

**E.N.T.P.E**  
**Département Mathématiques, Informatique et Physique**

**Cours de Mécanique des Milieux Continus (1<sup>ère</sup> année)**  
**Devoir numéro 3**  
**Durée 2 heures**

Mercredi 9 Janvier 2013

**Documents autorisés :** Aucun document n'est autorisé, à l'exception du formulaire au format A4 (annexe B du cours). Les calculatrices et autres dispositifs électroniques ne sont pas autorisés.

**Premier problème : Mise en rotation d'un fluide de Bingham** Un fluide de Bingham incompressible occupe le domaine  $\mathcal{V}$  de l'espace physique représenté sur la figure 1 et défini, dans le système de coordonnées cylindriques  $(r, \theta, z)$ , par  $\mathcal{V} = \{\vec{x} \in \mathbb{R}^3, r \in [r_0, +\infty[, \theta \in [0, 2\pi[, z \in [0, h]\}$ . Le fluide est en contact, aux points de sa frontière  $\mathcal{S}_0 = \{\vec{x} \in \mathbb{R}^3, r = r_0, \theta \in [0, 2\pi[, z \in [0, h]\}$ , avec un disque constitué d'un matériau solide indéformable solidaire d'un arbre de torsion (figure 1). Les particules fluides situées sur  $\mathcal{S}_0$  étant adhérentes au disque, l'application d'un couple  $\vec{C} = C\vec{e}_z$  à l'arbre de torsion permet ainsi d'imprimer au fluide un mouvement de rotation d'axe  $Oz$ .

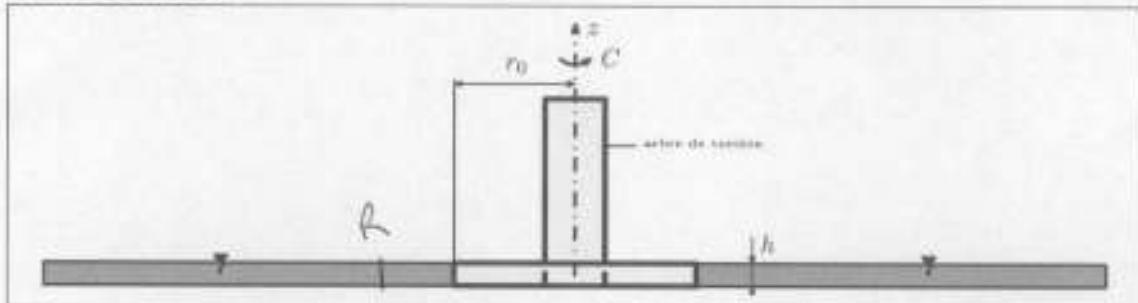


FIG. 1 – Mise en rotation d'un fluide de Bingham

Le comportement de ce fluide visqueux non-newtonien est régi par la relation suivante : alors que pour un fluide visqueux newtonien incompressible le tenseur  $\mathbf{D}$  des taux de déformation est proportionnel à celui des contraintes visqueuses  $\sigma^v$  (i.e.  $\mathbf{D} = \frac{1}{2\eta}\sigma^v$  où  $\eta$  est la viscosité dynamique de cisaillement), on a ici  $\mathbf{D} = Y\left(\frac{1}{\sqrt{2}}\|\sigma^v\| - s_0\right)\frac{1}{2\eta}\left(1 - \frac{\sqrt{2}s_0}{\|\sigma^v\|}\right)\sigma^v$  où  $Y$  désigne la fonction de Heaviside et où  $s_0 > 0$  est une constante mécanique caractéristique du fluide et appelée seuil d'écoulement (certaines pâtes et bouses épaissees présentent un tel comportement). L'objectif du problème est de déterminer le couple minimal  $C_0$  déclenchant l'écoulement puis, pour  $C > C_0$ , l'expression du champ des vitesses au sein du fluide. Les actions mécaniques à distance (forces de pesanteur) étant ici négligées, on supposera qu'en régime permanent le champ des vitesses exprimé dans le repère local  $(\vec{e}_r, \vec{e}_\theta, \vec{e}_z)$  associé au système de coordonnées cylindriques  $(r, \theta, z)$  adopte la forme  $\mathbf{v} = v(r)\vec{e}_\theta$  où  $v$  est une fonction inconnue de la variable  $r$ .

