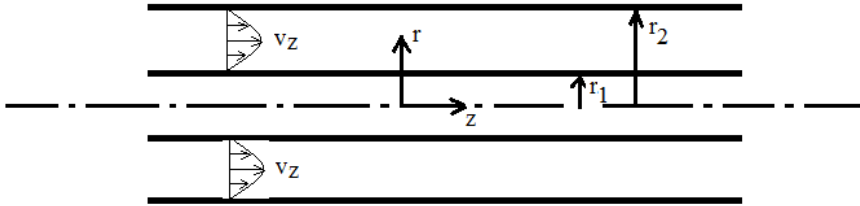


2ª Prova de PNV 2340 - Mecânica dos Meios Contínuos - 16/11/2016

1) Um fluido de massa específica ρ , viscosidade dinâmica μ , viscosidade cinemática ν , condutividade térmica k e calor específico c escoou na direção axial entre duas superfícies cilíndricas concêntricas e imóveis. Na superfície de raio r_1 temos um fluxo de calor por unidade de área $\bar{q} = -k \nabla T = \beta \bar{e}_r$, onde β é constante. Na superfície de raio r_2 temos uma temperatura uniforme T_w . Qual o perfil de temperaturas $T(r)$ no fluido? Qual o fluxo de calor \bar{q} para o raio r_2 ? Considere o escoamento permanente, desenvolvido, incompressível, laminar, bidimensional axissimétrico e com efeitos gravitacionais desprezíveis.



Dados:

$$\frac{1}{r} \frac{\partial(r v_r)}{\partial r} + \frac{\partial v_z}{\partial z} = 0$$

$$\frac{\partial v_r}{\partial t} + v_r \frac{\partial v_r}{\partial r} + v_z \frac{\partial v_r}{\partial z} = g_r - \frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial r} + \nu \left\{ \frac{\partial}{\partial r} \left[\frac{1}{r} \frac{\partial(r v_r)}{\partial r} \right] + \frac{\partial^2 v_r}{\partial z^2} \right\}$$

$$\frac{\partial v_z}{\partial t} + v_r \frac{\partial v_z}{\partial r} + v_z \frac{\partial v_z}{\partial z} = g_z - \frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial z} + \nu \left\{ \frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial r} \left(r \frac{\partial v_z}{\partial r} \right) + \frac{\partial^2 v_z}{\partial z^2} \right\}$$

$$\frac{\partial T}{\partial t} + v_r \frac{\partial T}{\partial r} + v_z \frac{\partial T}{\partial z} = \frac{k}{\rho c} \left\{ \frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial r} \left(r \frac{\partial T}{\partial r} \right) + \frac{\partial^2 T}{\partial z^2} \right\} + \frac{\mu}{\rho c} \Phi$$

$$\Phi = 2 \left[\left(\frac{\partial v_r}{\partial r} \right)^2 + \left(\frac{v_r}{r} \right)^2 + \left(\frac{\partial v_z}{\partial z} \right)^2 \right] + \left(\frac{\partial v_r}{\partial z} + \frac{\partial v_z}{\partial r} \right)^2 - \frac{2}{3} \left(\frac{v_r}{r} + \frac{\partial v_r}{\partial r} + \frac{\partial v_z}{\partial z} \right)^2$$

2) Dado o tensor das tensões:

$$\sigma_{ij} = \begin{bmatrix} 2 & 1 & 0 \\ 1 & 2 & 0 \\ 0 & 0 & 2 \end{bmatrix}$$

Determine seus valores principais e direções principais.

Dica: Dada a equação cúbica característica:

$$\sigma^3 - \lambda_1 \sigma^2 + \lambda_2 \sigma - \lambda_3 = 0$$

Uma de suas raízes, ou seja, um dos valores principais é $\sigma = 1$.

Solução

1) A equação da continuidade, supondo escoamento desenvolvido, fica:

$$\frac{1}{r} \frac{\partial(r v_r)}{\partial r} + \underbrace{\frac{\partial v_z}{\partial z}}_0 = 0 \Rightarrow \frac{\partial(r v_r)}{\partial r} = 0$$

Logo:

$$r v_r = f(z) \Rightarrow v_r = \frac{f(z)}{r}$$

Mas, como $v_r = 0$ para $r = r_1$ e para $r = r_2$, independente da posição z , resulta $f(z) = 0$. Assim:

$$\boxed{v_r = 0}$$

Da equação de Navier-Stokes na direção r para escoamento permanente, incompressível, desenvolvido e gravidade desprezível:

$$\underbrace{\frac{\partial v_r}{\partial t}}_0 + \underbrace{v_r}_{v_r} \frac{\partial v_r}{\partial r} + v_z \frac{\partial v_r}{\partial z} = \underbrace{g_r}_0 - \frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial r} + \nu \left\{ \frac{\partial}{\partial r} \left[\frac{1}{r} \frac{\partial(r v_r)}{\partial r} \right] + \underbrace{\frac{\partial^2 v_r}{\partial z^2}}_0 \right\}$$

