《机械系统动力学》——浙江大学本科生课程(08192050)

第四章 多自由度系统

主讲: 祝毅

(yiz<u>@zju.edu.cn</u>)

2024年春



3 特征向量的正交性

- ■特征向量的概念
- ■特征向量的正交性
- 主坐标的定义



3 特征向量的正交性

- 特征向量的概念
- ■特征向量的正交性
- 主坐标的定义



3.1 特征向量的概念

• 特征向量 将求得的固有频率 $\omega_r(r=1,2,...,n)$ 分别代入方程

$$(\mathbf{K} - \omega_r^2 \mathbf{M}) \mathbf{u}^{(r)} = 0, \quad (r = 1, 2, \dots, n)$$

$$\mathbf{u}^{(r)} = [u_1^{(r)} \ u_2^{(r)} \ \cdots \ u_n^{(r)}]^{\mathrm{T}}, \quad (r = 1, 2, \cdots, n)$$

称向量 $\mathbf{u}^{(r)}$ 为对应特征值 ω_r^2 的<u>特征向量</u>,也称为<u>振型向量</u>或<u>模态向量</u>,它表示了所谓的<u>固有振</u>型。



3 特征向量的正交性

- ■特征向量的概念
- 特征向量的正交性
- 主坐标的定义



• 考虑固有频率 ω_r 对应的特征向量 $\mathbf{u}^{(r)}$ 和固有频率 ω_s 对应的特征向量 $\mathbf{u}^{(s)}$,有

$$(\mathbf{K} - \omega^2 \mathbf{M})\mathbf{u} = \mathbf{0}$$

$$\begin{cases} \mathbf{K}\mathbf{u}^{(r)} = \boldsymbol{\omega}_r^2 \mathbf{M}\mathbf{u}^{(r)} \\ \mathbf{K}\mathbf{u}^{(s)} = \boldsymbol{\omega}_s^2 \mathbf{M}\mathbf{u}^{(s)} \end{cases}$$

■ 用 $u^{(s)T}$ 左乘第一个方程的两边和用 $u^{(r)T}$ 左乘第二个方程的两边,得

$$\begin{cases} \mathbf{u}^{(s)T} \mathbf{K} \mathbf{u}^{(r)} = \omega_r^2 \mathbf{u}^{(s)T} \mathbf{M} \mathbf{u}^{(r)} \\ \mathbf{u}^{(r)T} \mathbf{K} \mathbf{u}^{(s)} = \omega_s^2 \mathbf{u}^{(r)T} \mathbf{M} \mathbf{u}^{(s)} \end{cases}$$



■ 因为矩阵M和K是对称的,转置第二个方程,可得

$$\mathbf{u}^{(s)\mathsf{T}}\mathbf{K}\mathbf{u}^{(r)} = \boldsymbol{\omega}_{s}^{2}\mathbf{u}^{(s)\mathsf{T}}\mathbf{M}\mathbf{u}^{(r)}$$

■ 与第一个方程相减,可得

$$(\omega_r^2 - \omega_s^2)\mathbf{u}^{(s)\mathrm{T}}\mathbf{M}\mathbf{u}^{(r)} = 0$$

• 当 $r\neq s$,即 $\omega_r\neq\omega_s$ 时,必须有

$$\mathbf{u}^{(s)\mathrm{T}}\mathbf{M}\mathbf{u}^{(r)}=0, \qquad (r\neq s)$$

$$\mathbf{u}^{(s)\mathrm{T}}\mathbf{K}\mathbf{u}^{(r)}=0, \qquad (r\neq s)$$

振型向量关于 质量矩阵是正交的

振型向量关于 刚度矩阵是正交的



- 正交性只有当M和K为对称矩阵时才是正确的。
- 如果r=s,则不论 $\mathbf{u}^{(s)T}\mathbf{M}\mathbf{u}^{(r)}$ 取任何值,都有

$$(\omega_r^2 - \omega_s^2)\mathbf{u}^{(s)T}\mathbf{M}\mathbf{u}^{(r)} = 0$$

所以可令

$$\begin{cases} \mathbf{u}^{(r)T} \mathbf{M} \mathbf{u}^{(r)} = M_r \\ \mathbf{u}^{(r)T} \mathbf{K} \mathbf{u}^{(r)} = K_r \end{cases}$$

称 M_r 为<u>模态质量</u>, K_r 为<u>模态刚度</u>。



如果将振型向量正则化,则称振型向量为关于质量矩阵和刚度矩阵的正则正交性。令

$$\mathbf{u}^{(r)T}\mathbf{M}\mathbf{u}^{(r)} = 1, \quad (r = 1, 2, \dots, n)$$
$$\mathbf{u}^{(r)T}\mathbf{K}\mathbf{u}^{(r)} = \omega_r^2, \quad (r = 1, 2, \dots, n)$$

