

1. Equations et conditions aux limites

$$\text{équilibre : } \underline{\text{div}} \underline{\mathbb{T}}(r, \theta, z) + \rho_0 \omega^2 r \underline{e}_r = \underline{0} \quad \forall r / 0 < r < R, \theta \in [0, 2\pi[, z \in]-h, h[$$

$$\text{loi de comportement : } \underline{\mathbb{T}}(r, \theta, z) = \lambda \text{ trace } \underline{\mathbb{E}}(r, \theta, z) \underline{1} + 2\mu \underline{\mathbb{E}}(r, \theta, z)$$

$$\text{avec } \underline{\mathbb{E}}(r, \theta, z) = \frac{1}{2} [\underline{\nabla} \underline{u} + (\underline{\nabla} \underline{u})^T]$$

$$\text{Conditions aux limites : } \underline{\mathbb{T}}(r, \theta, z = \pm h) \cdot (\pm \underline{e}_z) = \underline{0} \quad \forall 0 < r < R \quad \forall \theta \in [0, 2\pi[$$

lisses

$$\underline{\mathbb{T}}(r=R, \theta, z) \cdot \underline{e}_r = \underline{0} \quad \forall \theta \in [0, 2\pi[\quad \forall z \in]-h, h[$$

- Ce problème est régulier en chaque point du bord nous disposons de 3 conditions aux limites scalaires. Il est de type 2, les conditions sur l'ensemble de la frontière portent sur les densités d'efforts surfaciques.

- La solution du problème en déplacement et contraintes existe sous la condition nécessaire

$$\iiint_{\Omega} \rho_0 f \, dv = 0 \quad \text{soit} \quad \iiint_{\Omega} \rho_0 \omega^2 r \underline{e}_r \, r dr d\theta dz = 0$$

$$\text{Cette condition est bien vérifiée ici } \left(\int_0^{2\pi} \cos \theta \underline{e}_1 + \sin \theta \underline{e}_2 \, d\theta = \underline{0} \right)$$

A rapprocher de la condition d'existence pour un problème de Neumann

$$\begin{cases} u \in V = \{ v \text{ réguliers} \} \\ a(u, v) = L(v) \quad \forall v \in V \end{cases} \quad \text{si } v = \text{cte} \in V \quad \text{alors } a(u, v) = 0 = L(v)$$

$$\text{avec } a(u, v) = \iiint_{\Omega} [\lambda (\text{trace } \underline{\mathbb{E}}(u)) (\text{trace } \underline{\mathbb{E}}(v)) + 2\mu \underline{\mathbb{E}}(u) : \underline{\mathbb{E}}(v)] \, dv$$

= fournit la condition neumann d'existence

$$L(v) = \iiint_{\Omega} \rho_0 f \cdot v \, dv$$

- La solution en contraintes et déformation est unique. Elle est en déplacement

non unique, mais définie à un déplacement de corps rigide près

$$\underline{u}^* = \underline{u} + \underline{c} \quad \text{avec } \underline{u} \text{ solution, } \underline{c} \in \mathbb{R}^3 \text{ déplacement de corps rigide}$$

$$\text{est aussi solution. } (\underline{\mathbb{E}}(\underline{c}) = \underline{0})$$

- $\mathcal{U}_{ad} = \{ v(r, \theta, z) \text{ réguliers} \}$ (aucune condition aux limites en déplacement imposée)

- $\Sigma_{ad} = \{ \underline{\mathbb{E}} \text{ réguliers, symétriques, vérifiant } \underline{\text{div}} \underline{\mathbb{E}} + \rho_0 \omega^2 r \underline{e}_r = \underline{0} \text{ dans } \Omega$
 $\underline{\mathbb{T}} \cdot \underline{n} = \underline{0} \text{ sur } z = \pm h \text{ avec } \underline{n} = \pm \underline{e}_z$
 $\underline{\mathbb{T}} \cdot \underline{n} = \underline{0} \text{ sur } r=R \text{ avec } \underline{n} = \underline{e}_r \}$

