

4. ONDAS EN TUBOS

4.1. TUBO CON FUENTE EN $x = 0$ Y CERRADO EN $x = L$

Definimos una ecuación de onda como el modelo matemático capaz de describir un proceso de propagación de energía ondulatoria considerando sus condiciones iniciales y de contorno (frontera). Partiremos con el caso unidimensional



$$\frac{\partial^2 p}{\partial x^2} = \frac{1}{c^2} \frac{\partial^2 p}{\partial t^2}$$

- Fuente sonora al inicio del tubo $x = 0$

$$p(0, t) = P_0 e^{j\omega t}$$

- Tubo cerrado en $x = L$

$$\frac{\partial p}{\partial x}(L, t) = 0$$

- Usaremos la solución de ondas planas que se vio en el primer capítulo

$$p(x, t) = A e^{j(\omega t - kx)} + B e^{j(\omega t + kx)}$$

Reemplazamos la solución armónica estacionaria en las condiciones de contorno

$$p(0, t) = A e^{j(\omega t - k \times 0)} + B e^{j(\omega t + k \times 0)} = P_0 e^{j\omega t}$$

$$p(0, t) = A e^{j\omega t} + B e^{j\omega t} = P_0 e^{j\omega t}$$

Al simplificar $e^{j\omega t}$ obtenemos

$$A + B = P_0$$

Después calculamos la derivada de la presión y usamos la segunda condición de contorno

$$\frac{\partial p}{\partial x}(x, t) = -jkAe^{j(\omega t - kx)} + jkB e^{j(\omega t + kx)}$$

$$\frac{\partial p}{\partial x}(L, t) = -jkAe^{j(\omega t - k \times L)} + jkB e^{j(\omega t + k \times L)} = 0$$

$$\frac{\partial p}{\partial x}(L, t) = -jkAe^{j(\omega t - kL)} + jkB e^{j(\omega t + kL)} = 0$$

$$\frac{\partial p}{\partial x}(L, t) = -jkAe^{j(\omega t)}e^{j(-kL)} + jkB e^{j(\omega t)}e^{j(+kL)} = 0$$

Simplificamos por $e^{j(\omega t)}$ y por jk entonces tenemos la ecuación

$$-Ae^{-jkL} + B e^{jkL} = 0$$

Entonces para determinar las constantes A y B resolvemos el sistema de ecuaciones

$$\begin{aligned} A + B &= P_0 & (*) \\ -Ae^{-jkL} + B e^{jkL} &= 0 & (**) \end{aligned}$$

De la ecuación (*) tenemos

$$B = P_0 - A$$

Remplazamos en (**)

$$-Ae^{-jkL} + (P_0 - A)e^{jkL} = 0$$

$$-Ae^{-jkL} + P_0 e^{jkL} - A e^{jkL} = 0$$

$$-Ae^{-jkL} - A e^{jkL} = -P_0 e^{jkL}$$

$$Ae^{-jkL} + A e^{jkL} = P_0 e^{jkL}$$

$$A[e^{-jkL} + e^{jkL}] = P_0 e^{jkL}$$

Recordemos que

$$e^{\pm jkL} = \cos(kL) \pm j\sin(kL)$$

$$A[\cos(kL) - j\sin(kL) + \cos(kL) + j\sin(kL)] = P_0 e^{jkL}$$

$$2A\cos(kL) = P_0 e^{jkL}$$

$$A = \frac{P_0 e^{jkL}}{2\cos(kL)}$$

Calculamos el valor de la otra constante usando

$$B = P_0 - A$$

$$B = P_0 - \frac{P_0 e^{jkL}}{2\cos(kL)}$$

$$B = \frac{2P_0\cos(kL) - P_0 e^{jkL}}{2\cos(kL)}$$

$$B = \frac{2P_0\cos(kL) - P_0[\cos(kL) + j\sin(kL)]}{2\cos(kL)}$$

$$B = \frac{2P_0\cos(kL) - P_0\cos(kL) - jP_0\sin(kL)}{2\cos(kL)}$$

$$B = \frac{P_0\cos(kL) - jP_0\sin(kL)}{2\cos(kL)}$$

$$B = \frac{P_0 e^{-jkL}}{2\cos(kL)}$$

Incorporamos las constantes A y B en la solución armónica estacionaria

$$p(x, t) = \frac{P_0 e^{jkL}}{2\cos(kL)} e^{j(\omega t - kx)} + \frac{P_0 e^{-jkL}}{2\cos(kL)} e^{j(\omega t + kx)}$$

