



Universidad Simón Bolívar  
Departamento de Termodinámica y  
Fenómenos de Transferencia  
Fenómenos de Transporte I  
Septiembre-Diciembre 2009

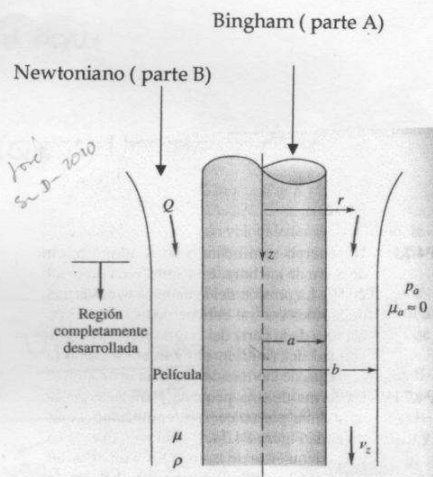
Nombre:

**Segundo Examen Parcial (30%)**

**Problema 1. (20 puntos)**

A) Un fluido Bingham ideal ( $\mu, \tau_0$ ) fluye dentro de un ducto cilíndrico vertical de radio  $a$  y longitud  $L$ . Se sabe que en la entrada  $P=P_0$  y en la salida  $P=P_L$ .  
a) Obtener el perfil de velocidades, esfuerzos y presión. b) Obtenga una expresión para el caudal en función de la caída de presión para el caso cuando el fluido se deforma. c) Calcular el radio crítico  $r_0$

B) Si ahora por la parte externa del ducto fluye hacia abajo un fluido Newtoniano ( $\mu, \rho$ ) formando una película de líquido uniforme de radio exterior constante  $b$ . a) Obtenga una expresión para el perfil de velocidades. b) Calcular la fuerza que ejerce el fluido sobre la pared.

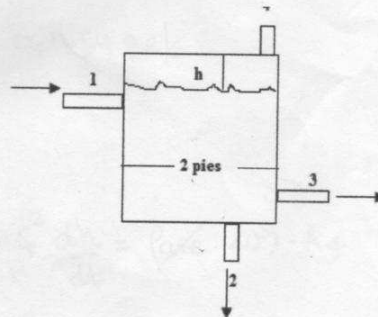


**Problema 2. (5 puntos)**

Una gota de agua cae dentro de un fluido de densidad  $0,879 \text{ gr/cm}^3$  y viscosidad  $0,9 \text{ gr/cm s}$ . Si la masa de la gota es  $0,065 \text{ gr}$ , calcular su velocidad terminal.

**Problema 3. (5 puntos)**

Hacia dentro de un tanque cilíndrico fluye agua a través de un tubo 1 con una velocidad de  $20 \text{ pies/s}$  y sale a través de los tubos 2 y 3 con una velocidad de  $8$  y  $10 \text{ pies/s}$  respectivamente. En 4 hay una válvula ventosa abierta a la atmósfera. a) Calcular la variación de la altura con el tiempo, b) ¿Cuál es la velocidad promedio del flujo de aire a través de 4, suponiendo que el flujo es incompresible?. Datos adicionales:  $D_1=3 \text{ pulg}$ ,  $D_2=2 \text{ pulg}$ ,  $D_3=2,5 \text{ pulg}$ ,  $D_4=2 \text{ pulg}$ .



$$4\tau \frac{\partial v_z}{\partial r} + \tau_0 = \frac{kr}{2} + \frac{c_1}{r}$$

$$\Rightarrow \frac{\partial v_z}{\partial r} = \left( \frac{kr}{2} + \frac{c_1}{r} - \tau_0 \right) \frac{1}{4}$$

$$\Rightarrow v_z = \frac{1}{4} \left( \frac{kr^2}{4} + c_1 \ln(r) - \tau_0 r \right) + c_2$$

condiciones de borde

$$r=0, v_z = \text{finito} \Rightarrow c_1 = 0$$

$$r=a, v_z = 0 \Rightarrow 0 = \frac{1}{4} \left( \frac{ka^2}{4} - \tau_0 a \right) + c_2 - c_2 = -\frac{1}{4} \left( \frac{ka^2}{4} - \tau_0 a \right)$$

