ENSTA-Paris MS102

> Thermélasticité linéaire Correction du travaux dirigés n3

## Exercice 1: Équilibre d'un réservoir sphérique

1. Pas de conditions aux limites en déplacement, la seule contrainte sur  $\xi$  est donc qu'il vérifie la symétrie sphérique, soit :

$$\underline{\xi}(r) = u(r)\underline{e}_r$$
.

Le champ de déformations s'écrit :  $\underline{\underline{\epsilon}} = u'\underline{e}_r \otimes \underline{e}_r + \frac{u}{r} \left(\underline{e}_\theta \otimes \underline{e}_\theta + \underline{e}_\phi \otimes \underline{e}_\phi\right)$ . En appliquant la loi de comportement, il vient :

$$\underline{\underline{\sigma}} = \left[\lambda \left(u' + \frac{2u}{r}\right) + 2\mu u'\right] \underline{e_r} \otimes \underline{e_r} + \left[\lambda \left(u' + \frac{2u}{r}\right) + 2\mu \frac{u}{r}\right] \left(\underline{e_\theta} \otimes \underline{e_\theta} + \underline{e_\phi} \otimes \underline{e_\phi}\right)$$

$$\operatorname{div}\underline{\underline{\sigma}} = \underline{0}$$
 (1)

$$\sigma_{\cdot}e_{\cdot\cdot} = -p_{\circ}e_{\cdot\cdot}$$
 en  $r = b$  (2)

$$\underline{\underline{\sigma}} \cdot \underline{e_r} = -p_e \underline{e_r} \quad \text{en} \quad r = b$$

$$\underline{\underline{\sigma}} \cdot (-\underline{e_r}) = p_i \underline{e_r} \quad \text{en} \quad r = a$$
(2)

L'équation (1) selon  $\underline{e}_{\theta}$  et  $\underline{e}_{\phi}$  ne donne aucune information (0=0). Selon  $\underline{e}_{r}$ , on obtient :

$$(\lambda + 2\mu) \left[ u'' + \frac{2}{r}u' - \frac{2}{r^2}u \right] = 0,$$

ce qui donne une équation différentielle que doit vérifier u. En cherchant les fonctions de r sous la forme  $u(r)=r^n$  qui vérifient cette équation, on trouve qu'obligatoirement n=1 ou n=-2. L'équation différentielle étant du second ordre, on en déduit que toutes les solutions s'écrivent sous la forme :

$$u(r) = Ar + \frac{B}{r^2}$$
.

On détermine les constantes A et B en reportant dans (2) et (3). On trouve :

$$A = \frac{p_i a^3 - p_e b^3}{(3\lambda + 2\mu)(b^3 - a^3)}$$
(4)

$$B = \frac{p_i - p_e}{4u} \frac{a^3b^3}{b^3 - a^3}$$
(5)

ce qui permet d'écrire explicitement les contraintes

$$\underline{\underline{\sigma}}_{rr} = \frac{p_i a^3 - p_e b^3}{b^3 - a^3} - \frac{p_i - p_e}{r^3} \frac{a^3 b^3}{b^3 - a^3}$$
 (6)

$$\underline{\underline{\sigma}}_{rr} = \frac{p_i a^3 - p_e b^3}{b^3 - a^3} - \frac{p_i - p_e}{r^3} \frac{a^3 b^3}{b^3 - a^3}$$

$$\underline{\underline{\sigma}}_{\theta\theta} = \underline{\underline{\sigma}}_{\phi\phi} = \frac{p_i a^3 - p_e b^3}{b^3 - a^3} + \frac{p_i - p_e}{2r^3} \frac{a^3 b^3}{b^3 - a^3}$$
(7)

4. La condition de surface libre en  $z=\pm H/2$  donne deux relations. La première s'écrit :

$$\forall r \in [a, R[: f(r) + g'(r) = 0.$$
 (12)

De la seconde on tire :

$$\beta = \frac{1}{\lambda + 2u} \left[ k \frac{\Delta \mathbf{T}}{H} - \lambda \left( f'(r) + \frac{f(r)}{r} \right) \right]. \quad (13)$$

La condition de glissement sans frottement fournit : g'(R)=0. Enfin la condition de surface libre en r=a donne :

$$(\lambda + 2\mu)f'(a) - k\frac{\Delta \mathbf{T}}{H} + \lambda \left(\beta + \frac{f(a)}{a}\right) = 0$$
 (14)

5. Les équations d'équilibre au sein de la plaque s'écrivent :  ${\rm div}_{\underline{\sigma}} = \underline{0}$ . La troisième composante redonne l'équation (13), la première donne l'équation différentielle demandée pour f. On en déduit : f(r) = Ar + B/r, et la condition f(R) = 0 donne immédiatement  $B = -AR^2$ . En reportant l'expression de f dans (13), il vient :  $\beta = \frac{1}{1+2p} \left[ k \frac{\Delta T}{H} - 2\lambda A \right]$ . En reportant dans (14), on obtient la valeur de A

$$A = k \frac{\Delta \mathbf{T}}{H} \frac{a^2}{(3\lambda + 2\mu)a^2 + (\lambda + 2\mu)R^2} . \tag{15}$$

Enfin l'équation (12) permet de trouver  $g:g(r)=-A\left(\frac{r^2}{2}-R^2\ln r\right)+C$ , où la constante C correspond à un mouvement rigidifiant selon z. Une translation nulle est obtenue pour g(P)=0, soit

$$g(r) = A \left[ \frac{R^2 - r^2}{2} + R^2 \ln \frac{r}{R} \right]$$
 (16)

