

Un cilindro de un circuito neumático tiene un émbolo de **80 mm** de diámetro, el vástago es de **15 mm** de diámetro y su carrera es de **300 mm**. La presión de trabajo es de **$6 \cdot 10^5 \text{ Pa}$** y realiza una maniobra de **9 ciclos/min**. Calcular:

- La fuerza teórica en **N** que el cilindro entrega en su carrera de avance y retroceso.
- El consumo de aire en condiciones normales.

Nota: Supóngase la presión atmosférica igual a **10^5 Pa** .

- Cálculo de las fuerzas teóricas.

La fuerza que ejerce un cilindro neumático es:

$$F = p \cdot S$$

Donde la diferencia entre el avance y el retroceso está en la sección sobre la que se ejerce la presión.

- Fuerza de avance. El aire entra por la cámara anterior y empuja sobre toda la superficie del émbolo, la superficie del círculo completo.

$$F_A = p \cdot S_e = p \cdot \frac{\pi \cdot d_e^2}{4} = 6 \cdot 10^5 \text{ Pa} \cdot \frac{\pi \cdot (80 \cdot 10^{-3} \text{ m})^2}{4} = 3016 \text{ N}$$

- Fuerza de retroceso. El aire entra por la cámara posterior y empuja sobre la superficie anular resultante de restar la del émbolo y la del vástago.

$$\begin{aligned} F_R &= p \cdot (S_e - S_v) = p \cdot \left(\frac{\pi \cdot d_e^2}{4} - \frac{\pi \cdot d_v^2}{4} \right) = p \cdot \frac{\pi}{4} \cdot (d_e^2 - d_v^2) = \\ &= 6 \cdot 10^5 \text{ Pa} \cdot \frac{\pi}{4} \cdot ((80 \cdot 10^{-3} \text{ m})^2 - (15 \cdot 10^{-3} \text{ m})^2) = 2910 \text{ N} \end{aligned}$$

- Consumo de aire en condiciones normales.

Hay que distinguir entre el volumen de aire que ocupa el cilindro durante un ciclo (a presión de trabajo) y el volumen equivalente en condiciones normales (a presión atmosférica), que es el que entrega realmente el compresor. La diferencia entre ambos viene dada por la Ley de Boyle-Mariotte. El aire que sale del compresor a 1 bar se comprime hasta 6 bar al entrar al cilindro, así que ocupa 6 veces menos volumen dentro del cilindro que a la salida del compresor.

El volumen consumido por ciclo (a presión de trabajo)

- En el avance. Se llena la cámara anterior. $V_A = S_e \cdot L$
- En el retroceso. Se llena la cámara posterior. $V_R = (S_e - S_v) \cdot L$

Por tanto el volumen en un ciclo de trabajo es:

$$\begin{aligned} V &= V_A + V_R = S_e \cdot L + (S_e - S_v) \cdot L = (2 \cdot S_e - S_v) \cdot L = \\ &= \left(2 \cdot \frac{\pi \cdot (80 \cdot 10^{-3} \text{m})^2}{4} - \frac{\pi \cdot (15 \cdot 10^{-3} \text{m})^2}{4} \right) \cdot 300 \cdot 10^{-3} \text{m} = \\ &= 2.963 \cdot 10^{-3} \text{m}^3 / \text{ciclo} \end{aligned}$$

Aplicando la Ley de Boyle-Mariotte:¹

$$\begin{aligned} p_a \cdot V_a &= p_t \cdot V_t \Rightarrow V_a = \frac{p_t}{p_a} \cdot V_t = \frac{p + P_a}{p_a} \cdot V_t \\ V_a &= \frac{6 \cdot 10^5 \text{Pa} + 10^5 \text{Pa}}{10^5 \text{Pa}} \cdot V_t = 20.741 \cdot 10^{-3} \text{m}^3 / \text{ciclo} \end{aligned}$$

El caudal de aire consumido será por tanto:

$$Q = 20.741 \cdot 10^{-3} \frac{\text{m}^3}{\text{ciclo}} \cdot 9 \frac{\text{ciclos}}{\text{min}} \cdot \frac{1 \text{min}}{60 \text{s}} = 3.111 \cdot 10^{-3} \frac{\text{m}^3}{\text{s}}$$

En unidades más habituales para expresar el caudal:

$$\begin{aligned} Q &= 3.111 \cdot 10^{-3} \frac{\text{m}^3}{\text{s}} \cdot \frac{3600 \text{s}}{\text{h}} = 11.2 \frac{\text{m}^3}{\text{h}} \\ Q &= 11.2 - 3 \frac{\text{m}^3}{\text{h}} \cdot 10^3 \text{lm}^3 \cdot \frac{\text{h}}{60 \text{min}} = 186.7 \frac{\text{l}}{\text{min}} \end{aligned}$$

¹ Aunque en muchas publicaciones se trabaja con presión manométrica (la presión de trabajo del enunciado), yo prefiero utilizar la presión absoluta (presión manométrica+atmosférica). En este caso 7 bar en lugar de 6 bar