Resulta:

$$\frac{\partial p}{\partial r} = 0, \text{ logo } p = p(z) \text{ e } \frac{\partial p}{\partial z} = \frac{dp}{dz}$$

Da equação de Navier-Stokes na direção z :

$$\underbrace{\frac{\partial v_z}{\partial t}}_0 + \underbrace{v_r}_{v_r} \frac{\partial v_z}{\partial r} + v_z \frac{\partial v_z}{\partial z} = \underbrace{g_z}_0 - \frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial z} + \nu \left\{ \frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial r} \left(r \frac{\partial v_z}{\partial r} \right) + \underbrace{\frac{\partial^2 v_z}{\partial z^2}}_0 \right\}$$

Como $\frac{\partial v_z}{\partial z} = 0$ e $\frac{\partial v_z}{\partial t} = 0$, podemos $v_z = v_z(r)$ e podemos escrever $\frac{\partial v_z}{\partial r} = \frac{dv_z}{dr}$. Assim:

$$\nu \frac{1}{r} \frac{d}{dr} \left(r \frac{dv_z}{dr} \right) = \frac{1}{\rho} \frac{dp}{dz} \Rightarrow \frac{d}{dr} \left(r \frac{dv_z}{dr} \right) = \frac{1}{\mu} \frac{dp}{dz} r$$

Integrando a primeira vez:

$$r \frac{dv_z}{dr} = \frac{1}{\mu} \frac{dp}{dz} \frac{r^2}{2} + C_1$$

Isso resulta:

$$\frac{dv_z}{dr} = \frac{1}{\mu} \frac{dp}{dz} \frac{r}{2} + \frac{C_1}{r}$$

Integrando a segunda vez:

$$v_z = \frac{1}{\mu} \frac{dp}{dz} \frac{r^2}{4} + C_1 \ln r + C_2$$

Com condições de contorno $v_z = 0$ para $r = r_1$ e $r = r_2$, logo:

$$\frac{1}{\mu} \frac{dp}{dz} \frac{r_1^2}{4} + C_1 \ln r_1 + C_2 = 0$$

$$\frac{1}{\mu} \frac{dp}{dz} \frac{r_2^2}{4} + C_1 \ln r_2 + C_2 = 0$$

Subtraindo a primeira expressão da segunda:

$$\frac{1}{4\mu} \frac{dp}{dz} (r_2^2 - r_1^2) - C_1 (\ln r_1 - \ln r_2) = 0$$

Resulta:

$$C_1 = \frac{1}{4\mu} \frac{dp}{dz} \frac{(r_2^2 - r_1^2)}{\ln(r_1/r_2)}$$

e

$$C_2 = -\frac{1}{\mu} \frac{dp}{dz} \frac{r_1^2}{4} - C_1 \ln r_1$$

A equação da energia, sempre considerando escoamento permanente, desenvolvido e incompressível, fica:

$$\frac{\partial T}{\partial t} + v_r \frac{\partial T}{\partial r} + v_z \frac{\partial T}{\partial z} = \frac{k}{\rho c} \left\{ \frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial r} \left(r \frac{\partial T}{\partial r} \right) + \frac{\partial^2 T}{\partial z^2} \right\} + \frac{\mu}{\rho c} \Phi$$

Como $\frac{\partial T}{\partial z} = 0$, temos que $T = T(r)$ e $\frac{\partial T}{\partial r} = \frac{dT}{dr}$. A dissipação fica:

$$\Phi = 2 \left[\underbrace{\left(\frac{\partial v_r}{\partial r} \right)^2}_0 + \underbrace{\left(\frac{v_r}{r} \right)^2}_0 + \underbrace{\left(\frac{\partial v_z}{\partial z} \right)^2}_0 \right] + \left(\frac{\partial v_r}{\partial z} + \frac{\partial v_z}{\partial r} \right)^2 - \frac{2}{3} \left(\underbrace{\frac{v_r}{r}}_0 + \underbrace{\frac{\partial v_r}{\partial r}}_0 + \underbrace{\frac{\partial v_z}{\partial z}}_0 \right)^2$$

$$\text{Logo, } \Phi = \left(\frac{dv_z}{dr} \right)^2$$

Assim:

$$k \left\{ \frac{1}{r} \frac{d}{dr} \left(r \frac{dT}{dr} \right) \right\} + \mu \Phi = 0$$