1. Donner la forme du tenseur  $\mathbf{D}$  des taux de déformation puis celle du tenseur des contraintes de Cauchy  $\sigma = -p\delta + \sigma^v$  où  $p$  désigne la pression. Préciser le degré de dépendance des composantes non-diagonales de  $\sigma$  vis-à-vis des variables  $r$  et  $z$ .
2. Montrer, si possible sans calculs inutiles, que l'accélération  $\gamma$  est centripète (i.e. de direction opposée à  $\vec{e}_r$ ) et ne dépend que de  $r$ .
3. Des équations indéfinies du mouvement en projection sur  $\vec{e}_r$  et  $\vec{e}_z$  et de la symétrie de révolution du problème déduire que la pression  $p$  ne dépend que de  $r$  (on rappelle que l'on néglige les actions mécaniques à distance).
4. De l'équation indéfinie du mouvement en projection sur  $\vec{e}_\theta$  déduire, en fonction de  $r$  et d'une constante d'intégration  $A$  que l'on ne cherchera pas à déterminer, l'expression de la contrainte de cisaillement  $\sigma_{rz}$ .
5. Soit  $R > r_0$ , soit  $\mathcal{V}_R$  le domaine fluide défini par  $\mathcal{V}_R = \{\vec{x} \in \mathbb{R}^3, r \in [r_0, R], \theta \in [0, 2\pi[, z \in [0, h]\}$  et soit  $\mathcal{S}_R = \{\vec{x} \in \mathbb{R}^3, r = R, \theta \in [0, 2\pi[, z \in [0, h]\}$  la frontière extérieure de  $\mathcal{V}_R$ . Donner, en fonction de  $A$  et  $h$ ,

l'expression du moment résultant, aux points de l'axe  $Oz$ , des actions mécaniques extérieures s'exerçant sur  $S_R$ . Justifier par ailleurs la nullité du moment résultant, aux points de l'axe  $Oz$ , des quantités d'accélération du domaine fluide  $\mathcal{V}_R$ . De la relation fondamentale de la dynamique appliquée à  $\mathcal{V}_R$  déduire ensuite que l'on a  $\sigma_{rz}(r) = \frac{-C}{2hr^2}$ . Quelle est alors, en fonction de  $h$ ,  $r_0$  et  $s_0$ , l'expression du couple minimal  $C_0$  déclenchant l'écoulement ?

6. Dans tout ce qui suit on suppose  $C > C_0$ . Montrer, en tirant parti des équations de comportement et de l'expression de  $\sigma_{rz}$  trouvée à la question 5, qu'il existe  $r_1 > r_0$  tel que  $v(r) = 0 \quad \forall r \in [r_1, +\infty]$  (on remarquera que  $\lim_{r \rightarrow +\infty} v(r)$  ne peut être infini). Donner l'expression de  $r_1$  en fonction de  $r_0$ ,  $C$  et  $C_0$ .
7. Montrer que pour  $r \in [r_0, r_1]$ ,  $v$  est solution de l'équation différentielle  $v'(r) - \frac{v(r)}{r} = \frac{1}{\eta}(s_0 - \frac{C}{2hr^2})$ . Montrer ensuite que cette équation admet une solution particulière de la forme  $v^{(1)}(r) = \frac{a}{r} + br \ln r$  puis en donner la solution générale. Achever enfin la détermination de  $v$  en tirant parti de la condition aux limites en  $r = r_1$ . Donner enfin l'expression de  $v$  en fonction de  $h$ ,  $\eta$ ,  $C$ ,  $C_0$ ,  $r_0$  et  $r$ .
8. Donner, en fonction de  $h$ ,  $\eta$ ,  $C$ ,  $C_0$  et  $r_0$ , l'expression de la vitesse angulaire  $\omega$  de l'arbre de torsion. Représenter ses variations en fonction de  $C$  et les comparer à celles que l'on obtiendrait pour un fluide visqueux newtonien (i.e. pour  $s_0 = 0$ ).
9. Montrer que la puissance des efforts extérieurs s'exerçant sur le domaine fluide  $\mathcal{V}_{r_1}$  a pour expression  $\mathcal{P}^e = C\omega$ . Du théorème de l'énergie cinétique déduire alors celle de la puissance des efforts intérieurs  $\mathcal{P}^i$  dissipée dans l'écoulement.
10. Montrer que l'on a,  $\forall r \in [r_0, r_1]$ ,  $\frac{p}{\rho} + \frac{1}{2}v^2 = c(r)$ . Que vous inspire ce résultat ? Question bonus : À quelle condition le théorème de Bernoulli reste-t-il valable pour un fluide visqueux ?