2. Recherche de solution sous la forme d'un tenseur de contraintes plan parallèlement au plan $(\underline{e}_1, \underline{e}_2)$

les efforts volumiques $\rho_0 f$ sont fonction de (r, θ) indépendants de z et dans le plan $(\underline{e}_1, \underline{e}_2)$ (portés par \underline{e}_r) et donc de la forme

$\rho_0 \underline{f} = f_1(x_1, x_2) \underline{e}_1 + f_2(x_1, x_2) \underline{e}_2$, forme necessaire pour que les equations 2/

d'equilibre en contraintes planes soient satisfaites

- Par ailleurs sur les faces $z = \pm h$, les conditions aux limites sont des conditions de bord libre $\underline{T} \cdot \underline{n} = \underline{0}$ soit en termes $T_{13} = T_{23} = T_{33} = 0$, conditions aux limites compatibles avec la forme du tenseur des contraintes sous l'hypothese des contraintes planes.

- Sur $r = R$, les conditions aux limites de bord libre sont également compatibles avec cette hypothese. Elles s'ecrivent en effet en termes :

$$T_{11} \frac{x_1}{R} + T_{12} \frac{x_2}{R} = 0 \quad ; \quad T_{12} \frac{x_1}{R} + T_{22} \frac{x_2}{R} = 0 \quad T_{13} \frac{x_1}{R} + T_{23} \frac{x_2}{R} = 0$$

(automatiquement satisfaites)

- le disque etant mince $2h \ll R$ dans la direction \underline{e}_3 , il est raisonnable par ailleurs de supposer que les conditions aux limites de bord libre en face superieure $z = h$ et inferieure $z = -h$ soient également satisfaites dans toute section $z = \text{cte}$ interieure au disque.

- le champ de contraintes sous l'hypothese des contraintes planes parallelement au plan $(\underline{e}_1, \underline{e}_2)$ s'ecrit sous la forme :

$$\underline{T} = \underline{T}(x_1, x_2) = \begin{pmatrix} T_{11} & T_{12} & 0 \\ T_{12} & T_{22} & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{pmatrix}_{\underline{e}_1, \underline{e}_2, \underline{e}_3} \quad \text{avec} \quad T_{\alpha\beta} = T_{\alpha\beta}(x_1, x_2) \quad \alpha, \beta = 1, 2$$

$$\underline{\varepsilon} = \underline{\varepsilon}(x_1, x_2) = \begin{pmatrix} \varepsilon_{11} & \varepsilon_{12} & 0 \\ \varepsilon_{12} & \varepsilon_{22} & 0 \\ 0 & 0 & \varepsilon_{33} \end{pmatrix}_{\underline{e}_1, \underline{e}_2, \underline{e}_3} \quad \text{avec} \quad \varepsilon_{\alpha\beta} = \varepsilon_{\beta\alpha}(x_1, x_2) \quad \text{et}$$

$$\varepsilon_{33} = -\frac{\nu}{E} (T_{11} + T_{22}) \quad (\text{d'après la loi de Hooke})$$

3. Efforts volumiques

$$\rho_0 \underline{f} = \rho_0 \omega^2 r \underline{e}_r \quad \text{dérive d'un potentiel} \quad \rho_0 \underline{f} = -\text{grad } V$$

$$\text{en effet } \left\{ \begin{array}{l} \frac{\partial V}{\partial x_1} = -\rho_0 \omega^2 r \cos \theta = -\rho_0 \omega^2 x_1 \\ \frac{\partial V}{\partial x_2} = -\rho_0 \omega^2 r \sin \theta = -\rho_0 \omega^2 x_2 \end{array} \right. \quad \underline{e}_r = \cos \theta \underline{e}_1 + \sin \theta \underline{e}_2$$