Logo:

$$\frac{d}{dr} \left(r \frac{dT}{dr} \right) = - \frac{\mu}{k} \left(\frac{dv_z}{dr} \right)^2 r$$

Mas, da solução da equação de Navier-Stokes, temos que:

$$\frac{dv_z}{dr} = \frac{1}{\mu} \frac{dp}{dz} \frac{r}{2} + \frac{C_1}{r}$$

Logo, substituindo na expressão anterior:

$$\frac{d}{dr} \left(r \frac{dT}{dr} \right) = - \frac{\mu}{k} \left[\left(\frac{1}{\mu} \frac{dp}{dz} \right)^2 \frac{r^2}{4} + \frac{1}{\mu} \left(\frac{dp}{dz} \right) C_1 + \frac{C_1^2}{r^2} \right] r$$

Que resulta:

$$\frac{d}{dr} \left(r \frac{dT}{dr} \right) = - \frac{\mu}{k} \left[\left(\frac{1}{\mu} \frac{dp}{dz} \right)^2 \frac{r^3}{4} + \frac{1}{\mu} \left(\frac{dp}{dz} \right) C_1 r + \frac{C_1^2}{r} \right]$$

Integrando a primeira vez:

$$r \frac{dT}{dr} = - \frac{\mu}{k} \left[\left(\frac{1}{\mu} \frac{dp}{dz} \right)^2 \frac{r^4}{16} + \frac{1}{\mu} \left(\frac{dp}{dz} \right) C_1 \frac{r^2}{2} + C_1^2 \ln r \right] + C_3$$

Isso resulta:

$$\frac{dT}{dr} = - \frac{\mu}{k} \left[\left(\frac{1}{\mu} \frac{dp}{dz} \right)^2 \frac{r^3}{16} + \frac{1}{\mu} \left(\frac{dp}{dz} \right) C_1 \frac{r}{2} + C_1^2 \frac{\ln r}{r} \right] + \frac{C_3}{r}$$

Integrando:

$$T = - \frac{\mu}{k} \left[\left(\frac{1}{\mu} \frac{dp}{dz} \right)^2 \frac{r^4}{64} + \frac{1}{\mu} \left(\frac{dp}{dz} \right) C_1 \frac{r^2}{4} + C_1^2 \frac{(\ln r)^2}{2} \right] + C_3 \ln r + C_4$$

Temos duas condições de contorno. Para $r=r_2$ temos $T=T_w$. A condição de contorno em $r=r_1$ é dada pelo fluxo de calor em $r=r_1$:

$$\bar{q} = -k \nabla T = \beta \bar{e}_r \Rightarrow -k \frac{dT}{dr} \bar{e}_r = \beta \bar{e}_r$$

Logo, temos que $\frac{dT}{dr} = -\frac{\beta}{k}$ em $r=r_1$. Aplicando essa condição de contorno:

$$\beta = \mu \left[\left(\frac{1}{\mu} \frac{dp}{dz} \right)^2 \frac{r_1^3}{16} + \frac{1}{\mu} \left(\frac{dp}{dz} \right) C_1 \frac{r_1}{2} + C_1^2 \frac{\ln r_1}{r_1} \right] + \frac{C_3}{r_1}$$

Resulta:

$$C_3 = \beta r_1 - \mu \left[\left(\frac{1}{\mu} \frac{dp}{dz} \right)^2 \frac{r_1^4}{16} + \frac{1}{\mu} \left(\frac{dp}{dz} \right) C_1 \frac{r_1^2}{2} + C_1^2 \ln r_1 \right]$$

Aplicando a condição de contorno $T=T_w$ para $r=r_2$:

$$T_w = -\frac{\mu}{k} \left[\left(\frac{1}{\mu} \frac{dp}{dz} \right)^2 \frac{r_2^4}{64} + \frac{1}{\mu} \left(\frac{dp}{dz} \right) C_1 \frac{r_2^2}{4} + C_1^2 \frac{(\ln r_2)^2}{2} \right] + C_3 \ln r_2 + C_4$$

Resulta:

$$C_4 = T_w + \frac{\mu}{k} \left[\left(\frac{1}{\mu} \frac{dp}{dz} \right)^2 \frac{r_2^4}{64} + \frac{1}{\mu} \left(\frac{dp}{dz} \right) C_1 \frac{r_2^2}{4} + C_1^2 \frac{(\ln r_2)^2}{2} \right] + C_3 \ln r_2$$

Finalmente, o fluxo de calor em $r=r_2$ é dado por:

$$\bar{q}(r=r_2) = -k \nabla T(r=r_2) = -k \frac{dT}{dr} \Big|_{r=r_2} \bar{e}_r$$