$$\Rightarrow v_z = \frac{1}{4} \left( \frac{k}{4} (r^2 - a^2) - \tau_0 (r - a) \right) \quad \text{Perfil de velocidad}$$

$$\Rightarrow \tau_{r\theta} = 4 \frac{\partial v_z}{\partial r} + \tau_0 = \frac{kr}{2} - \tau_0 + \tau_0$$

$$\Rightarrow \tau_{r\theta} = \frac{kr}{2} \quad \tau > \tau_0$$

$$\text{con } k = \frac{p_1 - p_2}{L} - \rho g$$

RADIO CRÍTICO

$\tau < \tau_0$

$$\Rightarrow \tau_0 = \frac{kr}{2} \Rightarrow r_c = \frac{\tau_0 \cdot 2}{k}$$

Para hallar  $Q$  en donde deforma el tubo, se tiene que  $\tau = 0$  no para  $r=0 \Rightarrow$  No deformación para  $r < r_c$ , se obtendrá una expresión con la que representará

$$\rightarrow Q = A \langle v \rangle = \frac{1}{A} \int_0^a \frac{1}{4} \left( \frac{k}{4} (r^2 - a^2) - \tau_0 (r - a) \right) r \, dr =$$

$$= \frac{2\pi}{4} \left[ \frac{k}{4} \left( \frac{r^4}{4} - \frac{a^4}{2} \right) - \tau_0 \left( \frac{r^3}{3} - \frac{ar^2}{2} \right) \right]_{r_c}^a$$

$$\rightarrow Q = \frac{2\pi}{4} \left[ \frac{k}{4} \left( \frac{a^4}{4} - \frac{a^4}{2} \right) - \tau_0 \left( \frac{a^3}{3} - \frac{a^3}{2} \right) - \frac{k}{4} \left( \frac{r_c^4}{4} - \frac{a^2 r_c^2}{2} \right) + \tau_0 \left( \frac{r_c^3}{3} - \frac{a r_c^2}{2} \right) \right]$$

$$Q = \frac{2\pi}{4} \left[ -\frac{ka^4}{8} - \tau_0 \left( \frac{a^3}{3} \right) - \frac{k}{4} \left( \frac{r_c^4}{4} - \frac{a^2 r_c^2}{2} \right) + \tau_0 \left( \frac{r_c^3}{3} - \frac{a r_c^2}{2} \right) \right]$$

Punto b con las mismas suposiciones que en la parte anterior

Hallando Antiderivada

$$\left(\frac{\partial v_z}{\partial z} = 0 \Rightarrow v_z = f(r)\right)$$

NS

$$r: 0 = -\frac{\partial p}{\partial r} = P + f(r)$$

$$\theta: 0 = -\frac{1}{r} \frac{\partial p}{\partial \theta} \Rightarrow P = f(\theta)$$

$$z: 0 = -\frac{\partial p}{\partial z} + \rho g + 4 \left[ \frac{1}{r} \left( r \frac{\partial v_z}{\partial r} \right) + \cancel{\frac{1}{2} \frac{\partial^2 v_z}{\partial z^2}} \right]$$

$$\Rightarrow \frac{\partial p}{\partial z} = \rho g + 4 \left[ \frac{1}{r} \left( r \frac{\partial v_z}{\partial r} \right) \right] \Rightarrow \frac{\partial}{\partial r} \left( r \frac{\partial v_z}{\partial r} \right) = -\frac{\rho g r}{4}$$

0, por ser potencial

$$r \frac{\partial v_z}{\partial r} = -\frac{\rho g r^2}{4} + C_1$$

$$v_z = -\frac{\rho g r^2}{4} + C_1 \ln(r) + C_2$$

condiciones de borde

$$r=b, \quad \frac{\partial v_z}{\partial r} = 0$$

$$r=a, \quad v_z = 0$$

se sabe que

$$\frac{\partial v_z}{\partial r} = 4 \frac{\partial v_z}{\partial r} = -\frac{\rho g r}{2} + \frac{C_1}{r}$$

$$\Rightarrow \text{si } r=b, \quad \frac{\partial v_z}{\partial r} = 0 \Rightarrow C_1 = \frac{\rho g b^2}{2}$$

además

$$r(a), \quad v_z = 0 \quad 0 = -\frac{\rho g (b-a)^2}{4} + \frac{\rho g b^2}{2} \ln(a) + C_2$$

