

Structural Dynamics

Kun Wang

2019.10.05-2020.01.30

目录

Chapter 1

Time-Domain Analysis of Continuous Systems

1.1 Basis of partial differential equations

常系数二阶偏微分方程

$$a \frac{\partial^2 f}{\partial x^2} + b \frac{\partial^2 f}{\partial x \partial y} + c \frac{\partial^2 f}{\partial y^2} = 0 \quad (1.1)$$

若 $b^2 - 4ac > 0$ 则为双曲线型 (hyperbolic) 方程;

若 $b^2 - 4ac = 0$ 则为抛物线型方程;

若 $b^2 - 4ac < 0$ 则为椭圆型方程。

连续体振动问题中的波动方程为

$$\frac{\partial^2 u}{\partial x^2} = \frac{1}{c^2} \frac{\partial^2 u}{\partial t^2} \quad (1.2)$$

其中 c 为波在物质中的传播速度。使用分离变量法可求得该微分方程的解。

令 $u(x, t) = X(x)T(t)$, 带入 (1.2) 得

$$c^2 T(t) \frac{\partial^2 X}{\partial x^2} - X(x) \frac{\partial^2 T}{\partial t^2} = 0$$

亦可写为

$$\frac{1}{X(x)} \frac{\partial^2 X}{\partial x^2} = \frac{1}{c^2 T(t)} \frac{\partial^2 T}{\partial t^2}$$

由于等式两边变量不同, 等式要成立, 则等式两边必须均等于一常数, 设为 $-\lambda$, 则可得

$$\frac{\partial^2 X}{\partial x^2} + \lambda X(x) = 0 \quad (1.3)$$

$$\frac{\partial^2 T}{\partial t^2} + c^2 \lambda T(x) = 0 \quad (1.4)$$

表 1.1: general solution of 2-order ode

λ	$X(x)$
$\lambda < 0$	$X(x) = A_1 e^{\sqrt{-\lambda}x} + A_2 e^{\sqrt{\lambda}x}$
$\lambda = 0$	$X(x) = (A_1 + A_2 x)$
$\lambda > 0$	$X(x) = A_1 \sin(\sqrt{\lambda}x) + A_2 \cos(\sqrt{\lambda}x)$

这是两个常系数二阶常微分方程，根据常微分方程理论，式 (1.3) 的通解为 对于弦振动问题有约束条件 $u(0, t) = 0, u(l, t) = 0$ 。当 $\lambda \leq 0$ 时，方程 (1.2) 无非平凡解 (不恒等于零的解)。故 λ 只能大于 0，不妨设 $\lambda = (\omega/c)^2$ 。则对于弦振动问题，由方程 (1.3) 及边界条件得

$$\sin\left(\frac{\omega l}{c}\right) = 0 \quad (1.5)$$

可得自然频率

$$\omega_n = \frac{n\pi c}{l}, \quad n = 1, 2, \dots \quad (1.6)$$

方程 (1.3) 的解为

$$X_n(x) = A_n \sin \frac{n\pi x}{l}, \quad n = 1, 2, \dots \quad (1.7)$$

根据式 (1.4)(1.6) 可得

$$T_n(t) = B_n \sin\left(\frac{n\pi c}{l}t + \varphi_n\right), \quad n = 1, 2, \dots \quad (1.8)$$

波动方程的解为

$$u(x, t) = \sum_{n=1}^{\infty} C_n \sin \frac{n\pi x}{l} \sin\left(\frac{n\pi c}{l}t + \varphi_n\right), \quad n = 1, 2, \dots \quad (1.9)$$

声波由多种单音振动组合而成，连续体的振动也是多种振动的合成，每种振动的波长为 $\frac{2l}{n}$ ，振动周期为 $\frac{2l}{nc}$ ，则波速即为 c 。

1.2 一维弹性波动方程

1.2.1 弦的横向自由振动

assumptions: The transverse deflection is very small so that the length l of the string and the tension T are constant. The small deflection does not mean the small transverse motion but it means the small deflection angle is small so $\frac{\partial^2 v}{\partial x^2}$ can be neglected.

