

気柱の共鳴

- 空気の性質と音速
- 気柱の共鳴

体積弾性率 vs バネ定数

- バネ定数 復元力の変化/長さの変化

- $L = \Delta x$ の区間が Δy だけ変化
自然長
伸び



- 自然長からの伸び $\Delta y \Rightarrow F = -k \Delta y, k = -\frac{F}{\Delta y}$

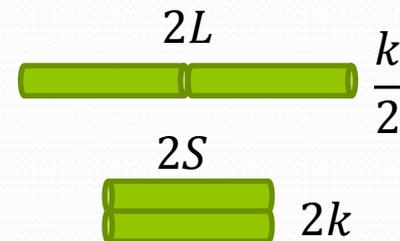
- 変形の割合 $\frac{\Delta y}{L} \Rightarrow kL = -\frac{F}{\Delta y/L}$

- 圧力変化 $p = F/S \Rightarrow$

$$\boxed{k \frac{L}{S}} = -\frac{F/S}{(\Delta y \cdot S)/(L \cdot S)} = \boxed{-\frac{p}{\Delta V/V}}$$

- 体積弾性率: 規格化されたバネ定数

$$\boxed{B} = \boxed{-\frac{p(x, t)}{dV/V}}$$



媒質中の音速 1

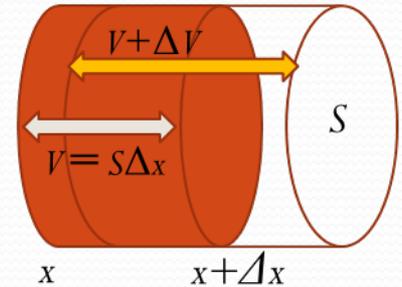
体積弾性率 bulk modulus

- x 軸方向に伝わる縦波の音波により、媒質が変位: $y(x, t)$
- 長さ Δx , 断面積 S の円筒の体積が音波により変化する相対変化率: dV/V
- $\Delta x \rightarrow 0$ の極限で, $\frac{dV}{V} \rightarrow \frac{\partial y}{\partial x}$

- 体積弾性率

$$B = - \frac{p(x, t)}{dV/V} \quad \text{単位は 圧力の単位と同じ [N/m}^2 = \text{Pa]}$$

$$y(x, t) \quad y(x + \Delta x, t)$$

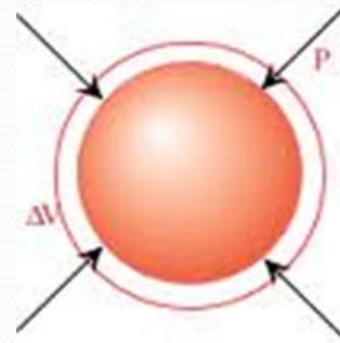


- 音波による圧力変化を変位と関係づける式

Δx の区間が Δy だけ変化

$$p = -B dV/V = -B \Delta y/\Delta x$$

$$p(x, t) = -B \frac{\partial y(x, t)}{\partial x}$$



問1

- (1) ボイル・シャルルの法則 $PV = nRT$ に従う気体の体積弾性率 (以下の問(2)(3)も含めて等温過程とする) を計算せよ。
- (2) 常温大気圧 ($1 \text{ atm} \sim 10^5 \text{ Pa}$, $1 \text{ Pa} = 1 \text{ N/m}^2$) の空気がボイル・シャルルの法則に従うとして, その体積弾性率の値を概算せよ. 体積を1%だけ変化させたときの圧力変化は
- (3) 断面積 $S = 1 \text{ cm}^2$ の注射器に大気圧の空気を閉じ込め, 長さ $L = 10 \text{ cm}$ の気柱を作るとバネのような復元力を生じた. 等温圧縮・膨張とする. バネ定数はどれだけか