**Second problème : Mise en pression d'une cavité sphérique.** Un sphère creuse, de rayon intérieur  $r_0$  et de dimension infinie dans la direction radiale  $r$ , est soumise sur sa paroi intérieure ( $r = r_0$ ) à une pression uniforme  $p_0 > 0$ . Cette sphère est constituée d'un matériau homogène et non pesant au comportement élastique linéaire et isotrope, de module de Lamé  $\mu$ . Il obéit par ailleurs au critère de limite élastique de Tresca et l'on désigne par  $\sigma_0$  sa limite élastique en traction simple.

La pression  $p_0$  étant telle que le comportement du matériau reste dans le domaine élastique, on suppose que le champ de déplacement exprimé dans le repère local  $(\vec{e}_r, \vec{e}_\theta, \vec{e}_\phi)$  associé au système de coordonnées sphériques  $(r, \theta, \varphi)$  adopte la forme  $u = u(r)\vec{e}_r$ ,  $r \geq r_0$ .

1. Des équations de Lamé-Navier déduire l'équation différentielle dont  $u$  est solution, puis l'intégrer en tirant parti des conditions aux limites en  $r = +\infty$  et  $r = r_0$ . En déduire alors, en fonction de  $p_0$ ,  $\mu$ ,  $r_0$  et  $r$ , l'expression des champs de déplacement, de déformation et de contrainte.
2. Montrer que la solution obtenue à la question 1 reste valable tant que  $p_0 < p_t = \frac{2}{3}\sigma_0$ .

On suppose à présent que  $p_0 \geq p_t$ . Le comportement du matériau est alors parfaitement plastique dans une couronne sphérique  $r \in [r_0, r_1]$ , où  $r_1$  est à déterminer, et élastique au-delà.

3. On admet que les seules composantes non nulles du tenseur des contraintes restent  $\sigma_{rr}(r)$  et  $\sigma_{\theta\theta}(r) = \sigma_{\phi\phi}(r)$ . Déterminer alors, en tirant parti de l'équation indéfinie de l'équilibre en projection sur  $\vec{e}_r$ , du critère de Tresca ainsi que des conditions aux limites en  $r = r_0$ , l'état de contrainte dans la zone plastifiée  $r \in [r_0, r_1]$ . On donnera les expressions de  $\sigma_{rr}$  et de  $\sigma_{\theta\theta} = \sigma_{\phi\phi}$  en fonction de  $p_0$ ,  $\sigma_0$ ,  $r_0$  et  $r$ .
4. Montrer, en s'appuyant sur les développements de la question 1, que la continuité des contraintes en  $r = r_1$  entraîne  $\sigma_{rr}(r_1) = -2\sigma_{\theta\theta}(r_1) = -p_t$ . En déduire alors l'expression de  $r_1$  en fonction de  $p_0$ ,  $\sigma_0$  et  $r_0$ .
5. Aachever la détermination du champ des contraintes pour  $r \geq r_1$ .
6. **Question bonus :** Retrouver l'expression de  $u$  obtenue à la question 1 en tirant parti du théorème d'énergie potentielle (on considérera le sous-espace des champs de déplacement cinématiquement admissibles de la forme  $u = \frac{\alpha}{r^2}\vec{e}_r$ ,  $\alpha \in \mathbb{R}$ ).

Test 3 MMC

11/20

Problème 1 9/13

Q1 Par hypothèse comme  $\vec{v} = v(a) \vec{e}_2$ , et comme  
1-1pt  $D = \text{sym}(\text{grad}(\vec{v}))$  on a

$$D = \begin{bmatrix} 0 & \frac{1}{2} \left( \frac{\partial v_x}{\partial x} + \frac{\partial v_y}{\partial y} \right) & 0 \\ \frac{\partial v_x}{\partial x} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$\vec{v}$  doit être symétrique

Et donc  $\vec{v} = -p\vec{e}_1 + \vec{v}_v$ 

$$\text{Or } D = \gamma \left( \frac{1}{2} \| \vec{v}_v \| - s_0 \right) \frac{1}{2\eta} \left( 1 - \frac{\sqrt{2}s_0}{\| \vec{v}_v \|} \right) \vec{v}_v$$