$$\Rightarrow C_2 = \frac{\rho g (b-a)^2}{4} - \frac{\rho g b^2}{2} \ln(a)$$

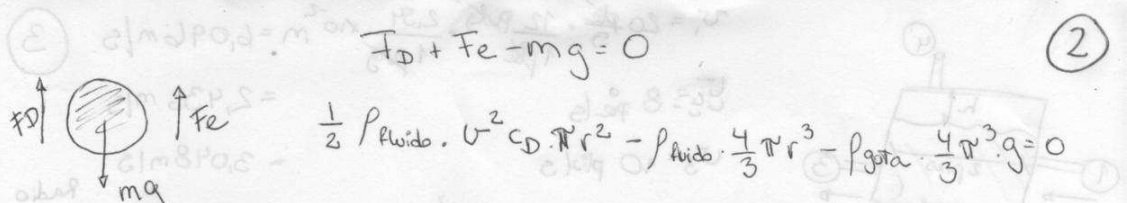
$$\textcircled{a} \quad v_z = -\frac{\rho g r^2}{4} + C_1 \ln(r) + C_2 \quad \text{con } C_1 \text{ y } C_2 \text{ calculados anteriormente}$$

$$F = \left[ \epsilon \frac{\partial v_z}{\partial r} \right] \cdot A$$

$$\textcircled{b} \quad F = \tau A = \left( -\frac{\rho g r}{2} + \frac{\rho g b^2}{2r} \right) \cdot 2\pi a \cdot L = \frac{\rho g}{2} \left( -a + \frac{b^2}{a} \right) \cdot 2\pi a \cdot L$$

$$F = \rho g \pi \left( \frac{b^2}{a} - a \right) L$$

Jose F. Rivera  
07-76484



$$F_D + F_e - mg = 0$$

(2)

$$\frac{1}{2} \rho_{\text{fluido}} \cdot v^2 C_D \pi r^2 - \rho_{\text{fluido}} \cdot \frac{4}{3} \pi r^3 - \rho_{\text{gota}} \cdot \frac{4}{3} \pi r^3 \cdot g = 0$$

$$\textcircled{1} \quad \frac{1}{2} \cdot 0,879 \frac{\text{gr}}{\text{cm}^3} \cdot v^2 C_D \cdot \pi (0,25)^2 - 0,879 \cdot \frac{4}{3} \pi (0,25)^3 - 1 \cdot \frac{4}{3} \pi (0,25)^3 \cdot 9800 = 0$$

$$\Rightarrow v^2 C_D = 89,33 \Rightarrow v^2 = \frac{89,33}{C_D}$$

$$v_{\text{gota}} = \frac{m}{\rho}$$

$$\textcircled{1} \Rightarrow \boxed{v_{\text{cal}} = \frac{9,46}{\sqrt{C_D}}} \quad (\text{I})$$

$$\frac{4}{3} \pi r^3 = \frac{m}{\rho}$$

$$r^3 = \frac{m}{\rho} \cdot \frac{3}{4\pi}$$

$$r = \sqrt[3]{\frac{0,065}{1} \cdot \frac{3}{4\pi}}$$

$$\boxed{r = 0,25 \text{ cm}} \quad \textcircled{1}$$

1) Supongo  $Re$

2) De  $Re$  calculo  $v_{\text{sup}}$

3) Se lee  $C_D$

4) Se calcula  $v_{\text{cal}}$  de (I)

5)  $f = v_{\text{cal}} - v_{\text{dato}}$

$$Re = \frac{\rho v D}{\mu}$$

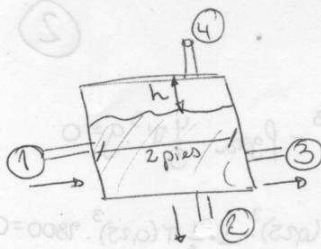
$$v = \frac{Re \cdot \mu}{\rho D}$$

$$v = \frac{Re}{48,83}$$

$Re$	$v_{\text{sup}}$	$C_D$	$v_{\text{cal}}$	$f$
100	2,04	1	9,4519	7,40
1	0,020	30	0,31	0,29
0,2	0,0040	160	0,05	0,055

