encstrée, le point de coordonnées (0,0,0) est fixe, le point du plain (i,j) restent dans ce plain et les points situées en x = 0 resten dans le plain (j,k) après deformation.

A l'opposée de l'encastrement, un couple est imposé sur la face x=L avec au point M le torseur global équivalent τ_M s'écrivant:

$$\tau_M = \begin{cases} \underline{R}(\tau_M) = 0 \\ \underline{M}(\tau_M, M) = M_0 \underline{k} \end{cases}$$

La sollicitation sur la poutre engendre en tout point du solide des déformations notées dans la materice de déformation \underline{E}

$$\underline{\underline{E}} = \begin{pmatrix} \varepsilon_{xx} & 0 & 0 \\ \varepsilon_{yx} & 0 & 0 \\ \varepsilon_{xx} & 0 & 0 \end{pmatrix}$$

La déformation ε_{xx} est de la forme $\varepsilon_{xx}=-\frac{y\cdot M_0}{E\cdot I}.$

Cette dernière dépend du coefficient de Poisson (ν) , du module de Young E, du moment M_0 et du moment quadratique I_z par rapport à \underline{k} de la section droite de la poutre.

Dans le cas d'une section rectangulaire comme la poutre étudiée ici, I_z s'écrit:

$$I_z = \frac{bh^3}{12}$$

Le lien entre $\varepsilon_{xx}, \varepsilon_{yy}\varepsilon_{zz}$ est : $-\nu\varepsilon_{xx} = \varepsilon_{yy}\varepsilon_{zz}$

- 1. Rappeler l'unité de M_0 ?
- 2. Quel montage expérimental permettrait par le bias de deux uniques forces d'obtenir le couple τ_M sur la surface x=L?
- 3. Determiner l'expression du torseur global équivalent au point $\mathcal{O}.$
- 4. Statuer des équations de compatibilité.
- 5. Déterminer alors l'expression de vecteur déplacement.
- 6. Déterminer complètement ce déplacement sachant qu'un déplacement nul et une rotation nulle sont imposés au point O.
- 7. Représenter l'allure de la fibre moyenne déformée.