On a donc  $\vec{v} = \begin{bmatrix} -p & D_{12}/\gamma \left( \frac{1}{2} \| \vec{v}_v \| - s_0 \right) \frac{1}{2\eta} \left( 1 - \frac{\sqrt{2}s_0}{\| \vec{v}_v \|} \right) \\ T_{12} & -p \\ \vec{v}_v \text{ idem} & -p \end{bmatrix}$

Soit  $T_{12}$  dépend de  $r$  degré 1

Q2

0.5 / 0.5pt L'arbre de torsion induit une vitesse au fluide selon  $\vec{e}_3$

$$\text{On a } \vec{v} = v(r) \vec{e}_3$$

$$\text{Or } \vec{g} = \frac{\partial \vec{v}}{\partial t} + \text{grad } v \cdot \vec{v}$$

$$\vec{v} \text{ est indépendant du temps : } \frac{\partial \vec{v}}{\partial t} = 0$$

$$\text{et } \text{grad } v \cdot \vec{v} = \begin{bmatrix} 0 & -\frac{1}{r} v(r) & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} 0 \\ v(r) \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -\frac{1}{r} v^2(r) \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$\text{Donc } \vec{g} = -\frac{1}{r} v^2(r) \vec{e}_r$$

L'accélération est centripète ✓

Q3

L'équation indéfinitive du mouvement s'écrit

1/1pt

$$\text{div}(\vec{F}) + \rho \vec{b} = \rho \vec{g}$$

ici  $\vec{b} = \vec{0}$  (actions à distance négligées)

Donc en projection sur  $\vec{e}_r$  et  $\vec{e}_z$ :

$$\begin{cases} \frac{\partial p}{\partial r} + \frac{1}{r} (\rho - \rho) = \rho g r = -\rho \frac{1}{r} \dot{v}(r)^2 \quad (1) \\ \frac{\partial p}{\partial z} = 0 \quad (2) \end{cases}$$

(2)  $\Rightarrow p$  indépendant de  $z$

La symétrie de révolution du problème selon l'axe  $\vec{e}_3$  donne  $p$  indépendant de  $\theta$  ✓

Donc  $p$  dépend que de  $r$

Q4

Selon éq :

1/1 pt

$$\frac{\partial \sigma_{rr}}{\partial r} + \frac{2}{r} \sigma_{rr} = 0 \quad \checkmark$$

Donc  $r^2 \frac{\partial \sigma_{rr}}{\partial r} + 2r \sigma_{rr} = 0$  (multiplié par  $r^2$ )

Donc  $\frac{\partial}{\partial r} (r^2 \sigma_{rr}) = 0$

Donc  $r^2 \sigma_{rr} = A$  ie  $\boxed{\sigma_{rr} = \frac{A}{r^2}}$   $\checkmark$

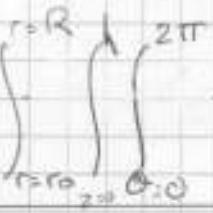
Q5

2/2 pt

Soit  $\bar{M}_o$  le moment résultant aux points de (Oz) des actions mécaniques extérieures s'exerçant sur  $S_r$ .

On a  $\bar{M}_o = \bar{M}_o - \int_{S_r} \bar{m} dS$  où  $\bar{m}$  le moment élémentaire

Or  $\sigma_{rr}$  ne dépend que de  $r$  donc les actions mécanique sur les surfaces verticales de  $S_r$  se compensent

Dans  $\bar{M}_o = \int_{S_r} \bar{m} dS$    $\sim r^2 \cdot \sigma_{rr} dr \cdot h = \frac{A}{r^2} \cdot r^2 \cdot h = A h$

$$\boxed{\bar{M}_o = A 2\pi h \checkmark}$$

Le moment résultant au point Oz des quantités d'accélération est nul car l'accélération est centripète (selon  $\hat{e}_z$ )

En appliquant le principe fondamental en moment au point O, et comme les actions à distance sont négligées on a :  
(en projection sur  $\hat{e}_z$ )

$$M + C = 0 \quad \checkmark$$

Donc  $C = -A 2\pi h$  ie  $A = \frac{-C}{2\pi h}$

Donc comme  $\sigma_{rr} = \frac{A}{r^2}$  on a  $\boxed{\sigma_{rr} = \frac{-C}{2\pi h r^2}}$   $\checkmark$