$$p(x, t) = \frac{P_0}{2\cos(kL)} [e^{jkL} e^{j(\omega t - kx)} + e^{-jkL} e^{j(\omega t + kx)}]$$

$$p(x, t) = \frac{P_0}{2\cos(kL)} [e^{jkL} e^{j(-kx)} + e^{-jkL} e^{j(+kx)}] e^{j\omega t}$$

$$p(x, t) = \frac{P_0}{2\cos(kL)} [e^{jk(L-x)} + e^{-jk(L-x)}] e^{j\omega t}$$

$$p(x, t) = \frac{P_0}{2\cos(kL)} \{ \cos[k(L-x)] + j\sin[k(L-x)] + \cos[k(L-x)] - j\sin[k(L-x)] \} e^{j\omega t}$$

$$p(x, t) = \frac{2P_0\cos[k(L-x)]}{2\cos(kL)} e^{j\omega t}$$

Finalmente

$$p(x, t) = \frac{P_0 \cos[k(L - x)]}{\cos(kL)} e^{j\omega t}$$

Analizamos el denominador cuando se hace cero, es decir hay un fenómeno de resonancia

$$\cos(kL) = 0 \quad p(x, t) = \infty$$

$$\cos(kL) = 0$$

$$kL = (2n - 1) \frac{\pi}{2} \quad n = 1, 2, 3, \dots$$

$$k_n = (2n - 1) \frac{\pi}{2L} \quad n = 1, 2, 3, \dots$$

Las frecuencias naturales o de resonancia de orden angular son:

$$\omega_n = (2n - 1) \frac{\pi c}{2L} \quad n = 1, 2, 3, \dots$$

Las frecuencias naturales o de resonancia son:

$$f_n = (2n - 1) \frac{c}{4L} \quad n = 1, 2, 3, \dots$$

Analicemos el numerador cuando se hace cero es decir los puntos nodales, esto pasa para todas las frecuencias

$$P_0 \cos[k(L - x)] = 0$$

Esto pasará cuando

$$k(L - x_N) = (2N - 1) \frac{\pi}{2} \quad N = 1, 2, 3, \dots$$

Entonces los puntos nodales $p(x_N, t) = 0$ están ubicados

$$x_N = L - (2N - 1) \frac{\pi}{2k} \quad N = 1, 2, 3, \dots$$

Al contrario de las frecuencias naturales, que son infinitas, el número de puntos nodales es acotado.

Definiremos la impedancia acústica específica de entrada, como la razón entre la presión sonora y la velocidad de partículas cuando $x = 0$. Determinaremos la velocidad de partículas en forma general a partir de la expresión de presión sonora anterior y de la ecuación de fuerza de Euler linealizada

$$\rho_0 \frac{\partial u}{\partial t} = -\nabla p$$

En el caso de un tubo 1D

$$\rho_0 \frac{\partial u}{\partial t} = -\frac{\partial p}{\partial x}$$

Por lo tanto

$$u = -\frac{1}{\rho_0} \int \frac{\partial p}{\partial x} dt$$

Aplicamos esta expresión

$$u(x, t) = -\frac{1}{\rho_0} \int \frac{\partial}{\partial x} \left[\frac{P_0 \cos[k(L-x)]}{\cos(kL)} e^{j\omega t} \right] dt$$

$$u(x, t) = -\frac{1}{\rho_0} \int \left[-\frac{k P_0 \sin[k(L-x)]}{\cos(kL)} e^{j\omega t} \right] dt$$

Integramos con respecto al tiempo

$$u(x, t) = -\frac{1}{\rho_0} \frac{k P_0 \sin[k(L-x)]}{j\omega \cos(kL)} e^{j\omega t}$$

$$u(x, t) = j \frac{1}{\rho_0 c} \frac{P_0 \sin[k(L-x)]}{\cos(kL)} e^{j\omega t}$$