假设弦的横向偏转很小, 弦上取微元, 则其转角 θ 可近似为 $\theta = \sin \theta = \tan \theta$, 在横向方向上, 根据 d'Alembert 原理可得

$$T \left(\theta + \frac{\partial \theta}{\partial x} dx \right) - T\theta = \rho dx \frac{\partial^2 v}{\partial t^2} \quad (1.10)$$

$\theta = \tan \theta = \frac{\partial v}{\partial x}$, 进一步得

$$\frac{\partial^2 v}{\partial x^2} = \frac{\rho}{T} \frac{\partial^2 v}{\partial t^2} \quad (1.11)$$

记 $c = \sqrt{T/\rho}$, 即得式

$$\frac{\partial^2 v}{\partial x^2} = \frac{1}{c^2} \frac{\partial^2 v}{\partial t^2} \quad (1.12)$$

弦两端加上固定约束, 即 $v(0, t) = 0, v(l, t) = 0$ 。方程 (1.12) 是可使用分离变量法求解。根据 1.1 节中理论, 并设 $\lambda = (\frac{\omega}{c})^2$ (对于该问题 $\lambda \leq 0$ 无非平凡解), 可得

$$\begin{cases} X(x) = A \cos \frac{\omega}{c} x + B \sin \frac{\omega}{c} x \\ T(t) = C \cos \omega t + D \sin \omega t \end{cases} \quad (1.13)$$

将边界条件带入, 得

$$\begin{cases} X(0)T(t) = AT(t) = 0 \\ X(l)T(t) = (A \cos \frac{\omega}{c} l + B \sin \frac{\omega}{c} l) T(t) = 0 \end{cases} \quad (1.14)$$

由于时间的任意性, 要求得非平凡解 (non-trivial solution), 必有

$$\sin \frac{\omega l}{c} = 0 \quad (1.15)$$

即

$$\frac{\omega l}{c} = n\pi \quad (1.16)$$

可得固有频率 (natural frequency)

$$\omega_n = \frac{n\pi c}{l} \quad (1.17)$$

相应的模态振型 (mode shape) 为

$$\phi_n(x) = A_n \sin \frac{\omega_n}{c} x = A_n \sin \frac{n\pi x}{l} \quad (1.18)$$

弦振动的解为所有解的线性组合，即

$$\begin{aligned} v(x, t) &= \sum_{n=1}^{\infty} \phi_n(x) T_n(t) = \sum_{n=1}^{\infty} A_n \sin \frac{n\pi x}{l} \left(C \cos \frac{n\pi c}{l} t + D \sin \frac{n\pi c}{l} t \right) \\ &= \sum_{n=1}^{\infty} B_n \sin \frac{n\pi x}{l} \sin \left(\frac{n\pi c}{l} t + \alpha_n \right) \end{aligned} \quad (1.19)$$

该解与琴弦振动发出声音由许多单音组合起来类似，每个频率为系统的固有频率，对应的振型为固有振型。

弦上点的振动会带动邻近点的振动，这种振动的传播即为波动。弦上每一点的振动频率均相同，所以波传播频率等于振动频率。弦内弹性波的波长为 $\lambda_n = \frac{2l}{n}$ ，波传播速度为 $\frac{\lambda_n \omega_n}{2\pi} = c$ ，故 c 为波传播速度。

1.2.2 弹性杆的轴向自由振动

取弹性杆内微元，截面处轴向内力为 P ，其惯性力为 $\rho A dx \frac{\partial^2 u}{\partial x^2}$ ，根据 d'Alembert 原理可得

$$P + \frac{\partial P}{\partial x} dx - P = \rho A dx \frac{\partial^2 u}{\partial x^2} \quad (1.20)$$