気体・液体中の音速 2

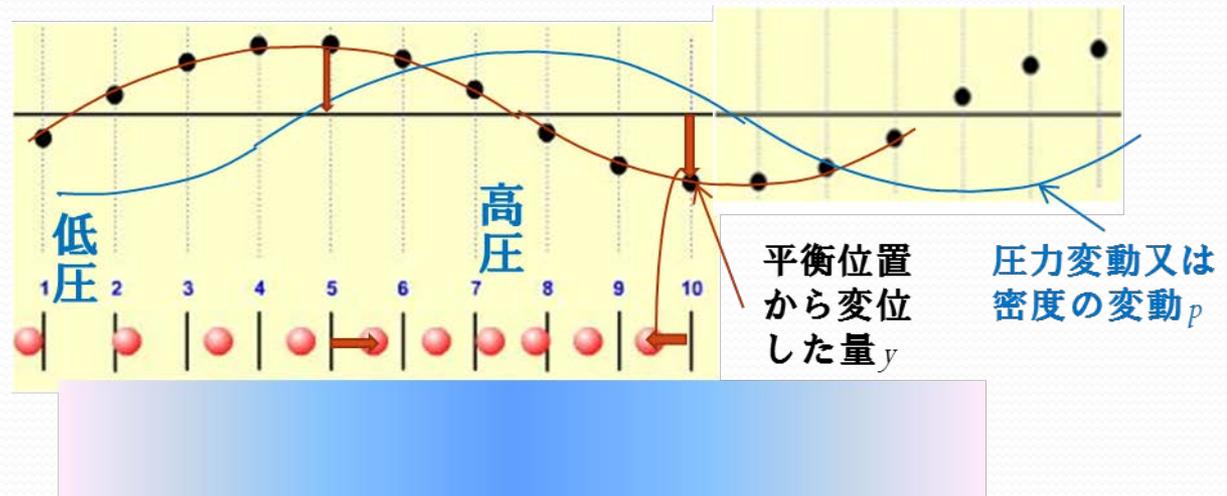
変位と密度の関係

- サイン波:

$$y(x, t) = A \cos(kx - \omega t)$$

$$p(x, t) = -B \frac{\partial y}{\partial x} = BkA \sin(kx - \omega t)$$

- 変位と圧力変動は $1/4$ 波長ずれる
- 圧力変動の振幅: $p_{\max} = kBA = \frac{2\pi}{\lambda} BA$



問2

1 kHzのサイン波の音で, 耳に聞こえる最小の圧力変動の振幅が 3×10^{-5} Paであった(大気圧).

このとき空気の変位の振動の振幅はどれだけか. 音波による圧縮膨張が等温過程であるとし(後に断熱過程が適切なモデルであることを学ぶ), 体積弾性率 $B = 10^5$ Pa. 音速を $c = 340$ m/sとせよ

断熱変化の体積弾性率

- 音の振動が速い
 - 外部が出入りする前に1周期が終わる膨張や収縮は断熱過程となる
- 断熱変化: $PV^\gamma = \text{一定}$ (κ と書くことにする),
 $\gamma = \text{定圧比熱/定積比熱}$, 2原子分子で1.4

- 体積弾性率

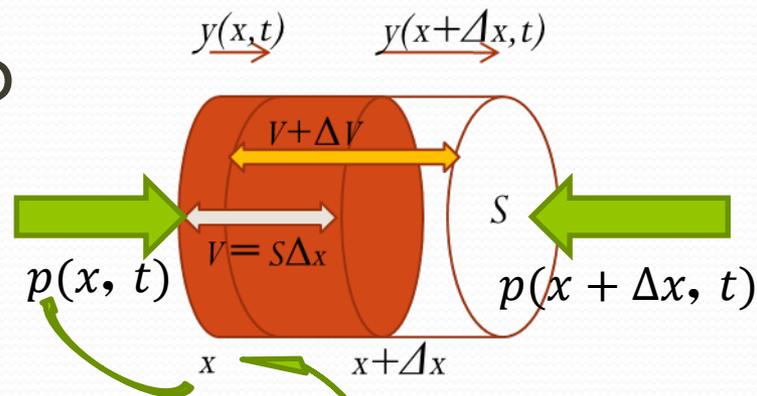
$$B = \frac{-\frac{dP}{dV}}{\frac{1}{V}} = -\frac{dP}{dV} V = -V \frac{d}{dV} (\kappa V^{-\gamma}) = \kappa \gamma V^{-\gamma} = \gamma P$$

圧力 P の変化分、 p

媒質中の音速 3

波動方程式から音速を求める

断面積 S の円筒の音波による運動



<音波がないとき, $x \sim x + \Delta x$ の媒質の部分>

質量: $\Delta m = \rho \Delta x S$ (媒質の密度 ρ)

加速度: $a = \frac{\partial^2 y}{\partial t^2}$ (変位 y の時間の2階微分)