Les quantités f(r),g(r) et  $\beta$  étant déterminées, le champ de déplacement est connu. Les tenseurs  $\underline{\varepsilon}$  et  $\underline{\sigma}$  s'écrivent alors :

3

$$\begin{split} & \underbrace{\underline{\varepsilon}} = z \ A \ \left[ \left( 1 + \frac{R^2}{r^2} \right) \underline{e}_r \otimes \underline{e}_r + \left( 1 - \frac{R^2}{r^2} \right) \underline{e}_\theta \otimes \underline{e}_\theta \right] + z \ \beta \ \underline{e}_z \otimes \underline{e}_z \\ & \underline{\underline{\sigma}} = -2\mu A z \frac{R^2}{a^2} \left[ \left( 1 - \frac{a^2}{r^2} \right) \underline{e}_r \otimes \underline{e}_r + \left( 1 + \frac{a^2}{r^2} \right) \underline{e}_\theta \otimes \underline{e}_\theta \right] \end{split} \tag{17}$$

3. On développe les quantités précédentes selon :

$$a = R\left(1 - \frac{\varepsilon}{2}\right), \quad b = R\left(1 + \frac{\varepsilon}{2}\right), \quad \text{et} \quad r = R(1 - y),$$

où  $\varepsilon=e/R<<1$  et  $y=\frac{R-r}{R}<<1$  sont deux infiniments petits. Après calcul on obtient :

$$\underline{\underline{\sigma}}_{rr} = (p_e - p_i) \frac{R - r}{e} - \frac{1}{2} (p_i + p_e)$$

 $\underline{\underline{\sigma}}_{rr}=(p_e-p_i)\frac{R-r}{e}-\frac{1}{2}(p_i+p_e)$  On remarque que  $\underline{\underline{\sigma}}_{rr}$  varie linéairement le long de l'épaisseur.

$$\underline{\underline{\sigma}}_{aa} = (p_i - p_e) \frac{R}{2a}$$

On remarque que les contraintes selon  $\theta$  et  $\phi$  sont un ordre de grandeur plus grandes que celles selon r puisqu'il subsiste un terme en  $1/\varepsilon$ .

4. Le cisaillement maximal est défini par :  $\tau_{\max} = \frac{1}{2} \max |\underline{\sigma}_{er} - \underline{\sigma}_{g\theta}|$ . D'après la question précédente,  $\underline{\sigma}_{er}$  est négligeable devant  $\underline{\sigma}_{g\theta}$ , si bien que l'expression du cisaillement maximal

$$\tau_{\text{max}} = \frac{|p_i - p_e|R}{4c} \le \tau_{cr}$$

 $\tau_{\max} = \frac{|p_i - p_e|}{4e} \\ R \leq \tau_{crit}$  Application numérique : avec les valeurs données, l'épaisseur doit être d'au moins 2.5 mm.

## Exercice 2 : Échauffement d'une plaque circulaire trouée $\,$

1. La température est linéaire :  $\tau=\frac{\Delta \mathbf{T}}{H}z$ . Les conditions aux limites se traduisent par :  $\xi_r^d(r=R)=0$  ;  $T_z^d(r=R)=0$  . Les autres surface sont libres de contrainte, on a bien :

$$S_{T_i} \cup S_{\xi_i} = \partial \Omega$$
 et  $S_{T_i} \cap S_{\xi_i} = \emptyset$   $i = [1, 2, 3]$ . (8)

On peut donc en conclure que le problème est bien posé.

- 2. Le champ de déplacement proposé est CA si f(R) = 0.
- 3. Les composantes du tenseur des déformations  $\varepsilon$  sont :

$$\begin{cases}
\varepsilon_{rr} = zf'(r) \; ; \; \varepsilon_{\theta\theta} = \frac{zf(r)}{r} \\
\varepsilon_{zz} = \beta z \; ; \; \varepsilon_{rz} = \varepsilon_{zr} = \frac{1}{2} (f(r) + g'(r))
\end{cases}$$
(9)

Les autres composantes sont nulles.

On en déduit le tenseur des contraintes  $\underline{\underline{\sigma}}$  par la loi de comportement :

$$\underline{\underline{\sigma}} = (\lambda \text{ tr } \underline{\underline{\varepsilon}}) \ \underline{\underline{\mathbb{1}}} + 2\mu \ \underline{\underline{\varepsilon}} - k\tau \ \underline{\underline{\mathbb{1}}} \ \text{ avec} \ k = \frac{E\alpha}{1 - 2\nu} \ . \tag{10}$$

ce qui s'écrit pour les composantes :

$$\begin{cases}
\sigma_{rr} = (\lambda \operatorname{tr} \underline{\varepsilon}) + 2\mu \varepsilon_{rr} - k\tau \\
\sigma_{zz} = (\lambda \operatorname{tr} \underline{\varepsilon}) + 2\mu \varepsilon_{zz} - k\tau \\
\sigma_{\theta\theta} = (\lambda \operatorname{tr} \underline{\varepsilon}) + 2\mu \varepsilon_{\theta\theta} - k\tau \\
\sigma_{rz} = \sigma_{zr} = 2\mu \varepsilon_{rz} = \mu \left[ f(r) + g'(r) \right].
\end{cases}$$
(11)