根据应力应变关系 $\sigma_x = E \epsilon_x$ ，又 $P = \sigma_x A$ ，有 $P = EA \epsilon_x = EA \frac{\partial u}{\partial x}$ ，上式化为

$$\frac{\partial^2 u}{\partial x^2} = \frac{\rho}{E} \frac{\partial^2 u}{\partial t^2} \quad (1.21)$$

该式与式 (1.12) 相同，波在弹性杆中传播速度为 $c = \sqrt{E/\rho}$ 。式 (1.21) 可用分离变量法求解。

在弹性杆两端施加不同的约束，相同的偏微分方程可得到不同的结果。考虑如下三种边界条件

- (1) 两端固定 $u(0, t) = 0, u(l, t) = 0$;
- (2) 一端固定，一端自由，自由端无外力，即无应变， $u(0, t) = 0, \frac{\partial u}{\partial x}|(l, t) = 0$;
- (3) 两端自由 $\frac{\partial u}{\partial x}|(0, t) = 0, \frac{\partial u}{\partial x}|(l, t) = 0$ 。

类似弦振动问题，微分方程的通解为

$$u(x, t) = \left(A \cos \frac{\omega}{c} x + B \sin \frac{\omega}{c} x \right) \sin (\omega t + \alpha) \quad (1.22)$$

将第一种边界条件带入得

固有频率

$$\omega_n = \frac{n\pi c}{l},$$

对应模态振型为

$$\phi_n(x) = A_n \sin \frac{n\pi x}{l},$$

方程解为

$$u(x, t) = \sum_{n=1}^{\infty} B_n \sin \frac{n\pi x}{l} \sin \left(\frac{n\pi c}{l} t + \alpha_n \right)$$

将第二种边界条件代入得
固有频率

$$\omega_n = \frac{(2n-1)\pi c}{2l},$$

对应模态振型为

$$\phi_n(x) = A_n \sin \frac{(2n-1)\pi x}{2l},$$

方程解为

$$u(x, t) = \sum_{n=1}^{\infty} B_n \sin \frac{(2n-1)\pi x}{2l} \sin \left(\frac{(2n-1)\pi c}{2l} t + \alpha_n \right)$$

将第三种边界条件代入得
固有频率

$$\omega_n = \frac{n\pi c}{l},$$

对应模态振型为

$$\phi_n(x) = A_n \cos \frac{n\pi x}{l},$$

方程解为

$$u(x, t) = \sum_{n=1}^{\infty} B_n \cos \frac{n\pi x}{l} \sin \left(\frac{n\pi c}{l} t + \alpha_n \right)$$

从以上结果看出，固有频率和固有振型和结构参数和边界条件有关，结构得振动响应不光和结构参数和边界条件有关，还和结构初始状态 (初值) 有关。

1.2.3 圆柱杆的自由扭转振动

假设圆柱杆截面没有翘曲，弹性杆截面扭矩为

$$T = GI_p \frac{\partial \theta}{\partial x} \quad (1.23)$$

其中 G 为剪切刚度, I_p 为截面扭转惯量。取微元, 有

$$\left(T + \frac{\partial T}{\partial x} dx\right) - T = \rho I_p dx \frac{\partial^2 \theta}{\partial t^2} \quad (1.24)$$

将式 (1.23) 代入式 (1.24) 中得

$$\frac{\partial^2 \theta}{\partial x^2} = \frac{\rho}{G} \frac{\partial^2 \theta}{\partial t^2} \quad (1.25)$$

则波动传播速度为 $c = \sqrt{G/\rho}$ 。式 (1.25) 与式 (1.21) 相同, 其解也相同。

1.3 Euler-Bernoulli 梁的横向自由振动

1.4 方形薄板的自由振动

1.5 模态振型的特性

1.5.1 Orthogonality

1.5.2 Scaling

1.5.3 Expansion theorem

1.5.4 Rayley quotient