力: $\Delta F = S \times \left(\underbrace{p(x, t) - p(x + \Delta x, t)}_{\text{両側から加わる圧力差}} \right)$, $p(x, t)$ の向きが正

運動方程式: $\Delta F = \Delta m \times a \rightarrow$

$$S \times (p(x, t) - p(x + \Delta x, t)) = \Delta m \frac{\partial^2 y}{\partial t^2} = \rho \Delta x S \frac{\partial^2 y}{\partial t^2}$$

運動方程式から波動方程式へ

$$S \times (p(x, t) - p(x + \Delta x, t)) = \Delta m \frac{\partial^2 y}{\partial t^2} = \rho \Delta x S \frac{\partial^2 y}{\partial t^2}$$

円筒を薄くして1点の近傍の運動に注目する

- $-\frac{\partial p}{\partial x} = \rho \frac{\partial^2 y}{\partial t^2}$ (両辺を $S\Delta x$ で割り, $\Delta x \rightarrow 0$ の極限)
- $p(x, t) = -B \frac{\partial y(x, t)}{\partial x}$ 両辺を x で微分して左辺に代入

$$B \frac{\partial^2 y}{\partial x^2} = \rho \frac{\partial^2 y}{\partial t^2}$$

縦波音波の波動方程式

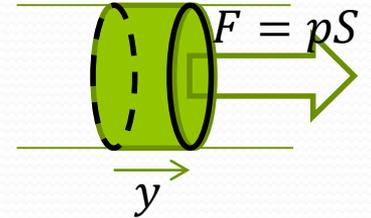
$$\frac{\partial^2 y}{\partial x^2} - \frac{1}{c^2} \frac{\partial^2 y}{\partial t^2} = 0, \quad c = \sqrt{\frac{B}{\rho}}$$

- 音速 $c = \sqrt{\frac{B}{\rho}} = \sqrt{\frac{\gamma P V_0}{\rho V_0}} \rightarrow \sqrt{\frac{\gamma R T}{\text{モル質量}}}$

音のパワー密度(強度) 1

- 音が運ぶエネルギー
 - 圧縮・膨張の位置エネルギー + 運動エネルギー
- 単振動 $y = A \cos(kx - \omega t)$, $\omega = kc$, $\frac{\partial y}{\partial t} = \omega A \sin(kx - \omega t)$,
 - 運動エネルギーの密度の時間平均
$$\frac{1}{2}mv^2 \rightarrow \frac{1}{2}\rho\{S\Delta x\} \left(\frac{\partial y}{\partial t}\right)^2 \rightarrow \frac{1}{2}\rho\omega^2 A^2 \sin^2(kx - \omega t) \rightarrow \frac{1}{4}\rho\omega^2 A^2$$
 - 全エネルギー密度の時間平均: $u = \frac{1}{2}\rho\omega^2 A^2$
 - パワー密度の時間平均:
$$I = cu = \frac{1}{2}\rho c\omega^2 A^2 = \frac{1}{2}\rho kc^2\omega A^2 = \frac{1}{2}\rho k \frac{B}{\rho}\omega A^2 = \frac{1}{2}kB\omega A^2$$

音のパワー密度(強度) 2



- 音波によるエネルギー伝達

- 断面Sが右側の媒質にする仕事 = 力 × 変位 = pSy

- 単位時間当たりの仕事 = 仕事率 = 力 × 変位の速度 = $pS \frac{\partial y}{\partial t}$

- 音の強度 intensity

- 強度 = パワー密度: 単位面積, 単位時間あたりのエネルギー = $p \frac{\partial y}{\partial t}$

- 瞬時値

- 単位 [W/m²]

- サイン波

- 強度 = $B\omega k A^2 \sin^2(kx - \omega t)$

- 強度の時間平均 I

$$\begin{aligned} y(x, t) &= A \cos(kx - \omega t) \\ \frac{\partial y}{\partial t} &= \omega A \sin(kx - \omega t) \\ p(x, t) &= -B \frac{\partial y}{\partial x} = Bk \sin(kx - \omega t) \end{aligned}$$

$$I = B\omega k A^2 \times \left(\frac{1}{2}\right) = \frac{1}{2} kB\omega A^2 = \frac{1}{2\sqrt{\rho B}} p_{\max}^2$$

