# Correction TD 6 - Équilibre des milieux continus

## 1 Vitesse de rotation maximale d'un disque

#### Question 1.1:

$$\underline{\mathrm{Div}}\ \underline{\sigma} + f = \underline{0}$$

#### Question 1.2:

Pour le contact sans frottement en z=h, on a  $\underline{\underline{\sigma}}$   $\underline{e}_z \wedge \underline{e}_z = \underline{0},$  en z=-h, on a  $\underline{\underline{\sigma}}$   $(-\underline{e}_z) \wedge \underline{e}_z = \underline{0},$ 

Pour la surface latérale libre en r = a, on a  $\underline{\underline{\sigma}} \underline{e}_r = \underline{0}$ .

Question 1.3 : Il faut développer le calcul avec l'expression en cylindrique, c'est assez immédiat :

$$\underline{\mathrm{rot}}\ \underline{U} = \left(\frac{1}{r}\frac{\partial u_z}{\partial \theta} - \frac{\partial u_\theta}{\partial z}\right)\underline{e}_r + \left(\frac{\partial u_r}{\partial z} - \frac{\partial u_z}{\partial r}\right)\underline{e}_\theta + \frac{1}{r}\left(\frac{\partial (ru_\theta)}{\partial r} - \frac{\partial u_r}{\partial \theta}\right)\underline{e}_z = \underline{0}$$

#### Question 1.4

$$\underline{\underline{\mathbb{G}rad}} \ \underline{U} = \begin{bmatrix} \frac{\partial u_r}{\partial r} & 0 & 0 \\ 0 & \frac{u_r}{r} & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \qquad \underline{\underline{\varepsilon}} = \begin{bmatrix} \frac{\partial u_r}{\partial r} & 0 & 0 \\ 0 & \frac{u_r}{r} & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$\underline{\underline{\sigma}} = \begin{bmatrix} (\lambda + 2\mu) \frac{\partial u_r}{\partial r} + \lambda \frac{u_r}{r} & 0 & 0 \\ 0 & (\lambda + 2\mu) \frac{\partial u_r}{\partial r} + \lambda \frac{u_r}{r} & 0 \\ 0 & 0 & \lambda \left( \frac{\partial u_r}{\partial r} + \frac{u_r}{r} \right) \end{bmatrix}$$

La seule composante non nulle de  $\underline{\text{Div}} \ \underline{\sigma}$  est la composante issue de  $\sigma_{rr}$ , ce qui conduit à :

$$(\lambda + 2\mu) \left( \frac{\partial u_r}{\partial r} + \frac{1}{r} \frac{\partial u_r}{\partial r} - \frac{u_r}{r^2} \right) + \rho \Omega^2 r = 0$$

**Question 1.5 :** Les fonctions r et 1/r sont des fonctions solutions évidentes de l'équation homogène. La résolution de l'équation complète conduit à :

$$u_r(r) = Ar + \frac{B}{r} - \frac{\rho\Omega^2}{8(\lambda + 2\mu)}r^3.$$

**Question 1.6 :** Or le champ de déplacement  $u_r$  ne peut pas physiquement diverger en r=0 imposant ainsi obligatoiremeent B=0. On peut alors réécrire la solution :

$$\underline{U} = \left(\frac{C}{2}r - \frac{\rho\Omega^2}{8(\lambda + 2\mu)}r^3\right)\underline{e}_r.$$

### Question 1.7:

$$\underline{\varepsilon} = \begin{bmatrix} -\frac{3\rho\Omega^2}{8(\lambda + 2\mu)}r^2 + \frac{C}{2} & 0 & 0\\ 0 & -\frac{\rho\Omega^2}{8(\lambda + 2\mu)}r^2 + \frac{C}{2} & 0\\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$\underline{\underline{\sigma}} = \begin{bmatrix} -\frac{\rho\Omega^2r^2}{8}\left(3 + \frac{\lambda}{\lambda + 2\mu}\right) + (\lambda + \mu)C & 0 & 0 \\ 0 & -\frac{\rho\Omega^2r^2}{8}\left(1 + \frac{3\lambda}{\lambda + 2\mu}\right) + (\lambda + \mu)C & 0 \\ 0 & 0 & -\frac{4\lambda\rho\Omega^2r^2}{8(\lambda + 2\mu)} + \lambda C \end{bmatrix}$$

