

数理リテラシー特別講座

Mathematical Essence of Wave

波動の数理

第4回
「音波」

“音＝空気中を伝わる縦波”

◆ 音波の方程式

空気は弾性体とみなすことができ、**気体の断熱変化の関係式**と空気の**微小部分の運動方程式**を結び付けて、音波に対する**波動方程式**が導出できることを理解しよう。

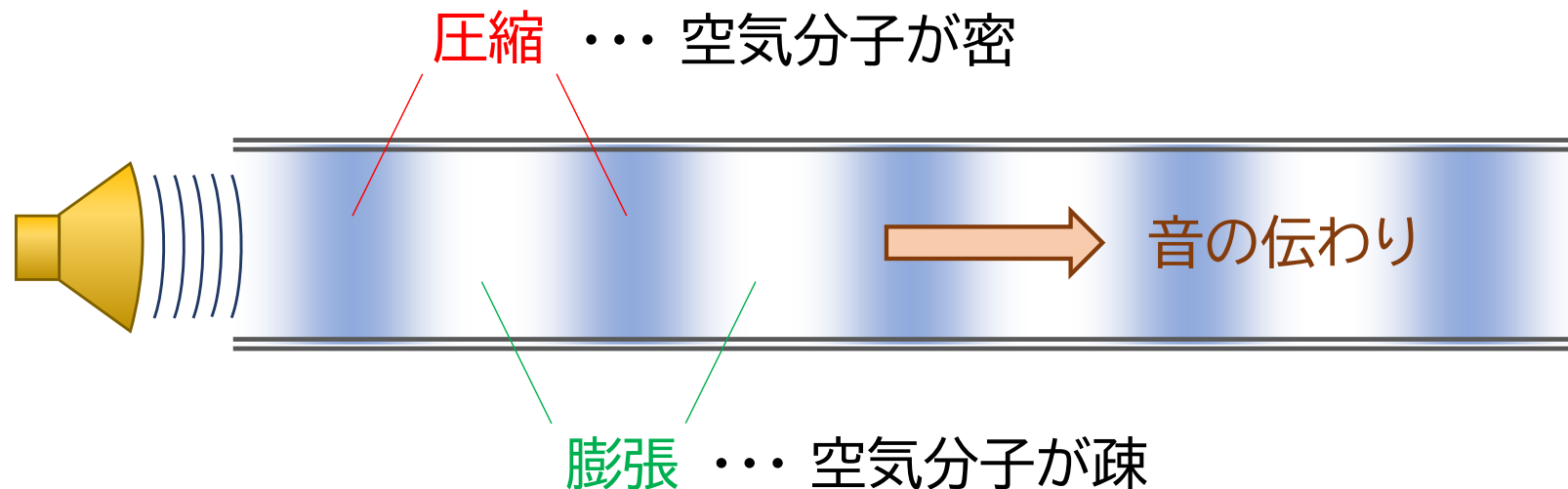
◆ 気柱の定在波

管の一端を閉じた**閉管**と両端の開いた**開管**のそれぞれにおいて、音波の**固定端反射**と**自由端反射**が起こり、**基準モード(定在波)**が生じることを理解しよう。

