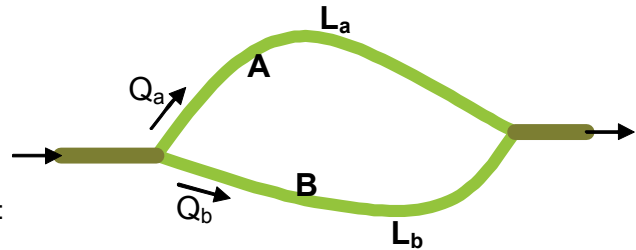


**PROBLEMA 1.-** Cierta parte de unas tuberías de hierro fundido de un sistema de distribución de agua involucra dos tuberías en paralelo. Ambas tuberías paralelas tienen un diámetro de 30 cm y el flujo es totalmente turbulento. Una de las ramas (tubería A) mide 1000 m de largo, mientras que la otra rama (tubería B) mide 3000 m de largo. Si la razón de flujo a través de la tubería A es  $0.4 \text{ m}^3/\text{s}$ , determine la razón de flujo a través de la tubería B. No considere pérdidas menores y suponga que la temperatura del agua es de  $15^\circ\text{C}$ .

Datos :  $L_a := 1000 \cdot \text{m}$   
 $Q := 0.4 \cdot \frac{\text{m}^3}{\text{s}}$   $L_b := 3000 \cdot \text{m}$   
 $D := 30 \cdot \text{cm}$



La densidad y viscosidad del agua a  $15^\circ\text{C}$  es :

$$\rho := 999.1 \cdot \frac{\text{kg}}{\text{m}^3} \quad \mu := 1.139 \cdot 10^{-3} \cdot \frac{\text{N}\cdot\text{s}}{\text{m}^2}$$

$e := 0.26 \cdot \text{mm}$  para tubería de hierro fundido

**Estrategia:**

Como el sistema está en paralelo, la caída de presión en ambas ramas es la misma, utilizaremos este hecho para resolver el problema:

- 1 Primero calculamos la caída de presión en base a datos disponibles del ramal A
- 2 Luego con esta caída de presión calculamos el caudal en el ramal B.

**Procedimiento:**

Comenzamos analizando la rama A, del sistema de tubos.

A partir de la ecuación generalizada de Bernoulli, se tiene:

$$\frac{p_1}{\rho g} + \frac{V_1^2}{2g} + Z_1 = \frac{p_2}{\rho g} + \frac{V_2^2}{2g} + Z_2 + hp$$

$$\frac{p_1}{\rho g} = \frac{p_2}{\rho g} + hp \Rightarrow p_1 - p_2 = \rho \cdot g \cdot hp$$

de donde:

$$\Delta p = \rho \cdot g \cdot hp \quad (1)$$

donde las pérdidas  $hp = hf + ha$ , pérdidas de carga por fricción + pérdidas en accesorios. Sin embargo en este problema sólo tomaremos en cuenta las pérdidas por fricción.

Las pérdidas de carga por fricción se calculan a partir de la ecuación de Darcy:

$$hp = f \frac{L}{D} \frac{V^2}{2g} \quad \text{mca}$$

Para ello calculamos primero el número de Re:

$$V_a := \frac{4 \cdot Q}{\pi \cdot D^2} \quad V_a = 5.659 \frac{\text{m}}{\text{s}}$$

$$Re := \frac{\rho \cdot V_a \cdot D}{\mu} \quad Re = 1.489 \times 10^6$$

como  $Re > 2100$ , el flujo es turbulento.

La rugosidad relativa  $\xi := \frac{e}{D} \quad \xi = 8.667 \times 10^{-4}$

Estos dos últimos valores, Re y  $\xi$ , nos sugieren que el flujo está en la zona de flujo totalmente turbulento (ver diagrama de Moody), y aunque el valor del coeficiente de fricción se puede obtener de este diagrama, nosotros optaremos por calcular a partir de la ecuación de Colebrook, simplificada para flujo totalmente turbulento.

$$\frac{1}{\sqrt{f}} = -2.0 \log\left(\frac{e/D}{3.7}\right) \quad \text{ecuación de von Karman}$$

$$f := \left(\frac{-1}{2 \cdot \log\left(\frac{\xi}{3.7}\right)}\right) \quad f = 0.138$$

entonces :

$$h_p := f \cdot \left(\frac{L_a}{D}\right) \cdot \frac{(V_a)^2}{2 \cdot g} \quad h_p = 749.557 \text{ m}$$

Ahora contamos con todos los adatos para calcular la caída de presión en la rama A:

$$\Delta p := \rho \cdot g \cdot h_p \quad \Delta p = 7.344 \times 10^6 \text{ Pa}$$

como el sistema esta en paralelo, a partir de esrta caída de presión se puede calcular el caudal en la rama B:

$$\frac{\Delta p}{\rho g} = f \frac{L_b}{D_b} \frac{V_b^2}{2g}$$

$$V_b = \sqrt{\frac{2 \Delta p D_b}{f \rho L_b}}$$

Esta última ecuación es implícita en  $V_b$ , ya que  $f$  depende de la velocidad  $V_b$ , por tanto resolveremos por un procedimiento iterativo de prueba y error (implementado en MATCAD).

$$V_b := \left| \begin{array}{l} x \leftarrow 10 \cdot \frac{\text{m}}{\text{s}} \\ \text{while } \left| \frac{x - y}{x} \right| > 0.1 \\ \quad \left| \begin{array}{l} y \leftarrow x \\ f \leftarrow \left( \frac{-1}{2 \cdot \log\left(\frac{\xi}{3.7}\right)} \right) \end{array} \right. \\ \quad x \leftarrow \sqrt{\frac{2 \cdot \Delta p \cdot D}{f \cdot \rho \cdot L_b}} \end{array} \right.$$

$$V_b = 3.267 \frac{\text{m}}{\text{s}}$$

para simplificar la solución de la ecuación anterior, se supuso flujo completamente turbulento, para verificar esto debemos calcula el número de Re.

$$Re := \frac{\rho \cdot V_b \cdot D}{\mu} \quad Re = 8.598 \times 10^5$$

lo cual verifica nuestra hipotesis de flujo completamente turbulento (ver diagrama de Moody).

Calculemos ahora el caudal por el ramal B.

$$Q_b := V_b \cdot \frac{\pi \cdot D^2}{4}$$

$$Q_b = 0.231 \frac{\text{m}^3}{\text{s}}$$