Ce système est bien intégrable $V = -\rho_0 \omega^2 \frac{x_1^2}{2} + \tilde{f}(x_2)$

$$\text{et } \frac{d\tilde{f}}{dx_2} = -\rho_0 \omega^2 x_2 \Rightarrow \tilde{f}(x_2) = -\rho_0 \omega^2 \frac{x_2^2}{2} + \text{Cste}$$

soit donc $V(x_1, x_2) = -\rho_0 \omega^2 \frac{(x_1^2 + x_2^2)}{2} + \text{Cste}$, la constante quelconque

soit donc $V = V(r) = -\rho_0 \omega^2 \frac{r^2}{2}$ avec $r^2 = u_1^2 + u_2^2$

3/

D'après l'équilibre sous l'hypothèse des contraintes planes, on a

$$\frac{\partial \sigma_{11}}{\partial x_1} + \frac{\partial \sigma_{12}}{\partial x_2} + \rho_0 b_1 = 0 \quad \text{soit} \quad \frac{\partial (\sigma_{11} - V)}{\partial x_1} + \frac{\partial \sigma_{12}}{\partial x_2} = 0 \quad (\rho_0 b_1 = -\frac{\partial V}{\partial x_1})$$

$$\frac{\partial \sigma_{21}}{\partial x_1} + \frac{\partial \sigma_{22}}{\partial x_2} + \rho_0 b_2 = 0 \quad \text{soit} \quad \frac{\partial \sigma_{21}}{\partial x_1} + \frac{\partial (\sigma_{22} - V)}{\partial x_2} = 0$$

l'équilibre est satisfait s'il existe $\varphi(u_1, u_2)$ et $\psi(u_1, u_2)$ tels que

$$\begin{cases} \sigma_{11} - V(u_1, u_2) = \frac{\partial \varphi}{\partial x_2} \\ \sigma_{12} = -\frac{\partial \varphi}{\partial x_1} \end{cases} \quad \begin{cases} \sigma_{21} = -\frac{\partial \psi}{\partial x_2} \\ \sigma_{22} - V = \frac{\partial \psi}{\partial x_1} \end{cases} \quad \text{en tout point } (u_1, u_2)$$

soit donc Comme $\sigma_{12} = \sigma_{21}$ $-\frac{\partial \varphi}{\partial x_1} + \frac{\partial \psi}{\partial x_2} = 0$ équation satisfaisante

sous la condition d'existence d'une fonction $\chi(u_1, u_2)$ telle que

$$\varphi = \frac{\partial \chi}{\partial x_2} \quad \psi = +\frac{\partial \chi}{\partial x_1}$$

et donc

$$\begin{cases} \sigma_{11}(u_1, u_2) = V(u_1, u_2) + \frac{\partial^2 \chi}{\partial x_2 \partial x_2} \\ \sigma_{22}(u_1, u_2) = V(u_1, u_2) + \frac{\partial^2 \chi}{\partial x_1 \partial x_1} \\ \sigma_{12}(u_1, u_2) = \sigma_{21}(u_1, u_2) = -\frac{\partial^2 \chi}{\partial x_1 \partial x_2} \end{cases} \quad V(u_1, u_2) \in \Omega$$

4- Coefficient des déformations

D'après la loi de comportement, on a

$$\underline{\underline{\epsilon}} = \frac{1+\nu}{E} \underline{\underline{\sigma}} - \frac{\nu}{E} (\text{tr} \underline{\underline{\sigma}}) \underline{\underline{1}} \quad \text{soit ici sous l'hypothèse des contraintes planes}$$

$$\epsilon_{11} = \frac{1+\nu}{E} \sigma_{11} - \frac{\nu}{E} (\sigma_{11} + \sigma_{22}) = \frac{1}{E} \sigma_{11} - \frac{\nu}{E} \sigma_{22}$$

$$\text{soit} \quad \epsilon_{11}(u_1, u_2) = \frac{1}{E} (V(u_1, u_2) + \chi_{,22}) - \frac{\nu}{E} (V + \chi_{,11})$$

et donc $\left\{ \begin{aligned} \epsilon_{11}(u_1, u_2) &= \left(\frac{1-\nu}{E} \right) V(u_1, u_2) + \frac{1}{E} \chi_{,22} - \frac{\nu}{E} \chi_{,11} \end{aligned} \right.$