◆ 音波の方程式

〔テキスト pp.41-44〕

音を鳴らすと、その周りの空気が圧縮と膨張をくり返し、その振動が**縦波(疎密波)**となって空気中を伝わる

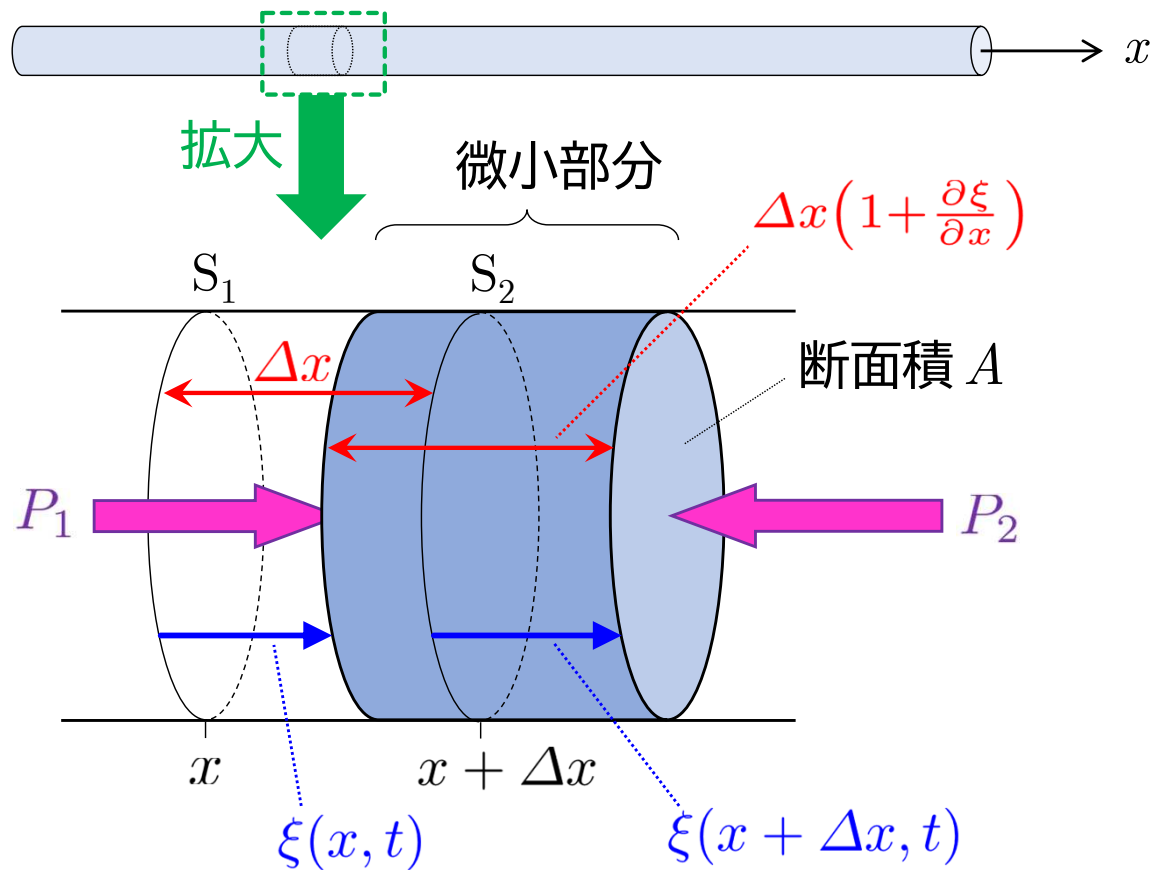


空気分子が振動することにより、**圧縮(空気分子が密な部分)**と**膨張(空気分子が疎の部分)**が交互に起き、体積・圧力・温度の変動が空気中を伝わる。

◆ 音波の方程式

[テキスト pp.41-44]

細長い管内の気体(密度 ρ)中を伝わる1次元の音波を考える。



微小部分の体積 $V = A\Delta x$ 微小部分の質量 $m = \rho V = \rho A\Delta x$

◆ 音波の方程式

[テキスト pp.41-44]

微小部分についてのニュートンの運動方程式

質量: $\Delta m \approx \rho A \Delta x$ (ρ の変化, 変位 ξ は十分小さいとする)

加速度: $\frac{\partial^2 \xi(x, t)}{\partial t^2}$

作用する力: $F = (P_1 - P_2)A$

運動方程式

$$\rho A \Delta x \frac{\partial^2 \xi}{\partial t^2} = (P_1 - P_2)A \cdots \textcircled{1}$$

気体の断熱変化の関係式

音波による圧縮と膨張は熱の移動が無視できるほど素早く起こる.