$$v = 3,1 \times 10^{-4} \text{ m/s}$$

$$0,0003$$



$$D_T = 0,6096 \text{ m}$$

$$R = 0,3048$$

$$V_1 = 20 \frac{\text{pie}}{\text{s}} \cdot \frac{12 \text{ pies}}{1 \text{ pie}} \cdot \frac{2,54}{1 \text{ pie}} \times 10^{-2} \text{ m} = 6,096 \text{ m/s} \quad (3)$$

$$V_2 = 8 \text{ pies/s} = 2,438 \text{ m/s}$$

$$V_3 = 10 \text{ pies/s} = 3,048 \text{ m/s}$$

$$D_1 = 3 \text{ pulg} \cdot \frac{2,54 \times 10^{-2} \text{ m}}{1 \text{ pulg}} = 0,0762 \text{ m} \Rightarrow 0,03871 \text{ Radio}$$

$$D_2 = 2 \text{ pulg} \Rightarrow 0,0508 \text{ m} \Rightarrow 0,0254$$

$$D_3 = 2,5 \text{ pulg} \Rightarrow 0,0635 \text{ m} \Rightarrow 0,0317$$

$$D_4 = 2 \text{ pulg} \Rightarrow 0,0508 \text{ m} \Rightarrow 0,0254$$

$$\frac{dV}{dt} = \sum m_{ie} - \sum m_{os} \quad \text{para el agua}$$

$$\rho_{\text{ag}} \frac{dV}{dt} = \rho_{\text{ag}} Q_1 - \rho_{\text{ag}} Q_2 - \rho_{\text{ag}} Q_3$$

$$\pi r_T^2 \frac{dh}{dt} = Q_1 - Q_2 - Q_3$$

$$\frac{dh}{dt} = \frac{Q_1 - Q_2 - Q_3}{\pi r_T^2} = \frac{V_1 A_1 - V_2 A_2 - V_3 A_3}{\pi r_T^2}$$

$$\frac{dh}{dt} = \frac{0,02869 - 0,004941 - 0,009622}{0,291864} = \frac{0,014127}{0,291864}$$

$$\frac{dh}{dt} = 0,04824 \frac{\text{m}}{\text{s}}$$

$$0,1484 \text{ pie/s}$$

Tomando solo el aire

$$\frac{dV_4}{dt} = \rho_{\text{aire}} \langle V \rangle_4 A_4 \Rightarrow \rho_{\text{aire}} \pi r_T^2 \frac{dh}{dt} = \rho_{\text{aire}} \langle V \rangle_4 A_4$$

$$\frac{\pi r_T^2}{\pi r_4^2} \cdot \frac{dh}{dt} = \langle V \rangle_4 \Rightarrow \langle V \rangle_4 = \frac{(0,3048)^2}{(0,0254)^2} \cdot 0,02069$$

$$\langle V_4 \rangle = 6,94 \text{ m/s}$$

$$21,37 \text{ pie/s}$$

$$\frac{dV_{\text{ag}}}{dt} = \frac{dV_{\text{aire}}}{dt}$$

$$V_1 A_1 - V_2 A_2 - V_3 A_3 = V_4 A_4 \rightarrow$$

Otra forma:

$$V_T = V_1 + V_2 + V_3 + V_4 = \frac{dh}{dt}$$

$$\frac{dm}{dt} = \dot{m}_1 - \dot{m}_2 - \dot{m}_3$$

$$\rho g \cdot \pi r_T^2 \frac{dh}{dt} = \rho g (U_1 A_1 - U_2 A_2 - U_3 A_3)$$

$$\frac{dh}{dt} = \frac{1}{\pi r_T^2} (U_1 A_1 - U_2 A_2 - U_3 A_3)$$

$$\boxed{\frac{dh}{dt} = \frac{0,467}{\pi r_T^2}}$$

Todo el sistema suponiendo que  $m_4$  entra

$$\dot{m}_1 + \dot{m}_4 - \dot{m}_3 - \dot{m}_2 = \frac{dM}{dt}$$

$$\dot{m}_4 = \frac{dM_4}{dt} \Rightarrow \dot{m}_4 = \rho_{\text{aire}} \cdot \frac{dV_4}{dt}$$

$$\rho_{\text{aire}} \cdot \langle U_4 \rangle A_4 = \rho_{\text{aire}} \cdot \frac{dV_4}{dt}$$