De même $\epsilon_{22}(u_1, u_2) = \frac{1-\nu}{E} V(u_1, u_2) + \frac{1}{E} \chi_{,11} - \frac{\nu}{E} \chi_{,22}$

$$\epsilon_{12}(u_1, u_2) = \frac{1+\nu}{E} \sigma_{12} = -\frac{1+\nu}{E} \chi_{,12}$$

$$\epsilon_{33}(u_1, u_2) = -\frac{\nu}{E} (\sigma_{11} + \sigma_{22}) = -\frac{\nu}{E} (2V(u_1, u_2) + \chi_{,11} + \chi_{,22})$$

5- Equations de compatibilité

Les équations de compatibilité traduisent l'intégrabilité du système

$$\frac{1}{2} (\underline{\underline{\nabla}} \underline{\underline{u}} + \underline{\underline{\nabla}} \underline{\underline{u}}^T) = \underline{\underline{\epsilon}} \text{ donné symétrique, c'est à dire l'existence d'un}$$

champ de déplacement \underline{u} associé à un tenseur $\underline{\varepsilon}$ donné

- Elles s'expriment en coordonnées cartésiennes sous la forme

$$\left\{ \begin{array}{l} \varepsilon_{ij,k} - \varepsilon_{p,q,r} \frac{\partial^2 \varepsilon_{ij}}{\partial x_k \partial x_r} = 0 \quad \forall \underline{u} \in \Omega \quad i, p = 1, 2, 3 \end{array} \right.$$

Il s'agit de 6 équations scalaires. Sous l'hypothèse des contraintes planes

$\varepsilon_{13} = \varepsilon_{23} = 0$ et $\underline{\varepsilon} = \underline{\varepsilon}(u_1, u_2)$ de sorte qu'elles se réduisent à 4 équations

$$\left\{ \begin{array}{l} \varepsilon_{11,22} - 2\varepsilon_{12,12} + \varepsilon_{22,11} = 0 \\ \varepsilon_{33,11} = 0 \\ \varepsilon_{33,22} = 0 \\ \varepsilon_{33,12} = 0 \end{array} \right. \quad \forall \underline{u} \in \Omega \quad \text{les 2 autres étant automatiquement satisfaites}$$

Compte tenu des expressions de $\underline{\varepsilon}$ en fonction de $X(u_1, u_2)$, on obtient:

$$(3) \quad \left\{ \begin{array}{l} \left(\frac{1-\nu}{E} \right) \Delta V(u_1, u_2) + \frac{1}{E} X_{1,2222} - \frac{\nu}{E} X_{1,1122} + \frac{1}{E} X_{1,1111} - \frac{\nu}{E} X_{1,2211} + 2 \left(\frac{1+\nu}{E} \right) X_{1,1122} = 0 \end{array} \right.$$

$$\text{soit } (1-\nu) \Delta V(u_1, u_2) + \Delta(\Delta X)(u_1, u_2) = 0 \quad V(u_1, u_2)$$

$$\text{avec } \Delta(\Delta X) = X_{1,1111} + X_{1,2222} + 2X_{1,1122}$$

$$\Delta V = V_{,11} + V_{,22}$$

$$\bullet \quad 2V_{,11} + X_{1,1111} + X_{1,22,11} = 0$$

$$\text{soit } 2V_{,11} + \Delta(X_{,11}) = 0 = 2V_{,11} + (\Delta X)_{,11}$$

$$\bullet \quad 2V_{,22} + X_{1,11,22} + X_{1,2222} = 0$$

$$\text{soit } 2V_{,22} + \Delta(X_{,22}) = 0 = 2V_{,22} + (\Delta X)_{,22}$$

$$\bullet \quad 2V_{,12} + X_{1,11,12} + X_{1,22,12} = 0$$

$$\text{soit } 2V_{,12} + \Delta(X_{,12}) = 0 = 2V_{,12} + (\Delta X)_{,12}$$

6- Équation de compatibilité en polaire

D'après (3) et le fait que $X = X(r)$ et $V = V(r) = -C_0 \omega^2 \frac{r^2}{2}$,