L'équation est déclenchée dès que

$$\frac{1}{\sqrt{2}} \| \zeta(t) \| = s_0$$

Or  $\| \zeta(t) \| = (\zeta_0)^2 \sqrt{2}$  car  $\| \zeta \|^2 = \zeta_j \zeta_j$

Donc si  $\frac{\tau C_0}{\sqrt{2} \pi^2 h r^2} = s_0$

Donc  $C_0 = s_0 \sqrt{2} \pi^2 h r^2$

Q6  
05/5/et  
Si  $C > C_0$  alors  $\| \zeta' \| \leq \sqrt{2} p_0$

$$D = \frac{1}{2} \left( 1 - \frac{\sqrt{2} s_0}{\| \zeta' \|} \right) \zeta'$$

Or  $D_{\text{ext}} = \frac{1}{2} \left( \frac{\partial v}{\partial r} - \frac{1}{r} v \right)$

et  $D_{\text{ext}} = D_p D_{\text{int}}$  ou  $D_{\text{ext}} = \frac{A}{r^2} = -\frac{C}{2\pi h r^3}$

On a donc  $\frac{1}{2} \left( \frac{\partial v}{\partial r} - \frac{1}{r} v \right) = s_0 - \frac{C}{2\pi h r^3}$

Q7  
D'après la Q6 on a bien

2/3/et  $v'(r) - \frac{v(r)}{r} = \frac{1}{2} \left( s_0 - \frac{C}{2\pi h r^3} \right)^V \quad (E)$

On vérifie que  $v^*(r) = \frac{a}{r} + b \ln(r)$  est solution :

$$\text{i.e. } -\frac{a}{r^2} + b \ln(r) + \frac{b}{r} - \frac{1}{2} \left( \frac{a}{r^2} + b \ln(r) \right) = b - \frac{2a}{r^2}$$

En prenant  $\begin{cases} b = \frac{s_0}{2} \\ a = \frac{C}{4\pi h} \end{cases}$

i.e.  $\begin{cases} a = \frac{C}{4\pi h} \\ v^*(r) \text{ est solution particulière} \end{cases}$

Test 3 MEC

P1 - Suite Q7

• La solution générale

- la solution homogène de (E) est  $v' - \frac{v}{r} = 0$   
dans  $v(r) = Ar$

Donc  $v = \frac{Ar^2}{r} + a + br \ln r$  est solution de (E).  
fournissant la limite

Or condition limite  $v(r=r_1) = 0$  donc

$$\frac{A}{r_1} + \frac{a}{r_1} + br_1 \ln(r_1) = 0 \quad \text{i.e. } A = -a - br_1^2 \ln(r_1)$$

$$\text{i.e. } A = -\frac{C}{4\pi h} - \frac{s_0}{1} r_1^2 \ln(r_1)$$

$$\text{Or } s_0 = \frac{C_0}{2\sqrt{2}\pi h r_0^2}$$

Donc

$$v = \frac{1}{r_1} \left( -\frac{C}{4\pi h} - \frac{C_0}{12\sqrt{2}\pi h r_0^2} r_1^2 \ln(r_1) \right) + \left( \frac{C}{4\pi h r} \right) \times \frac{1}{r} + \frac{C_0}{12\sqrt{2}\pi h r_0^2} \ln(r)$$

$$\therefore v = \frac{C}{4\pi h r} \left( \frac{1}{r} - \frac{1}{r_1} \right) + \frac{C_0}{12\sqrt{2}\pi h r_0^2} (r \ln(r) - r_1 \ln(r_1))$$

Q8  
0/pt

$$\text{On a } w = \frac{v}{2\pi r} \quad v = rw$$

Pour un fluide newtonien on aurait

$$\omega =$$

Q9  
05/15pt  
pour effort

Théorème de l'énergie cinétique.

$$P_e = \frac{d}{dt} \left( \frac{1}{2} \int v^2 dv + \int \sigma \cdot n dv \right)$$

Question 10  
0.5/0.5pt

Ora d'après Q3 e

$$\frac{dp}{dr} = -\rho \frac{1}{r} v^2(r)$$

Donc on a bien  $\frac{p}{e} + \frac{1}{2} v^2 = c(r)$

Ce résultat se ramène au théorème de Bernoulli qui reste valable si on intègre sur une ligne de courant et  $\text{div } \sigma = 0$