La impedancia acústica específica de entrada, es decir en $x = 0$

$$z_0 = \frac{p(0, t)}{u(0, t)} = \frac{\frac{P_0 \cos[k(L-0)]}{\cos(kL)} e^{j\omega t}}{j \frac{1}{\rho_0 c} \frac{P_0 \sin[k(L-0)]}{\cos(kL)} e^{j\omega t}}$$

$$z_0 = \frac{p(0, t)}{u(0, t)} = \frac{\cos[k(L-0)]}{j \frac{1}{\rho_0 c} \sin[k(L-0)]}$$

$$z_0 = \frac{p(0, t)}{u(0, t)} = -j \rho_0 c \frac{\cos[k(L-0)]}{\sin[k(L-0)]}$$

$$z_0 = \frac{p(0, t)}{u(0, t)} = -j \rho_0 c \frac{\cos(kL)}{\sin(kL)}$$

$$z_0 = \frac{p(0, t)}{u(0, t)} = (-j \rho_0 c) \cot(kL)$$

La impedancia mecánica de entrada es la fuerza dividido por la velocidad en $x = 0$

$$Z_{M0} = \frac{f(0, t)}{u(0, t)} = \frac{Sp(0, t)}{u(0, t)}$$

Donde S es el área de la sección transversal de tubo

$$Z_{M0} = \frac{f(0, t)}{u(0, t)} = -j\rho_0 c S \cot(kL)$$

Aproximemos esta expresión para un tubo cerrado de corta longitud y donde la frecuencia de excitación sea mucho más grande que la longitud del tubo $kL \ll 1$

$$Z_{M0} = \frac{f(0, t)}{u(0, t)} = -j\rho_0 c S \frac{\cos(kL)}{\sin(kL)}$$

$$kL = \frac{2\pi L}{\lambda} \ll 1$$

Para ángulos pequeños

$$\cos(kL) \approx 1$$

$$\sin(kL) \approx kL$$

$$Z_{M0} \approx -j\rho_0 c S \frac{1}{kL}$$

$$Z_{M0} \approx -j\rho_0 c S \frac{1}{\frac{\omega}{c} L}$$

$$Z_{M0} \approx -j\rho_0 c^2 S \frac{1}{\omega L}$$

$$Z_{M0} \approx -j \frac{\rho_0 c^2 S}{\omega L}$$

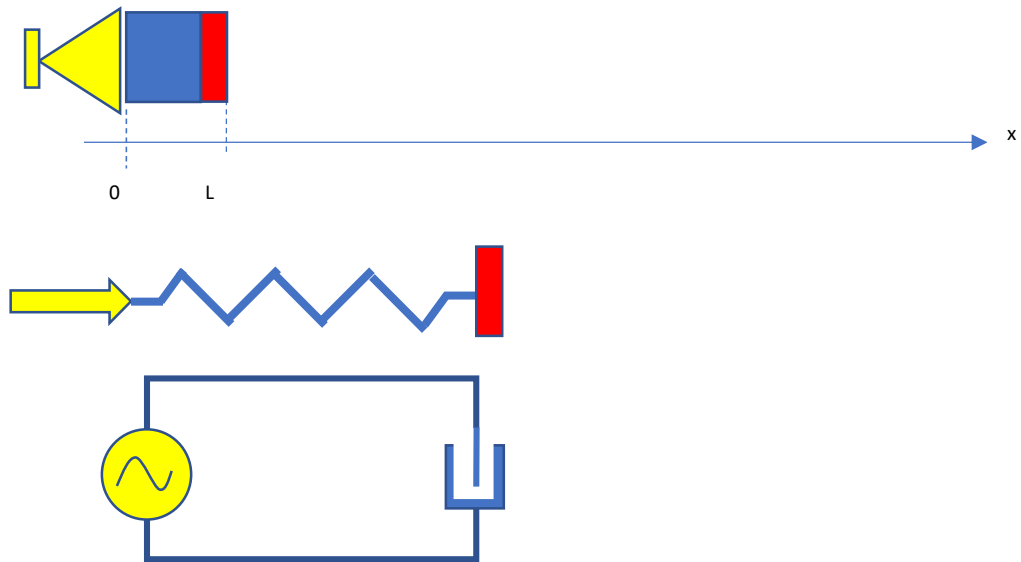
Analizaremos las unidades de

$$\frac{\rho_0 c^2 S}{L} = \frac{kg}{m^3} \frac{m^2}{s^2} m^2 \frac{1}{m} = \frac{kg}{s^2} = \frac{kgm/s^2}{m} = \frac{N}{m}$$