**Question 1.8 :** Sur la surface latérale su disque, il n'y a pas de contrainte. On a donc en r=a,  $\underline{\sigma}$   $\underline{e}_r=\underline{0}$  qui conduit à :

$$C = \frac{\rho \Omega^2 a^2}{8(\lambda + \mu)} \left( 3 + \frac{\lambda}{\lambda + 2\mu} \right) = \frac{5\rho \Omega^2 a^2}{24\lambda}$$

Question 1.9: Il faut avant tout déterminer:

$$\begin{cases} \sigma_{rr} = \frac{\rho \Omega^{2}}{12} (5a^{2} - 5r^{2}) \\ \sigma_{\theta\theta} = \frac{\rho \Omega^{2}}{12} (5a^{2} - 3r^{2}) \Rightarrow \begin{cases} \sigma_{\theta\theta} - \sigma_{rr} = \frac{\rho \Omega^{2} r^{2}}{6} \\ \sigma_{\theta\theta} - \sigma_{zz} = \frac{\rho \Omega^{2}}{24} (5a^{2} - 2r^{2}) \\ \sigma_{zz} = \frac{\rho \Omega^{2}}{24} (5a^{2} - 4r^{2}) \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} \sigma_{\theta\theta} - \sigma_{rr} = \frac{\rho \Omega^{2} r^{2}}{6} \\ \sigma_{\theta\theta} - \sigma_{zz} = \frac{\rho \Omega^{2}}{24} (5a^{2} - 2r^{2}) \end{cases}$$

Comme 0 < r < a, le maximum ne peut être que  $\frac{5\rho\Omega^2a^2}{24}$ . On a donc le critère de Tresca où  $R_e$  est la limite élastique du matériau :  $\Omega < \sqrt{\frac{24R_e}{5\rho a^2}}$ 

Question 1.10: La pression est obtenue par la définition

$$p(r) = -\frac{1}{3}Tr(\underline{\underline{\sigma}}) = -\frac{\rho\Omega^2}{72}(25a^2 - 20r^2)$$

 ${\bf Question} \ {\bf 1.11}: {\bf On} \ {\bf peut} \ {\bf donc} \ {\bf construire} \ {\bf le} \ {\bf tenseur} \ {\bf déviatorique}:$ 

$$\underline{\underline{\sigma}}_D = \frac{\rho \Omega^2}{72} \begin{bmatrix} 5a^2 - 10r^2 & 0 & 0\\ 0 & 5a^2 + 2r^2 & 0\\ 0 & 0 & -10a^2 + 8r^2 \end{bmatrix}$$

La contrainte équivalente de Von Mises va être maximale en r=0, soit

$$\sigma_{VM} = \sqrt{\frac{3}{2}\underline{\underline{\sigma}}_D : \underline{\underline{\sigma}}_D} = \frac{\rho\Omega^2a^2}{72}\sqrt{\frac{3\times150}{2}} = \frac{5\rho\Omega^2a^2}{24}$$

**Question 1.12 :** Pour calculer l'action mécanique exercé par les contacts, il faut d'abord calculer le vecteur contrainte en z = h:

$$\underline{\underline{\sigma}} \ \underline{e}_z = \frac{\rho \Omega^2}{24} (5a^2 - 4r^2) \underline{e}_z$$

On peut alors calculer la force exercée :

$$\underline{F} = \int_0^{2\pi} \int_0^a \underline{\underline{\sigma}} \ \underline{e}_z r dr d\theta = \pi \frac{1}{8} \rho \Omega^2 a^4 \underline{e}_z$$

On peut alors calculer le moment exercé :

$$\underline{M} = \int_0^{2\pi} \int_0^a r \underline{e}_r \wedge \underline{\underline{\sigma}} \ \underline{e}_z r dr d\theta = \pi \frac{13}{180} \rho \Omega^2 a^5 \underline{e}_\theta$$

La présence de ce moment indique que le disque va se creuser au cours de la rotation.