断熱変化

断熱変化における関係式

$$PV^\gamma = \text{一定}$$

$$\gamma = \frac{C_P}{C_V}$$

定圧比熱
定積比熱

◆ 音波の方程式

[テキスト pp.41-44]

気体の断熱変化の関係式

$$PV^\gamma = \text{一定} \quad \xrightarrow{\text{Vに関して微分}} \quad \frac{dP}{dV} V^\gamma + P \cdot \gamma V^{\gamma-1} = 0 \quad V^{\gamma-1} \text{で割る}$$

$$\rightarrow -\frac{dP}{dV} V = \gamma P \quad \dots \textcircled{2}$$

体積弾性率 K

式②の意味

音波は気体の圧力・体積に微小な変動を引き起こす.
 $\Delta P, \Delta V$

その変動は断熱的であり

$$\Delta P \approx -K \frac{\Delta V}{V} \quad \dots \textcircled{3}$$

という関係がある.

一方、図より音波による体積変化は

$$\begin{aligned} \Delta V &= A \{ \xi(x + \Delta x, t) - \xi(x, t) \} \\ &\approx A \Delta x \frac{\partial \xi(x, t)}{\partial x} = V \frac{\partial \xi(x, t)}{\partial x} \end{aligned}$$

$$\rightarrow \frac{\Delta V}{V} = \frac{\partial \xi}{\partial x} \quad \dots \textcircled{4}$$

◆ 音波の方程式

[テキスト pp.41-44]

式④ を 式③ に代入すると

$$\Delta P(x, t) = -K \frac{\partial \xi(x, t)}{\partial x} \quad \text{圧力の変動は } x, t \text{ の関数}$$

$$\left\{ \begin{array}{l} \text{S}_1 \text{ にかかる圧力 } P_1 = P + \Delta P(x, t) \\ \text{S}_2 \text{ にかかる圧力 } P_2 = P + \Delta P(x + \Delta x, t) \end{array} \right.$$

$$\begin{aligned} \Rightarrow P_1 - P_2 &= \Delta P(x, t) - \Delta P(x + \Delta x, t) \\ &= -\frac{\partial}{\partial x} \Delta P(x, t) \cdot \Delta x = K \frac{\partial^2 \xi(x, t)}{\partial x^2} \Delta x \end{aligned}$$

音波の速さ

$$v = \sqrt{\frac{K}{\rho}}$$

式① より $\rho A \Delta x \frac{\partial^2 \xi}{\partial t^2} = K \frac{\partial^2 \xi}{\partial x^2} \Delta x A \Rightarrow$

音波の波動方程式

$$\frac{\partial^2 \xi}{\partial t^2} = \frac{K}{\rho} \frac{\partial^2 \xi}{\partial x^2} = v^2 \frac{\partial^2 \xi}{\partial x^2}$$

◆ 音波の方程式

[テキスト pp.41-44]

音波の速さ = “音速”

$$v = \sqrt{\frac{K}{\rho}} = \sqrt{\frac{\gamma P}{\rho}} = \sqrt{\frac{\gamma n R T}{\rho V}} = \sqrt{\frac{\gamma R T}{M}} \quad \text{絶対温度 } T \text{ の関数}$$

断熱変化の
体積弾性率
 $K = \gamma P$

状態方程式
 $PV = nRT$

モル質量
 $M = \frac{\rho V}{n}$

空気の 0°C における密度 $\rho = 1.293 \text{ kg/m}^3$, $\gamma = 1.402$, 1気圧 $P = 1.013 \times 10^5 \text{ N/m}^2$
~ 273.15 K

$$v(273.15) = \sqrt{\frac{1.402 \cdot 1.013 \times 10^5}{1.293}} \sim 331.4 \text{ m/s}$$

0°C の音速

◆ 気柱の定在波 [テキスト pp.44-46]

細長い管内の気体

管楽器は気柱の基準モードにより音を出している.

閉管 … 管の一端が閉じている



境界条件

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

固定端 自由端

開管 … 管の両端が開いている



境界条件

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

自由端 自由端

◆ 気柱の定在波 [テキスト pp.44-46]

波動方程式 $\frac{\partial^2 \xi}{\partial t^2} = \frac{K}{\rho} \frac{\partial^2 \xi}{\partial x^2}$ 密度 ρ , 体積弾性率 K の気柱

解を $\xi(x, t) = A \sin(kx - \omega t) + B \sin(kx + \omega t)$ とおき, $v = \frac{\omega}{k} = \sqrt{\frac{K}{\rho}}$ とする.