# Problème 2 2/7

Q1

Équation de Lame-Navier :

$$\frac{\partial \vec{v}}{\partial r^2} = \rho \Delta \times \vec{v} + (\lambda + \mu) \operatorname{grad}(\operatorname{div} \vec{v})$$

( $\vec{b} = \vec{0}$  car matériau non pesant)

Or  $\vec{v} = u(r) \hat{e}_r$  donc  $\frac{\partial^2 \vec{v}}{\partial r^2} = \vec{0}$

$$\Delta \times \vec{v} = \operatorname{grad}(\operatorname{div} \vec{v}) - \operatorname{rot}(\operatorname{rot} \vec{v})$$

$$\operatorname{div} \vec{v} = v' + \frac{1}{r} v' \quad \text{et } \operatorname{grad}(\operatorname{div} \vec{v}) = \begin{bmatrix} v'' + \frac{1}{r} v' + \frac{1}{r^2} v' \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

en sphérique

et  $\operatorname{rot} \vec{v} = \vec{0}$

Donc  $v$  solution de

$$v'' + \frac{2}{r} v' - \frac{2}{r^2} v' = 0 \text{ fournissant la suite}$$

Donc  $v = \frac{A}{r^3} + B r$  donc

Or  $v$  est fini donc  $B = 0$

Et  $\sigma_{rr}(r=0) = \rho_0$  or

$$\sigma_{rr} = 2\mu \operatorname{Ext} + \lambda \operatorname{tr} \boldsymbol{\varepsilon}$$

Or  $v = v(r) \hat{e}_r$  donc

$$\boldsymbol{\varepsilon} = \begin{bmatrix} v' & * & * \\ * & \frac{1}{r} v' & * \\ * & * & \frac{1}{r} v' \end{bmatrix}$$

Donc  $\sigma_{rr} = 2\mu v' + \lambda (v' + \frac{2}{r} v)$

Donc  $\sigma_{rr}(r=0) = \rho_0 = 2\mu \cdot -\frac{A}{r_0}$

Donc  $A = -\frac{\rho_0 r_0}{2\mu}$  i.e.  $v = \frac{\rho_0 r_0}{2\mu r^2}$

Q2

Cette solution n'est valable tant que

Tresca :  $\max_{ij} |\sigma_{ij}| \leq \sigma_0$   
0/1 pour effort

Q3 On a  $\Sigma = \begin{bmatrix} \sigma_{rr} & 0 & 0 \\ 0 & \sigma_{\theta\theta} & 0 \\ 0 & 0 & \sigma_{zz} \end{bmatrix}$   
0/2

L'équation indéfinie du mouvement selon  $r$  est donc

$$\frac{\partial \sigma_{rr}}{\partial r} + \frac{1}{r} (2\sigma_{rr} - \sigma_{\theta\theta} - \sigma_{zz}) = 0$$

condition limite  $\sigma_{rr}(r=r_0) = p_0$

Tresca :  $\max_{ij} |\sigma_{ij}| \leq \sigma_0$

Or  $\sigma_{rr}(r=r_0) =$

$\sigma_r$

# RIVIERARD LUCAS

P2-Q6 Théorème de l'énergie potentielle  
05/3pt

$$T(u) = \int (\nabla \cdot E(u)) du - \int F(u) \cdot n u ds - \int E(u) \nabla u \cdot \nabla v - \int g u ds$$

On suppose  $u = \frac{K}{r^2}$

$$E = \begin{bmatrix} u' & 0 & 0 \\ \frac{1}{r} u & 0 & 0 \\ 0 & \frac{1}{r} u & 0 \end{bmatrix} \quad \nabla = \begin{bmatrix} 2pu' & 0 & 0 \\ 2p\frac{1}{r}u & 0 & 0 \\ 2p\frac{1}{r^2}u & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$\text{i.e. } \int \nabla \cdot E du = \int 2(u')^2 + 4p\frac{1}{r^2}u^2 du \quad \text{or } u = \frac{K}{r^2}$$

$$\text{D'où } \int 2u\left(-\frac{2}{r^3}\right)^2 + 4p\frac{u^2}{r^6} du =$$

$$\int \nabla(u) \cdot n$$