则

$$\begin{cases} \mathbf{u}^{(s)T} \mathbf{M} \mathbf{u}^{(r)} = \delta_{rs}, & (r, s = 1, 2, \dots, n) \\ \mathbf{u}^{(s)T} \mathbf{K} \mathbf{u}^{(r)} = \delta_{rs} \omega_r^2, & (r, s = 1, 2, \dots, n) \end{cases}$$

式中 δ_{rs} 为克朗尼格 δ 符号,其数学定义为

$$\delta_{rs} = \begin{cases} 1, & (r=s) \\ 0, & (r \neq s) \end{cases}$$



振型向量可以排列成为n阶方阵,称为模态矩阵(或振 型矩阵),即

$$\mathbf{u} = \begin{bmatrix} \mathbf{u}^{(1)} & \mathbf{u}^{(2)} & \cdots & \mathbf{u}^{(n)} \end{bmatrix}$$

引入模态质量矩阵

$$oldsymbol{\Lambda}$$
 $oldsymbol{u}^{ ext{T}} oldsymbol{M} oldsymbol{u} = oldsymbol{M}_r = egin{bmatrix} M_1 & & & & & \\ & & & M_2 & & & \\ & & & \ddots & & \\ & & & & M_n \end{bmatrix}$



■ 引入模态刚度矩阵

$$\mathbf{u}^{\mathrm{T}}\mathbf{K}\mathbf{u} = \mathbf{K}_{r} = \begin{bmatrix} K_{1} & & & \\ & K_{2} & & \\ & & \ddots & \\ & & K_{n} \end{bmatrix}$$



$$\mathbf{M}_{r} = \mathbf{u}^{\mathrm{T}} \mathbf{M} \mathbf{u} = \mathbf{I} = \begin{bmatrix} 1 & & & \\ & 1 & & \\ & & \ddots & \\ & & 1 \end{bmatrix} \qquad \mathbf{K}_{r} = \mathbf{u}^{\mathrm{T}} \mathbf{K} \mathbf{u} = \mathbf{\Lambda} = \begin{bmatrix} \boldsymbol{\omega}_{1}^{2} & & & \\ & \boldsymbol{\omega}_{2}^{2} & & \\ & & \ddots & \\ & & & \boldsymbol{\omega}_{n}^{2} \end{bmatrix}$$



3 特征向量的正交性

- ■特征向量的概念
- ■特征向量的正交性
- 主坐标的定义



3.4 主坐标的定义

■ 继续研究无阻尼多自由度的自由振动问题:

$$M\ddot{q} + Kq = 0$$

• 引入另一组广义坐标η,对于振型矩阵u,满足

$$q = u\eta$$



■ 左乘以u^T,有

$$\mathbf{u}^T \mathbf{M} \mathbf{u} \ddot{\mathbf{\eta}} + \mathbf{u}^T \mathbf{K} \mathbf{u} \mathbf{\eta} = \mathbf{0}$$



3.4 主坐标的定义

■ 得到解耦方程组:

$$\mathbf{M}_r \ddot{\mathbf{\eta}} + \mathbf{K}_r \mathbf{\eta} = \mathbf{0}$$

或

$$M_r \ddot{\eta}_r(t) + K_r \eta_r(t) = 0, \quad (r = 1, 2, \dots, n)$$

该方程具有与单自由度系统的运动微分方程相同的结构,可作为n个独立的单自由度系统来处理。

广义坐标η称为<u>主坐标</u>。



3.4 主坐标的定义

• 特别地, $\mathbf{q} = \mathbf{u} \mathbf{\eta}$ 中, \mathbf{u} 为正则振型矩阵, 则有:

$$I\ddot{\eta} + \Lambda \eta = 0$$

或

$$\ddot{\eta}_r(t) + \omega_r^2 \eta_r(t) = 0, \quad (r = 1, 2, \dots, n)$$

广义坐标η称为正则坐标。



内容提要

- ■物理模型和数学方程
- 无阻尼自由振动和特征值问题
- 特征向量的正交性
- ■对初始条件的响应
- 天阻尼强迫振动
- ■有阻尼系统



4 对初始条件的响应

- ■问题的提出
- 多自由度系统的解耦
- 主坐标下的初始条件
- 对初始条件的响应



4 对初始条件的响应

- ■问题的提出
- 多自由度系统的解耦
- 主坐标下的初始条件
- 对初始条件的响应



4.1 问题的提出

■ 系统自由振动的微分方程是n个二阶的常微 分方程组,其矩阵形式为

$$\mathbf{M}\ddot{\mathbf{q}} + \mathbf{K}\mathbf{q} = \mathbf{0}$$

如果给定2n个初始条件(即初始位移向量 $\mathbf{q}(0)=\mathbf{q}_0$ 和初始速度向量 $\dot{\mathbf{q}}(0)=\dot{\mathbf{q}}_0$),就完全确定了方程的一组特解,这组特解就是系统对初始条件的响应。