閉管の場合

境界条件 $\xi(0, t) = 0$ より

$$\xi(0, t) = A \sin(-\omega t) + B \sin \omega t = (-A + B) \sin \omega t = 0 \rightarrow A = B$$

$$\rightarrow \xi(x, t) = A \sin(kx - \omega t) + A \sin(kx + \omega t) = 2A \sin kx \cos \omega t$$

$$\frac{\partial \xi(x, t)}{\partial x} = 2Ak \cos kx \cos \omega t$$

境界条件 $\frac{\partial \xi(L, t)}{\partial x} = 0$ より $\cos kL = 0 \rightarrow k = \frac{\pi}{2L}n \quad (n = 1, 3, 5, \dots)$

基準モードの波数

波長 $\lambda = \frac{2\pi}{k} = \frac{4L}{n}$

第 n 次モードの定在波 $\xi_n(x, t) = A_n \sin\left(\frac{n\pi}{2L}x\right) \cos\left(\frac{n\pi}{2L}\sqrt{\frac{K}{\rho}}t\right)$ n : 奇数

◆ 気柱の定在波 [テキスト pp.44-46]

開管の場合

$$\frac{\partial \xi(x, t)}{\partial x} = Ak \cos(kx - \omega t) + Bk \cos(kx + \omega t)$$

境界条件 $\frac{\partial \xi(0, t)}{\partial x} = 0$ より $\frac{\partial \xi(0, t)}{\partial x} = (A + B)k \cos \omega t = 0 \Rightarrow B = -A$

→ $\xi(x, t) = A \sin(kx - \omega t) - A \sin(kx + \omega t) = -2A \cos kx \sin \omega t$

$$\frac{\partial \xi(x, t)}{\partial x} = 2Ak \sin kx \sin \omega t$$

境界条件 $\frac{\partial \xi(L, t)}{\partial x} = 0$ より $\sin kL = 0 \Rightarrow k = \frac{\pi}{L}n \quad (n = 1, 2, 3 \dots)$

基準モードの波数

波長 $\lambda = \frac{2\pi}{k} = \frac{2L}{n}$

第 n 次モードの定在波 $\xi_n(x, t) = A_n \cos\left(\frac{n\pi}{L}x\right) \sin\left(\frac{n\pi}{L}\sqrt{\frac{K}{\rho}}t\right)$ n : 整数

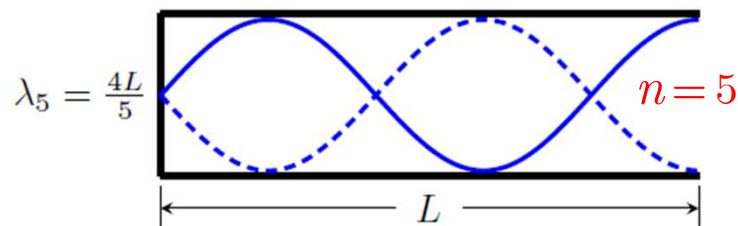
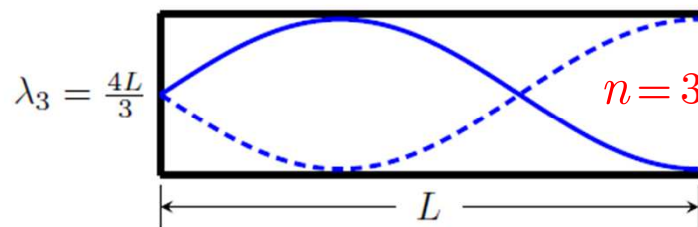
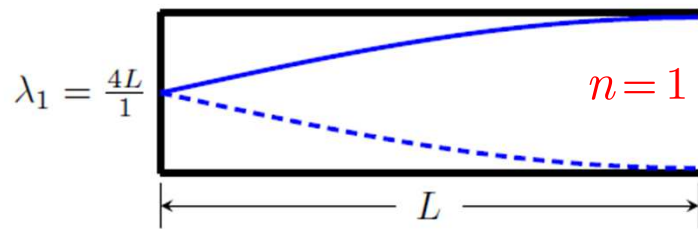
◆ 気柱の定在波 [テキスト pp.44-46]