El resorte posee unidades de N/m . El aire dentro de un tubo corto sometido a ondas sonoras de baja frecuencia funciona como un resorte, es decir un elemento puramente elástico, es decir una Compliancia Mecánica C_M , es decir la unidad dividido por la constante del resorte

$$Z_{M0} \approx -j \frac{1}{\omega C_M}$$

$$C_M = \frac{L}{\rho_0 c^2 S}$$



4.2. TUBO CON FUENTE EN $x = 0$ Y ABIERTO EN $x = L$

Definimos una ecuación de onda como el modelo matemático capaz de describir un proceso de propagación de energía ondulatoria considerando sus condiciones iniciales y de contorno (frontera). Partiremos con el caso unidimensional



$$\frac{\partial^2 p}{\partial x^2} = \frac{1}{c^2} \frac{\partial^2 p}{\partial t^2}$$

- Fuente sonora al inicio del tubo $x = 0$

$$p(0, t) = P_0 e^{j\omega t}$$

- Tubo abierto en $x = L$

$$p(L, t) = 0$$

- Usaremos la solución de ondas planas que se vio en el primer capítulo

$$p(x, t) = Ae^{j(\omega t - kx)} + Be^{j(\omega t + kx)}$$

Aplicamos la primera condición de contorno

$$p(0, t) = Ae^{j(\omega t - k \times 0)} + Be^{j(\omega t + k \times 0)} = P_0 e^{j\omega t}$$

$$Ae^{j\omega t} + Be^{j\omega t} = P_0 e^{j\omega t}$$

Simplificamos $e^{j\omega t}$ en ambos lados de la ecuación y tenemos

$$A + B = P_0$$

Aplicamos la segunda condición de contorno

$$p(L, t) = Ae^{j(\omega t - kL)} + Be^{j(\omega t + kL)} = 0$$

Nuevamente podemos simplificar

$$Ae^{j\omega t} e^{-jkL} + Be^{j\omega t} e^{jkL} = 0$$

Y tenemos

$$Ae^{-jkL} + Be^{jkL} = 0$$

Por lo tanto a fin de poder determinar los valores de A y B resolvemos el sistema de ecuaciones

$$A + B = P_0 (*)$$

$$Ae^{-jkL} + Be^{jkL} = 0 (**)$$

De la primera ecuación tenemos

$$B = P_0 - A$$

Reemplazamos en la segunda

$$Ae^{-jkL} + (P_0 - A)e^{jkL} = 0$$

$$Ae^{-jkL} - Ae^{jkL} + P_0 e^{jkL} = 0$$

$$Ae^{-jkL} - Ae^{jkL} = -P_0 e^{jkL}$$

$$Ae^{jkL} - Ae^{-jkL} = P_0 e^{jkL}$$

$$A(e^{jkL} - e^{-jkL}) = P_0 e^{jkL}$$

Usamos la identidad de Euler

$$A[\cos(kL) + j\sin(kl) - \cos(kL) + j\sin(kl)] = -P_0 e^{jkL}$$

$$j2A\sin(kl) = P_0 e^{jkL}$$

$$A = \frac{P_0 e^{jkL}}{j2\sin(kl)}$$

Calculamos la segunda constante a partir de la primera ecuación

$$B = P_0 - A$$

$$B = P_0 - \frac{P_0 e^{jkL}}{j2\sin(kl)}$$

$$B = \frac{j2P_0\sin(kl) - P_0 e^{jkL}}{j2\sin(kl)}$$

$$B = \frac{j2P_0\sin(kl) - P_0[\cos(kL) + j\sin(kl)]}{j2\sin(kl)}$$

$$B = \frac{jP_0\sin(kl) - P_0\cos(kL)}{j2\sin(kl)}$$

$$B = -\frac{P_0\cos(kL) - jP_0\sin(kl)}{j2\sin(kl)}$$

$$B = -\frac{P_0[\cos(kL) - j\sin(kl)]}{j2\sin(kl)}$$

$$B = -\frac{P_0 e^{-jkL}}{j2\sin(kl)}$$

Ingresaremos los valores de A y B en la solución armónica estacionaria

$$p(x, t) = A e^{j(\omega t - kx)} + B e^{j(\omega t + kx)}$$

$$p(x, t) = \frac{P_0 e^{jkL}}{j2\sin(kl)} e^{j(\omega t - kx)} - \frac{P_0 e^{-jkL}}{j2\sin(kl)} e^{j(\omega t + kx)}$$