4 对初始条件的响应

- ■问题的提出
- 多自由度系统的解耦
- 主坐标下的初始条件
- 对初始条件的响应



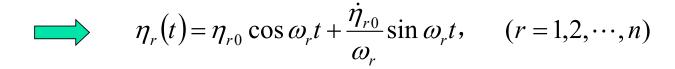
4.2 多自由度系统的解耦

- 定义正则坐标η,满足 **q** = **uη** 得到解耦方程组:

$$I\ddot{\eta} + \Lambda \eta = 0$$

或

$$\ddot{\eta}_r(t) + \omega_r^2 \eta_r(t) = 0, \quad (r = 1, 2, \dots, n)$$





4 对初始条件的响应

- ■问题的提出
- 多自由度系统的解耦
- 主坐标下的初始条件
- 对初始条件的响应



4.3 主坐标下的初始条件

■ 主坐标与原广义坐标的变换

$$q = u\eta$$

$$\mathbf{u}^{T}\mathbf{M}\mathbf{q} = \mathbf{u}^{T}\mathbf{M}\mathbf{u}\mathbf{\eta}$$

$$\mathbf{\eta} = \mathbf{u}^T \mathbf{M} \mathbf{q}$$

$$\eta_0 = \mathbf{u}^T \mathbf{M} \mathbf{q}_0, \quad \dot{\mathbf{\eta}}_0 = \mathbf{u}^T \mathbf{M} \dot{\mathbf{q}}_0$$



4 对初始条件的响应

- ■问题的提出
- 多自由度系统的解耦
- 主坐标下的初始条件
- ■对初始条件的响应



4.4 对初始条件的响应

■ 正则坐标的初始位移 η_{r0} 和 $\dot{\eta}_{r0}$ 初始速度可以表示为



内容提要

- ■物理模型和数学方程
- 无阻尼自由振动和特征值问题
- 特征向量的正交性
- ■对初始条件的响应
- 无阻尼强迫振动
- ■有阻尼系统



5 无阻尼强迫振动

- ■问题的提出
- 振型分析法的求解过程
- 正则坐标下的初始条件
- 强迫振动的解



5 无阻尼强迫振动

- ■问题的提出
- 振型分析法的求解过程
- 正则坐标下的初始条件
- 强迫振动的解



5.1 问题的提出

■ *n*自由度系统的无阻尼强迫振动微分方程为

$$\mathbf{M\ddot{q}}(t) + \mathbf{Kq}(t) = \mathbf{F}(t)$$

式中, \mathbf{M} 和 \mathbf{K} 为 $n \times n$ 阶的质量矩阵和刚度矩阵,n维向量 $\mathbf{q}(t)$ 和 $\mathbf{F}(t)$ 分别表示广义坐标和广义力。



5 无阻尼强迫振动

- ■问题的提出
- 振型分析法的求解过程
- 正则坐标下的初始条件
- 强迫振动的解



■ 齐次方程振型矩阵的求解

$$\mathbf{M\ddot{q}}(t) + \mathbf{Kq}(t) = \mathbf{0}$$
振型矩阵
$$(\mathbf{K} - \omega^2 \mathbf{M})\mathbf{u} = \mathbf{0} \qquad \mathbf{u} = \begin{bmatrix} \mathbf{u}^{(1)} & \mathbf{u}^{(2)} & \cdots & \mathbf{u}^{(n)} \end{bmatrix}$$
标型向量(特征向量)
$$\mathbf{u}^{(r)} = \begin{bmatrix} u_1^{(r)} & u_2^{(r)} & \cdots & u_n^{(r)} \end{bmatrix}^{\mathsf{T}}$$



■ 振型矩阵的正则化,使得

$$\mathbf{u}^{\mathrm{T}}\mathbf{M}\mathbf{u} = \mathbf{I}, \quad \mathbf{u}^{\mathrm{T}}\mathbf{K}\mathbf{u} = \mathbf{\Lambda}$$