$$(1-\nu) \Delta V + \Delta(\Delta X) = 0 \quad \text{écrit sous la forme}$$

$$(1-\nu) \frac{1}{r} \frac{d}{dr} \left[r \frac{dV}{dr} \right] + \frac{1}{r} \frac{d}{dr} \left[r \frac{d(\Delta X)}{dr} \right] = 0 \quad \text{soit en intégrant :}$$

$$(1-\nu) r \frac{dV}{dr} + r \frac{d(\Delta X)}{dr} = A \quad \text{avec } A = \text{cste}$$

$$\text{d'où } -(1-\nu) C_0 \omega^2 r + \frac{d}{dr} (\Delta X) = \frac{A}{r} \quad \text{et donc} \quad \Delta X = A \log r + (1-\nu) C_0 \omega^2 \frac{r^2}{2} + B$$

or en $r=0$, les contraintes doivent être finies - les contraintes font intervenir

des dérivées secondes de $X(r)$ (pour T_{00} ou en $\frac{1}{r} \frac{dX}{dr}$ pour T_{rr})

de plus l'axe $\underline{\underline{II}} = \Delta X + 2V$ Pour que l'axe $\underline{\underline{II}}$ soit finie en $r=0$ notamment, on doit avoir $A=0$

D'où l'expression recherchée

$$\frac{1}{r} \frac{d}{dr} \left(r \frac{dX}{dr} \right) = \Delta X(r) = B + (1-\nu) \epsilon_0 \omega^2 \frac{r^2}{2} \quad \forall 0 \leq r < R$$

$$\frac{d}{dr} \left(r \frac{dX}{dr} \right) = Br + (1-\nu) \epsilon_0 \omega^2 \frac{r^3}{2} \quad \text{soit} \quad r \frac{dX}{dr} = B \frac{r^2}{2} + (1-\nu) \epsilon_0 \omega^2 \frac{r^4}{8} + C$$

$$\text{et} \quad \frac{dX}{dr} = B \frac{r}{2} + (1-\nu) \epsilon_0 \omega^2 \frac{r^3}{8} + \frac{C}{r} ; \quad \frac{d^2X}{dr^2} = \frac{B}{2} + (1-\nu) \epsilon_0 \omega^2 \frac{3r^2}{8} - \frac{C}{r^2}$$

et donc

$$\begin{cases} T_{rr}(r) = \frac{B}{2} + (1-\nu) \epsilon_0 \omega^2 \frac{r^2}{8} + \frac{C}{r^2} - \epsilon_0 \omega^2 \frac{r^2}{2} \\ T_{00}(r) = \frac{B}{2} + (1-\nu) \epsilon_0 \omega^2 \frac{3r^2}{8} - \frac{C}{r^2} - \epsilon_0 \omega^2 \frac{r^2}{2} \\ T_{r\theta} = 0 \end{cases}$$

(T_{rr}, T_{00}) doivent être finies en $r=0$ d'où $C=0$ et on obtient les expressions demandées.

7 - Détermination des contraintes

D'après les conditions aux limites en $r=R$, on doit avoir $T_{rr}(r=R)=0$

les autres conditions sont automatiquement satisfaites $T_{r\theta}(r=R)=0 = T_{r\phi}(r=R)$

ainsi que $T_{rz} = T_{\theta z} = T_{\phi z}$ en $z = \pm R$

$$T_{rr}(r=R)=0 \Leftrightarrow \frac{B}{2} + (1-\nu) \epsilon_0 \omega^2 \frac{R^2}{8} - \epsilon_0 \omega^2 \frac{R^2}{2} = 0$$

$$\text{Soit} \quad B = \epsilon_0 \omega^2 R^2 \left[1 - \frac{(1-\nu)}{4} \right] = \epsilon_0 \omega^2 R^2 \left[\frac{3+\nu}{4} \right]$$