$$p(x, t) = \frac{P_0}{j2\sin(kl)} [e^{jkL} e^{j(-kx)} - e^{-jkL} e^{j(+kx)}] e^{j\omega t}$$

$$p(x, t) = \frac{P_0}{j2\sin(kl)} [e^{jk(L-x)} - e^{-jk(L-x)}] e^{j\omega t}$$

$$p(x, t) = \frac{P_0}{j2\text{sen}(kl)} [\text{cos}[k(L-x)] + j\text{sen}[k(L-x)] - \text{cos}[k(L-x)] + j\text{sen}[k(L-x)]] e^{j\omega t}$$

$$p(x, t) = \frac{j2P_0\text{sen}[k(L-x)]}{j2\text{sen}(kl)} e^{j\omega t}$$

$$p(x, t) = \frac{P_0\text{sen}[k(L-x)]}{\text{sen}(kl)} e^{j\omega t}$$

Analizamos el denominador cuando se hace cero, es decir hay un fenómeno de resonancia

$$\text{sen}(kL) = 0 \quad p(x, t) = \infty$$

$$\text{sen}(kL) = 0$$

$$kL = n\pi \quad n = 1, 2, 3, \dots$$

$$k_n = \frac{n\pi}{L} \quad n = 1, 2, 3, \dots$$

Las frecuencias naturales o de resonancia de orden angular son:

$$\omega_n = \frac{n\pi c}{L} \quad n = 1, 2, 3, \dots$$

Las frecuencias naturales o de resonancia son:

$$f_n = \frac{nc}{2L} \quad n = 1, 2, 3, \dots$$

Analicemos el numerador cuando se hace cero es decir los puntos nodales, esto pasa para todas las frecuencias

$$P_0\text{sen}[k(L-x)] = 0$$

Esto pasará cuando

$$k(L-x_N) = N\pi \quad N = 1, 2, 3, \dots$$

Entonces los puntos nodales $p(x_N, t) = 0$ están ubicados

$$x_N = L - \frac{N\pi}{k} \quad N = 1, 2, 3, \dots$$

Al contrario de las frecuencias naturales, que son infinitas, el número de puntos nodales es acotado.

Definiremos la impedancia acústica específica de entrada, como la razón entre la presión sonora y la velocidad de partículas cuando $x = 0$. Determinaremos la velocidad de partículas en forma general a partir de la expresión de presión sonora anterior y de la ecuación de fuerza de Euler linealizada

$$\rho_0 \frac{\partial u}{\partial t} = -\nabla p$$

En el caso de un tubo 1D

$$\rho_0 \frac{\partial u}{\partial t} = -\frac{\partial p}{\partial x}$$

Por lo tanto

$$u = -\frac{1}{\rho_0} \int \frac{\partial p}{\partial x} dt$$

Aplicamos esta expresión

$$u(x, t) = -\frac{1}{\rho_0} \int \frac{\partial}{\partial x} \left[\frac{P_0 \text{sen}[k(L-x)]}{\text{sen}(kl)} e^{j\omega t} \right] dt$$

$$u(x, t) = -\frac{1}{\rho_0} \int \left[\frac{-k P_0 \cos[k(L-x)]}{\text{sen}(kl)} e^{j\omega t} \right] dt$$

Integramos con respecto al tiempo

$$u(x, t) = \frac{1}{\rho_0} \frac{k}{j\omega} \frac{P_0 \cos[k(L-x)]}{\text{sen}(kl)} e^{j\omega t}$$

$$u(x, t) = -j \frac{1}{\rho_0 c} \frac{P_0 \cos[k(L-x)]}{\text{sen}(kl)} e^{j\omega t}$$