- 圧力振幅で表わせば周波数に依存しない

問3

- (a) 音圧(音波による圧力変動の振幅)と音の強度の関係を調べ、音圧が1桁大きくなる時の変化が20dBであることを確認せよ(音圧が1桁大きいとき「音圧レベルが20dB大きい」という言い方をする)。

- (b) 問2の可聴の最小圧力変動を基準とすると、日常の会話の音圧レベルは60 dB大きい。その音圧の振幅はどれだけか。

気柱の共鳴 1

定在波の発生

- Kundt管を用いた定在波の観察
 - 気体が動かない「変位の節」に粉がたまる
 - 隣合う節の間隔が $\lambda/2$



気柱の共鳴 2

基本振動数(基音)と倍音

- 片側が閉じた管
 $\nu, 3\nu, 5\nu, 7\nu, \text{etc}$

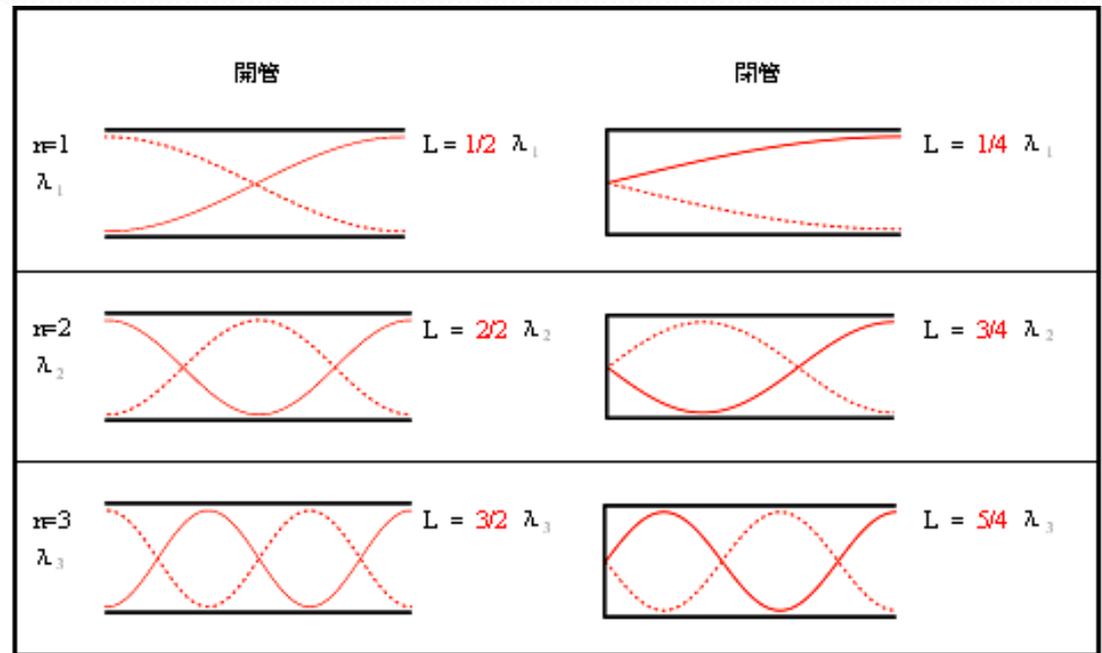
補正

$$n\nu = \frac{c}{\lambda_n} = \frac{nc}{4(L+e)}$$

- 両側が開いた管
 $\nu, 2\nu, 3\nu, 4\nu, \text{etc}$

補正

$$n\nu = \frac{c}{\lambda_n} = \frac{nc}{2(L+2e)}$$



問4

(1) 一端を閉じた長さ0.845 mの管が100 Hzと300 Hzで共鳴することがわかっている。

管内の音速を 340 ms^{-1} とする。

(i) この管の基本振動数を計算せよ。

(ii) この管の基本振動数の音について(i)管内の波長と(ii)開口端補正を計算せよ。

(2) 寒い冬の朝に、吹奏楽団の朝練があった。

温度が低いので、金管楽器の長さが縮んでいる。また、音速が遅くなっている。

楽器を鳴らすと音程が下がっていることが分かった。管の長さが縮んだのと、

音速が遅くなったのが、音程(音階で決められた音名の音の振動数, ピッチ)にどのように影響するかを考察せよ。