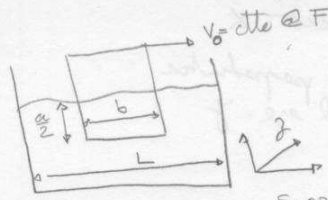
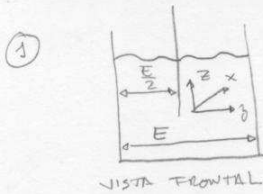
$$U_T = U_{\text{agua}} + U_{\text{aire}}$$

$$\frac{dU}{dt} = 0 = \frac{dU_{\text{agua}}}{dt} + \frac{dU_{\text{aire}}}{dt} = (\langle U_1 \rangle A_1 - U_2 A_2 - U_3 A_3) + U_4 A_4 = 0$$

$$U_4 = \frac{U_1 A_1 - U_2 A_2 - U_3 A_3}{A_4}$$



Preparatoria N° 3



Fluido Newtoniano

- ⓐ Expresión para  $\mu$
  - ⓑ Perfil de velocidades.
- Superior despreciables o efecto de borde

Suposiciones

- 1) Fluido Incompresible
- 2) Estado Estacionario
- 3) Unidimensional  $v_x = f(x, z, t)$ ,  $v_y = 0$ ,  $v_z = 0$
- 4)  $P = P(x, z, t)$

Para el caso estacionario, el único esfuerzo cortante es:

$$\tau_{xy} = \mu \frac{dv_x}{dz} \quad (\text{para un lado de la placa})$$

Además, para toda la placa

$$\Sigma F = m \cdot a \quad (a = 0) \Rightarrow F = -F_{viscosa} = 2A \tau_{xy}$$

Por lo tanto, debemos calcular el perfil de velocidades

Por continuidad:

$$\frac{\partial \rho}{\partial t} + \frac{\partial(\rho v_x)}{\partial x} + \frac{\partial(\rho v_y)}{\partial y} + \frac{\partial(\rho v_z)}{\partial z} = 0 \Rightarrow \frac{\partial v_x}{\partial x} = 0 \Rightarrow v_x = f(x)$$

Navier-Stokes (fluido Newtoniano)

$$x: \rho \left( \frac{dv_x}{dt} + v_x \frac{\partial v_x}{\partial x} + v_y \frac{\partial v_x}{\partial y} + v_z \frac{\partial v_x}{\partial z} \right) = -\frac{\partial P}{\partial x} + \rho g_x + \mu \left( \frac{\partial^2 v_x}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 v_x}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 v_x}{\partial z^2} \right)$$

ESTADO ESTACIONARIO  $v_x = f(x)$    
 Suposición de flujo unidimensional   
 No hay viscosidad en z

$$\Rightarrow \frac{\partial^2 v_x}{\partial z^2} = 0 \Rightarrow \frac{\partial v_x}{\partial z} = C_1 \Rightarrow v_x = C_1 z + C_2$$

De las demás ecuaciones resulta

y:  $0 = 0$

z:  $\frac{\partial P}{\partial z} = \rho g_z$

DADO  $v_x = C_1 z + C_2$   
con las condiciones DE BORDE

$$\begin{cases} z=0 & v_x = v_0 \\ z = \frac{\epsilon}{2} & v_x = 0 \end{cases} \Rightarrow C_2 = v_0 \wedge C_1 = -v_0 \left( \frac{2}{\epsilon} \right)$$

Finalmente

$$v_x = v_0 \left[ 1 - \frac{2}{\epsilon} z \right]$$

Así pues, conocida  $F$  que se aplica a la placa

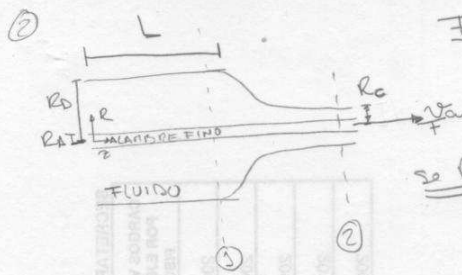
$$F = -F_{\text{viscosa}} = \tau_{xy} A \cdot 2$$

$$\text{con } \tau_{xy} = \mu \frac{\partial v_x}{\partial z} = -\mu \left[ \frac{2v_0}{\epsilon} \right]$$

$$\Rightarrow F = - \left( -\mu \left( \frac{2v_0}{\epsilon} \right) \cdot \left( b \cdot \frac{a}{2} \right) \cdot 2 \right)$$

$$\Rightarrow \mu = \frac{F \epsilon}{2 v_0 a b}$$





Fluido Newtoniano

Incompresible, estado estacionario

$\Delta P = 0$  en dirección del movimiento

se pide:

- a) Perfil de velocidades
- b) Perfil de esfuerzos
- c) Fuerza para mover el alambre
- d) Relación  $R_c = f(R_0, R_D)$

Recordar

$$\int x \ln(x) dx = \frac{x^2}{2} \ln(x) - \frac{x^2}{4}$$

Resolución:

Suposiciones: 1) Unidireccional  $v_z = f(r, z, \theta)$   $v_\theta = v_r = 0$

2)  $P = P(r, \theta)$  no de  $z$  (dato).

Por continuidad

$$\frac{\partial}{\partial z} (\int v_z) = 0 \Rightarrow v_z = f(z)$$

Ya que es un fluido Newtoniano son aplicables las ecuaciones de N-S

$$\rightarrow r: 0 = -\frac{\partial P}{\partial r} + \rho g_r$$

$$\theta: 0 = -\frac{1}{r} \frac{\partial P}{\partial \theta} \Rightarrow P \neq f(\theta) \Rightarrow P = f(r)$$

$$z: 0 = -\frac{\partial P}{\partial z} + \mu \frac{1}{r} \left( \frac{\partial}{\partial r} (r v_z) \right)$$

$$\Rightarrow r v_z = C_1 \Rightarrow v_z = \frac{C_1}{r} + C_2 \quad (a)$$

Condiciones de borde:

$$r = R_0 \quad v_z = v_a$$

$$r = R_D \quad v_z = 0$$

$$\Rightarrow C_1 = \frac{v_a}{\ln(R_0/R_D)} \quad \wedge \quad C_2 = \frac{-v_a}{\ln(R_0/R_D)} \ln(R_D)$$

$$(b) \quad \tau_{zr} = \mu \left( \frac{\partial v_z}{\partial r} \right) \quad (\text{Newtoniano})$$

$$\Rightarrow \tau_{zr} = \frac{\mu C_1}{r}$$

$$\textcircled{2} \quad F = \tau A \Rightarrow F = \frac{\mu \epsilon_0 2\pi R_a L}{R_a}$$

$$\Rightarrow \boxed{F = \mu \epsilon_0 2\pi L}$$

\textcircled{1} Para hallar  $R_c = R_c(R_a, R_d)$  consideremos que está en estado estacionario. El causal de recubrimiento del punto \textcircled{1} será igual al del punto \textcircled{2}

$$Q_1 = Q_2$$

$$\langle V \rangle_1 A_1 = \langle V \rangle_2 A_2$$

En el pto \textcircled{2}

$$\langle V \rangle_2 = V_a \Rightarrow Q_{\text{salida}} = V_a \pi (R_c^2 - R_a^2)$$

En el pto \textcircled{1}

$$Q = \frac{1}{A} \int V_j dA \cdot A = \int_{R_a}^{2\pi R_d} (c_1 \ln(r) + c_2) r dr d\theta$$

$$= 2\pi \left[ c_1 \left( \frac{r}{2} \ln(r) - \frac{r^2}{4} \right) + c_2 \frac{r^2}{2} \right]_{R_a}^{R_d}$$

Finalmente

$$\pi V_a (R_c^2 - R_a^2) = 2\pi \left[ c_1 \left( \frac{R_d^2}{2} \ln(R_d) - \frac{R_d^2}{4} - \frac{R_a^2}{2} \ln(R_a) + \frac{R_a^2}{4} \right) + \pi c_2 [R_d^2 - R_a^2] \right]$$

$$\rightarrow (R_c^2 - R_a^2) = \frac{1}{\ln \left[ \frac{R_a}{R_d} \right]} \left[ \frac{R_d^2}{2} + R_a^2 \left( \ln \left( \frac{R_d}{R_a} \right) - \frac{1}{2} \right) \right]$$