La impedancia acústica específica de entrada, es decir en $x = 0$

$$z_0 = \frac{p(0, t)}{u(0, t)} = \frac{\frac{P_0 \text{sen}[k(L-0)]}{\text{sen}(kl)} e^{j\omega t}}{-j \frac{1}{\rho_0 c} \frac{P_0 \cos[k(L-0)]}{\text{sen}(kl)} e^{j\omega t}}$$

$$z_0 = \frac{p(0, t)}{u(0, t)} = \frac{\frac{P_0 \text{sen}[k(L-0)]}{\text{sen}(kl)} e^{j\omega t}}{-j \frac{1}{\rho_0 c} \frac{P_0 \cos[k(L-0)]}{\text{sen}(kl)} e^{j\omega t}}$$

$$z_0 = \frac{p(0, t)}{u(0, t)} = j \rho_0 c \frac{\text{sen}(kl)}{\cos(kL)}$$

La impedancia acústica específica de entrada es

$$z_0 = \frac{p(0, t)}{u(0, t)} = (j\rho_0 c) \tan(kL)$$

La impedancia mecánica de entrada es la fuerza dividido por la velocidad en $x = 0$

$$Z_{M0} = \frac{f(0, t)}{u(0, t)} = \frac{Sp(0, t)}{u(0, t)}$$

Donde S es el área de la sección transversal de tubo

$$Z_{M0} = \frac{f(0, t)}{u(0, t)} = j\rho_0 c S \tan(kL)$$

Aproximemos esta expresión para un tubo cerrado de corta longitud y donde la frecuencia de excitación sea mucho más grande que la longitud del tubo $kL \ll 1$

$$Z_{M0} = \frac{f(0, t)}{u(0, t)} = j\rho_0 c S \frac{\sin(kL)}{\cos(kL)}$$

$$\sin(kL) \approx kL$$

$$\cos(kL) \approx 1$$

$$Z_{M0} \approx j\rho_0 c S k L$$

$$Z_{M0} \approx j\rho_0 c S \frac{\omega}{c} L$$

$$Z_{M0} \approx j\rho_0 S L \omega$$

Analizaremos el término $\rho_0 S L$ en relación con sus unidades

$$\rho_0 S L = \frac{kg}{m^3} m^2 m = kg$$

$$Z_{M0} \approx jM_M \omega$$

El decir el comportamiento del tubo es el comportamiento inercial de una masa concentrada, llamada masa mecánica M_M

Se debe considerar que la masa de aire del tubo irradia al exterior, recordemos la influencia de la impedancia acústica específica / impedancia mecánica de radiación



Entonces una expresión mas adecuada para la impedancia acústica específica / impedancia mecánica de un tubo abierto parra un tubo de sección circular

$$Z_{M0} \approx j\rho_0 S(L + L')\omega$$

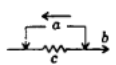
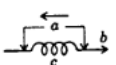
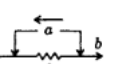
Para un tubo con pestaña

$$L' = \frac{8a}{3\pi}$$

Tubo sin pestaña

$$L' = \frac{3a}{5}$$

TABLE 3.2. Values for a , b , and c in Electrical, Mechanical, and Acoustical Circuits

Element	Electrical	Mechanical		Acoustical	
		Mobility analogy†	Impedance analogy	Impedance analogy†	Mobility analogy
a	e	u	f	p	U
b	i	f	u	U	p
	$c = R_E$	$c = \frac{1}{R_M} = r_M$	$c = R_M$	$c = R_A$	$c = \frac{1}{R_A} = r_A$
	$c = C_E$	$c = M_M$	$c = C_M$	$c = C_A$	$c = M_A$
	$c = L$	$c = C_M$	$c = M_M$	$c = M_A$	$c = C_A$
	$c = Z_E = \frac{e}{i}$	$c = z_M = \frac{u}{f} = \frac{1}{Z_M}$	$c = Z_M = \frac{f}{u} = \frac{1}{z_M}$	$c = Z_A = \frac{p}{U} = \frac{1}{z_A}$	$c = z_A = \frac{U}{p} = \frac{1}{Z_A}$

† Preferred analogies.

Para bajas frecuencias y tubos cortos

Analogía	Impedancia Mecánica	Impedancia Acústica Específica	Impedancia Acústica
General	$Z_M = \frac{f}{u} = \frac{Sp}{u} = Sz$	$z = \frac{p}{u}$	$Z_A = \frac{p}{U} = \frac{p}{Su} = \frac{z}{S}$
Masa (tubo abierto)	$M_M = \rho_0 S(L + L')$	$m_z = \rho_0(L + L')$	$M_A = \frac{\rho_0(L + L')}{S}$
Compliancia (tubo cerrado)	$C_M = \frac{L}{\rho_0 c^2 S}$	$c_z = \frac{L}{\rho_0 c^2}$	$C_A = \frac{SL}{\rho_0 c^2}$
Resistencia (material absorbente en el tubo)	R_M	r_z	R_A