et donc

$$\begin{cases} T_{rr}(r) = \epsilon_0 \omega^2 \left[\frac{(3+\nu)}{8} R^2 + (1-\nu) \frac{r^2}{8} - \frac{r^2}{2} \right] \\ \quad = \epsilon_0 \omega^2 \frac{(3+\nu)}{8} [R^2 - r^2] \\ T_{00}(r) = \epsilon_0 \omega^2 \left[\frac{(3+\nu)}{8} R^2 + (1-\nu) \frac{3r^2}{8} - \frac{r^2}{2} \right] \\ \quad = \epsilon_0 \omega^2 \frac{(3+\nu)}{8} [(3+\nu) R^2 - (1+3\nu) r^2] \\ T_{r\theta}(r) = 0 \end{cases}$$

8 - Expression du tenseur des déformations linéaires

Ce tenseur s'obtient à partir de la loi de comportement :

$$\left\{ \begin{aligned} \epsilon_{rr} &= \frac{1}{E} \sigma_{rr} - \frac{\nu}{E} \sigma_{\theta\theta} = \frac{1}{E} \rho \frac{\omega^2}{8} [(3+\nu)(R^2-r^2) - \nu(3+\nu)R^2 + \nu(1+3\nu)r^2] \\ \epsilon_{\theta\theta} &= \frac{1}{E} \sigma_{\theta\theta} - \frac{\nu}{E} \sigma_{rr} = \frac{1}{E} \rho \frac{\omega^2}{8} [(3+\nu)R^2 - (1+3\nu)r^2 - \nu(3+\nu)(R^2-r^2)] \\ \epsilon_{r\theta} &= \frac{1+\nu}{E} \tau_{r\theta} = 0 \\ \epsilon_{rz} &= \epsilon_{\theta z} = 0 \\ \epsilon_{zz} &= -\frac{\nu}{E} (\sigma_{rr} + \sigma_{\theta\theta}) = -\frac{\nu}{E} \rho \frac{\omega^2}{8} [(3+\nu)(R^2-r^2) + (3+\nu)R^2 - (1+3\nu)r^2] \end{aligned} \right. \quad 6)$$

9) Détermination du champ de déplacement

D'après le formulaire, si l'on recherche $u = u(r, z)$, on a :

$$\left\{ \begin{aligned} \epsilon_{rr} &= \frac{\partial u_r}{\partial r} & \epsilon_{\theta\theta} &= \frac{u_r}{r} & \epsilon_{r\theta} &= \frac{1}{2} \left[\frac{\partial u_\theta}{\partial r} - \frac{u_r}{r} \right] \\ \epsilon_{rz} &= \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_r}{\partial z} + \frac{\partial u_z}{\partial r} \right) & \epsilon_{\theta z} &= \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_\theta}{\partial z} \right) & \epsilon_{zz} &= \frac{\partial u_z}{\partial z} \end{aligned} \right.$$

de l'expression de $\epsilon_{\theta\theta}$, on déduit alors :

$$u_r = \frac{1}{E} \rho \frac{\omega^2}{8} r [(1-\nu)(3+\nu)R^2 - (1+\nu)(1-\nu)r^2]$$

L'équation de compatibilité dans le plan (eq. 22) $\epsilon_{rr,zz} - 2\epsilon_{rz,r} + \epsilon_{zz,rr} = 0$

ayant été exploitée pour obtenir la fonction u et les contraintes, puis les déformations, nous sommes assurés que les équations en $\epsilon_{rr}, \epsilon_{\theta\theta}, \epsilon_{r\theta}$ sont bien compatibles et conduisent bien à l'expression u trouvée.

$$\text{On a } \epsilon_{r\theta} = 0 \Rightarrow \frac{u_\theta}{r} - \frac{\partial u_r}{\partial \theta} = 0$$

$$\epsilon_{\theta z} = 0 \Rightarrow u_\theta \text{ indépendant de } z \text{ et si on a supposé } u \text{ indépendant de } \theta \\ \Rightarrow u_\theta = u_\theta(r)$$

$$\text{de sorte que } \epsilon_{r\theta} = 0 \Leftrightarrow \frac{u_\theta}{r} - \frac{du_\theta}{dr} = 0 \quad \forall r$$

$$\text{et donc } \frac{du_\theta}{u_\theta} = \frac{dr}{r} \quad \text{soit } \log u_\theta = \log r + C$$

$$\text{et donc } u_\theta = Kr$$

K est une constante quelconque qui ne pourra

pas être déterminée, toutes les conditions aux limites ayant été exploitées.

