


23 Abn

Osc Ind



Série de Fourier

• extrémités fixes $\psi(0) = \psi(l) = 0$

$$\psi(x) = \sum_{n=1}^{\infty} c_n \underbrace{\sin \frac{n\pi x}{l}}_{\text{modos normais}}$$

coefficientes

$$c_n = \frac{2}{l} \int_0^l dx \sin \frac{n\pi x}{l} \psi(x)$$

• extrema livre

fixo em $x=0$

$$\psi(0,t)=0$$

para os modos normais

$$A_n(0)=0$$

$$A'_n(l)=0$$

$$A_n(x) \propto \sin k_n x \rightarrow$$

$$k_n \cos(k_n l) = 0$$

$$\Rightarrow k_n l = \pi/2 + n\pi \quad n=0,1,2,\dots$$

$$k'_n l = \pi/2 + (n'-1)\pi \quad n'=1,2,\dots$$

livre em $x=l$

força em $x=l$ nula
transversal

cond horizontal em
 $x=l$

$$\left. \frac{\partial}{\partial x} \psi(x,t) \right|_{x=l} = 0$$

$$k_n = \frac{\pi}{2l}(2n+1) \quad n=0,1,\dots$$

$$A_n(x) \propto \sin\left(\frac{(2n+1)\pi x}{2l}\right)$$

Série fourier

$$\Rightarrow \psi(x) = \sum_{n=1}^{\infty} c_n \sin\left(\frac{(2n+1)\pi}{2l} x\right)$$

$$c_n = \frac{2}{l} \int_0^l dx \sin\left(\frac{(2n+1)\pi}{2l} x\right)$$

Oscilações longitudinais \longrightarrow Som
(caso contínuo)

problema a 3D $\xrightarrow{\text{simplificação}}$ mov. do ar num
tubo = 1D



(ondas estacionárias
num tubo)


Só há mov. na direção z

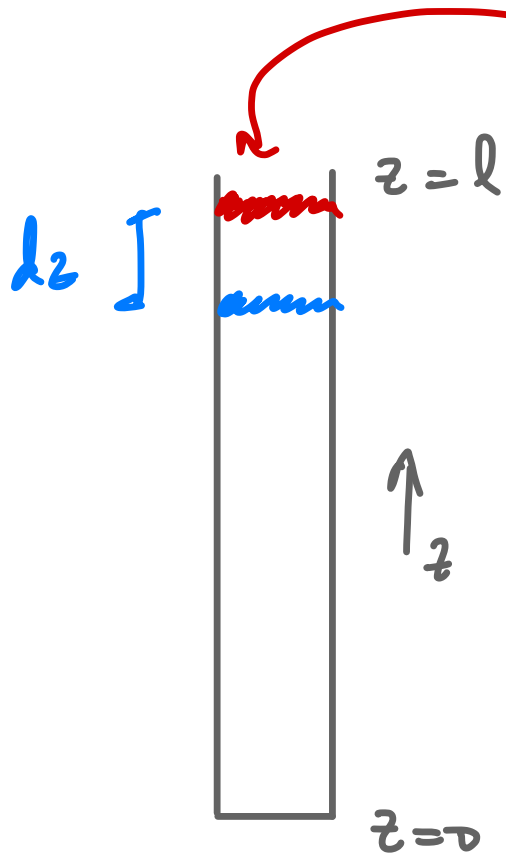
• densidade de massa linear no tubo

$\rho_L = \rho A$

→ ρ = densidade de massa (por volume) do tubo

A





pressão no topo do tubo

↓

ar no tubo \equiv ar livre

↓

$f=0$ no interior

$p_{in} = p_{out} (= p_{atm})$

deslocamento dz
do ar livre

$$-dV = A dz$$

→ variação de volume de ar no tubo

Se o movimento do pistão for lento
($T = \text{const}$)

$$pV = nRT$$

$$\Delta p \sim \frac{1}{\Delta V}$$

não é este o caso que nos interessa

→ para uma onda sonora o mov. do ar é rápido

→ não há tempo para trocas de calor

T aumenta
(pistão faz trabalho)

volume diminuirá
adiabaticamente

← processo adiabático
do volume

p aumenta mais rapidamente que $1/V$
2 processos
 $\Rightarrow p \propto V^{-\gamma}$

$\gamma > 0$ → depende
das prop. do
gás no tubo

$$\boxed{\gamma \propto v^{-\gamma}}$$

$$\gamma_{an} \approx 1.40$$

$$\log_0 \boxed{\frac{dp}{p} = -\gamma \frac{dv}{v}}$$

$$\gamma > 0$$

$$\downarrow \frac{C_p}{C_v} =$$

$$\frac{\text{color specific heat}}{\text{color specific heat}} = \frac{\text{unit}}{\text{unit}}$$

$$dv = -A dz$$

$$v/A = l$$

$$\Rightarrow dp = -\gamma p \frac{dv}{v}$$

$$= +\gamma p \frac{A}{v} dz = \frac{\gamma p}{l} dz$$

$$\gamma \approx \gamma_0 (= \gamma_{atm})$$

$$dp \approx \frac{\gamma_0 p_0}{l} dz$$

force

$$d\bar{f} = A dp = \frac{\gamma A^2 \rho_0}{\nu} dz = \frac{\gamma A \rho_0}{l} dz$$

$$d\bar{f} \propto dz \longrightarrow \text{Lei de Hooke}$$

$$\frac{\gamma A \rho_0}{l} = K$$

2 constantes
de uma "mola"
por unidade
de comp.

$$K l^4 = \gamma A \rho_0$$

↓
para uma mola
massiva

com uma mola em seu extremo a velocidade de
dispersão

$$\omega^2 = \frac{Kl}{\rho_L} k^2 = \frac{\tau_{p0}}{\rho} k^2$$

$$= v_{\text{som}}^2 k^2$$

$$v_{\text{som}}^2 = \frac{\tau_{p0}}{\rho}$$

no ar (τ, ρ constantes)

$$v_{\text{som}} \approx 332 \text{ m s}^{-1}$$

deslocamento de ar
(dentro do tubo)

desento p $\psi(z,t)$

cond. fronteira:

$$\left\{ \begin{array}{l} \psi(0,t) = 0 \quad (\text{tubo fechado}) \\ \left. \frac{\partial \psi(z,t)}{\partial z} \right|_{z=l} = 0 \quad (\text{tubo aberto}) \end{array} \right.$$

\swarrow logo

$$\psi_n(z,t) = \sin(k_n z) \cos(\omega_n t)$$

$$k = \frac{(n + 1/2) \pi}{l}$$

$$\omega = v k$$

\swarrow
som

(pressão adimensional)

$$\propto -\frac{\partial \psi}{\partial z}$$

$$n = 0, 1, 2, \dots$$

$n=0$: freq. fundamental

$$\omega = \frac{v \pi}{2l} \quad f = \frac{v}{4l}$$

\swarrow
freq. linear