Isso resulta:

$$\bar{q}(r=r_2) = \left\{ \mu \left[\left(\frac{1}{\mu} \frac{dp}{dz} \right)^2 \frac{r_2^3}{16} + \frac{1}{\mu} \left(\frac{dp}{dz} \right) C_1 \frac{r_2}{2} + C_1^2 \frac{\ln r_2}{r_2} \right] + \frac{C_3}{r_2} \right\} \bar{e}_r$$

2) Dado o tensor das tensões:

$$\sigma_{ij} = \begin{bmatrix} 2 & 1 & 0 \\ 1 & 2 & 0 \\ 0 & 0 & 2 \end{bmatrix}$$

Os invariantes da equação característica são:

$$\lambda_1 = \sigma_{11} + \sigma_{22} + \sigma_{33} = 6$$

$$\lambda_2 = \begin{vmatrix} \sigma_{11} & \sigma_{12} \\ \sigma_{21} & \sigma_{22} \end{vmatrix} + \begin{vmatrix} \sigma_{11} & \sigma_{13} \\ \sigma_{31} & \sigma_{33} \end{vmatrix} + \begin{vmatrix} \sigma_{22} & \sigma_{23} \\ \sigma_{32} & \sigma_{33} \end{vmatrix} = \begin{vmatrix} 2 & 1 \\ 1 & 2 \end{vmatrix} + \begin{vmatrix} 2 & 0 \\ 0 & 2 \end{vmatrix} + \begin{vmatrix} 2 & 0 \\ 0 & 2 \end{vmatrix} = 11$$

$$\lambda_3 = \det(\sigma_{ij}) = \begin{vmatrix} 2 & 1 & 0 \\ 1 & 2 & 0 \\ 0 & 0 & 2 \end{vmatrix} = 6$$

A equação característica fica:

$$\sigma^3 - 6\sigma^2 + 11\sigma - 6 = 0$$

As raízes são:

$$\boxed{\sigma_I = 3 \quad \sigma_{II} = 2 \quad \sigma_{III} = 1}$$

As direções principais são obtidas de :

$$(\sigma_{ij} - \sigma \delta_{ij}) n_j = 0$$

Isso resulta:

$$\sigma_{ij} n_j - \sigma \delta_{ij} n_j = 0$$

Ou seja:

$$\sigma_{i1} n_1 - \sigma \delta_{i1} n_1 + \sigma_{i2} n_2 - \sigma \delta_{i2} n_2 + \sigma_{i3} n_3 - \sigma \delta_{i3} n_3 = 0$$

Fazendo $i=1,2,3$, obtemos o sistema:

$$\begin{cases} (\sigma_{11} - \sigma) n_1 + \sigma_{12} n_2 + \sigma_{13} n_3 = 0 \\ \sigma_{21} n_1 + (\sigma_{22} - \sigma) n_2 + \sigma_{23} n_3 = 0 \\ \sigma_{31} n_1 + \sigma_{32} n_2 + (\sigma_{33} - \sigma) n_3 = 0 \end{cases}$$

Para $\sigma = \sigma_I = 3$:

$$\begin{cases} -n_1 + n_2 = 0 \\ n_1 - n_2 = 0 \\ -n_3 = 0 \end{cases}$$

Temos $n_3 = 0$ e $n_1 = n_2$. Da condição $n_1^2 + n_2^2 + n_3^2 = 1$ resulta $n_1 = n_2 = \pm \frac{\sqrt{2}}{2}$. Assim:

$$\vec{n}_I = \pm \left(\frac{\sqrt{2}}{2} \vec{e}_1 + \frac{\sqrt{2}}{2} \vec{e}_2 \right)$$

Para $\sigma = \sigma_{II} = 2$:

$$\begin{cases} n_2 = 0 \\ n_1 = 0 \\ 0 \cdot n_3 = 0 \end{cases}$$

Da condição $n_1^2 + n_2^2 + n_3^2 = 1$ resulta:

$$\vec{n}_{II} = \pm \vec{e}_3$$

A terceira direção principal pode ser obtida tanto do sistema quanto levando em conta que as direções principais devem formar um sistema de referência ortogonal. Assim:

$$\vec{n}_{III} = \vec{n}_I \times \vec{n}_{II}$$

Podemos adotar qualquer combinação das direções possíveis para \vec{n}_I e \vec{n}_{II} . Adotando:

$$\vec{n}_I = \frac{\sqrt{2}}{2} \vec{e}_1 + \frac{\sqrt{2}}{2} \vec{e}_2$$

$$\vec{n}_{II} = \vec{e}_3$$

Obtemos:

$$\vec{n}_{III} = \frac{\sqrt{2}}{2} \vec{e}_1 - \frac{\sqrt{2}}{2} \vec{e}_2$$