Cette composante correspond à une partie du déplacement de corps rigide qui est indéterminé (problème de type 2).

10- Composante selon e_z du déplacement

D'après ce qui précède $u_r(r)$ seulement de sorte que $\epsilon_{rz} = \frac{1}{2} \frac{du_z}{dr} = 0$

$$\Rightarrow u_z = u_z(z)$$

or $\epsilon_{zz} = \frac{du_z}{dz}$ = fonction des z uniquement d'après 8)

On voit donc qu'il n'est pas possible de déterminer u_z en rendant les équations ϵ_{rz} et ϵ_{zz} compatibles.

Jusqu'à présent les équations de compatibilité (4) (5) (6) n'ont pas été exploitées d'ailleurs. Elles correspondent à $\epsilon_{zz,11} = \epsilon_{zz,22} = \epsilon_{zz,12} = 0$

$$\text{soit donc } \epsilon_{zz,11} = \epsilon_{zz,22} = a x_1 + b x_2 + c = a r \cos \theta + b r \sin \theta + c$$

On voit donc qu'elles ne sont pas satisfaites, ce qui explique l'impossibilité d'intégrer. L'hypothèse des contraintes planes est à remettre en cause

D'après la déformée présentée en Figure 3, on voit bien que

u_z et même u_r dépendent de r et également de z , ce qui n'est pas le cas de la solution construite sous l'hypothèse des contraintes planes $u_r(r)$

11- Dimensionnement simplifié

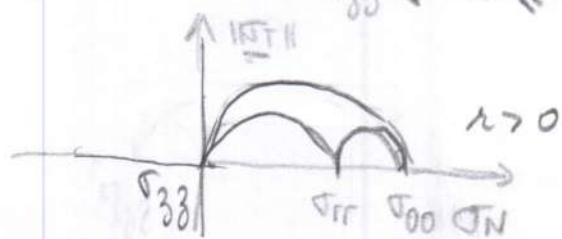
Les 3 contraintes principales (dans le cas de la solution analytique en contraintes planes) sont: σ_{rr} , $\sigma_{\theta\theta}$ et $\sigma_{zz} = 0$

le tenseur est diagonal dans la base (e_r, e_θ, e_z)

On voit sur la Figure 4 que σ_{rr} et $\sigma_{\theta\theta}$ sont $\gg 0$ pour $0 \leq r < R$ et $\sigma_{rr}(r=0) = \sigma_{\theta\theta}(r=0)$

De sorte que la plus grande des valeurs propres est $\sigma_{\theta\theta}$

$$\text{Et on a } 0 = \sigma_{zz} < \sigma_{rr} \leq \sigma_{\theta\theta} \text{ pour tout } r$$



la contrainte normale maximale $\sigma_{\theta\theta}$ atteint sa plus grande valeur pour $r=0$ (Figure 4)

$$\text{En ce point elle vaut } \sigma_{\theta\theta \text{ max}} = C_0 \frac{\omega^2}{g} (3+\nu) R^2 = \sigma_{rr \text{ max}}$$

Si l'on suppose que la pièce tient la sollicitation tout que

$\sigma_{\theta\theta} < \sigma_0$ en tout point, le critère sera atteint en premier lieu

en $r=0$ de pue $\epsilon_0 \frac{\omega^2}{8} (3+\nu) R^2 = \sigma_0$

$$\left. \begin{array}{l} \text{donc pour } \omega = \omega^* / \end{array} \right\} \epsilon_0 \omega^2 = \frac{8 \sigma_0}{(3+\nu) R^2}$$