※ 下図は縦波の横波表現

閉管の気柱

$$\xi_n(x, t) = A_n \sin\left(\frac{n\pi}{2L}x\right) \cos\left(\frac{n\pi}{2L}\sqrt{\frac{K}{\rho}}t\right)$$

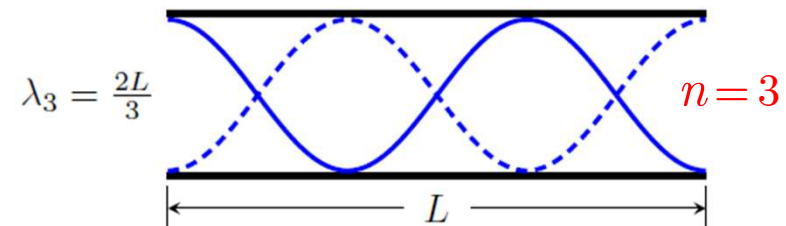
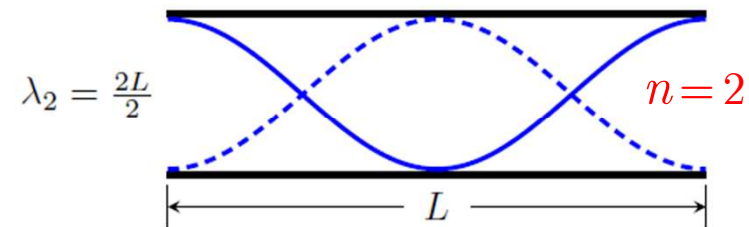
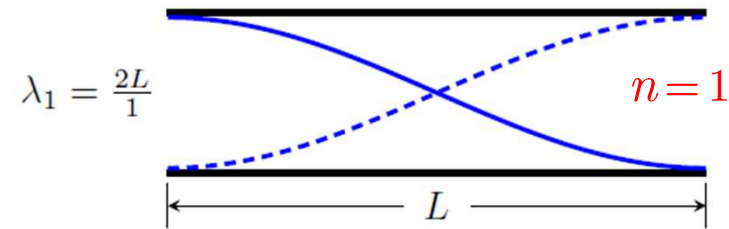
この関数を描いたもの



開管の気柱

$$\xi_n(x, t) = A_n \cos\left(\frac{n\pi}{L}x\right) \sin\left(\frac{n\pi}{L}\sqrt{\frac{K}{\rho}}t\right)$$

この関数を描いたもの



まとめ

音波＝空気(気体)を媒質として伝わる縦波

※ 広義には, 液体や固体でも伝わる縦波も音波

空気は一種の弾性体 ➡ 音波は弾性体の波動方程式に従う

$$\frac{\partial^2 \xi}{\partial t^2} = v^2 \frac{\partial^2 \xi}{\partial x^2}$$

$$\text{音速 } v = \sqrt{\frac{K}{\rho}} = \sqrt{\frac{\gamma RT}{M}} \quad \text{絶対温度 } T \text{ の関数}$$

復元力のパラメータ(体積弾性率 K)と
質量のパラメータ(密度)の比の平方根

細長い管内の気体(気柱)の振動

境界条件(閉管・開管)により定まる波数・波長・角振動数の基準モードが存在

➡ 固定端反射・自由端反射により定在波が生じる。

終わりに

弾性波・音・光(電磁波)・地震・量子など

媒質の種類により様々な波が存在するが、縦波にせよ横波にせよ多くの場合、これらの波には共通の **数学的表現** が適用できる。

$$\text{波動方程式} \quad \frac{\partial^2 u}{\partial t^2} = v^2 \frac{\partial^2 u}{\partial x^2}$$

線形方程式のため扱いやすい \Rightarrow “重ね合わせの原理”

※ 非線形の波動方程式も存在する。

一般に解は基準モードの重ね合わせで表現可能！
フーリエ級数展開

さらに自学自習して自身の専門分野に活かしていただきたい。