引入正则坐标η(t), 使得

$$\mathbf{q}(t) = \mathbf{u}\mathbf{\eta}(t)$$



■ 正则坐标代入原方程

$$\mathbf{q}(t) = \mathbf{u}\mathbf{\eta}(t) \qquad \qquad \mathbf{M}\ddot{\mathbf{q}}(t) + \mathbf{K}\mathbf{q}(t) = \mathbf{F}(t)$$

$$\longrightarrow$$
 $\mathbf{Mu\ddot{\eta}}(t) + \mathbf{Ku\eta}(t) = \mathbf{F}(t)$

$$\rightarrow$$
 $\mathbf{u}^T \mathbf{M} \mathbf{u} \ddot{\mathbf{\eta}}(t) + \mathbf{u}^T \mathbf{K} \mathbf{u} \mathbf{\eta}(t) = \mathbf{u}^T \mathbf{F}(t)$

$$\rightarrow$$
 $\ddot{\eta}(t) + \Lambda \eta(t) = N(t)$

式中, $\mathbf{N}(t)=\mathbf{u}^{\mathrm{T}}\mathbf{F}(t)$ 是与广义坐标向量 $\mathbf{\eta}(t)$ 相应的n维广义力向量,即正则激励。



■ 方程组中每两个方程互不相关,即

$$\dot{\eta}_r(t) + \omega_r^2 \eta_r(t) = N_r(t)$$

$$(r = 1, 2, \dots, n)$$

具有与单自由度系统的运动微分方程相同的 结构,可作为n个独立的单自由度系统来处理。



5 无阻尼强迫振动

- ■问题的提出
- 振型分析法的求解过程
- 正则坐标下的初始条件
- 强迫振动的解



5.3 正则坐标下的初始条件

■ 正则坐标与原坐标的关系

$$q = u\eta$$

$$\mathbf{u}^{T}\mathbf{M}\mathbf{q} = \mathbf{u}^{T}\mathbf{M}\mathbf{u}\mathbf{\eta}$$

$$\eta = \mathbf{u}^T \mathbf{M} \mathbf{q}$$

$$\eta_0 = \mathbf{u}^T \mathbf{M} \mathbf{q}_0, \quad \dot{\mathbf{\eta}}_0 = \mathbf{u}^T \mathbf{M} \dot{\mathbf{q}}_0$$



5 无阻尼强迫振动

- ■问题的提出
- 振型分析法的求解过程
- 正则坐标下的初始条件
- 强迫振动的解



5.4 强迫振动的解

■正则坐标下的单自由度系统解

$$\eta_r(t)$$

■ 强迫振动的解

$$\mathbf{q}(t) = \mathbf{u}\mathbf{\eta}(t) = \sum_{r=1}^{n} \mathbf{u}^{(r)} \eta_r(t)$$



内容提要

- ■物理模型和数学方程
- 无阻尼自由振动和特征值问题
- 特征向量的正交性
- ■对初始条件的响应
- 天阻尼强迫振动
- ■有阻尼系统



6 有阻尼系统

- ■问题的提出
- 有阻尼系统的振型分析法
- ■有阻尼系统解的分析



6.1 问题的提出

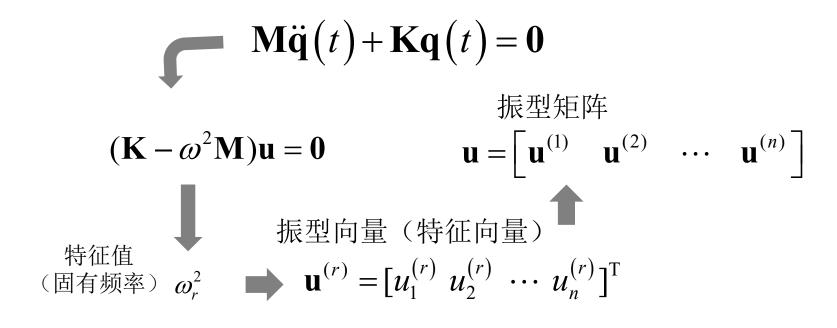
■ 一般粘性阻尼的多自由度系统,在外激励的作用下,系统的运动微分方程为

$$\mathbf{M\ddot{q}}(t) + \mathbf{C\dot{q}}(t) + \mathbf{Kq}(t) = \mathbf{F}(t)$$



6.2 有阻尼系统的振型分析法

■ 齐次无阻尼方程振型矩阵的确定





6.2 有阻尼系统的振型分析法

■ 振型矩阵的正则化,使得

$$\mathbf{u}^{\mathrm{T}}\mathbf{M}\mathbf{u} = \mathbf{I}, \quad \mathbf{u}^{\mathrm{T}}\mathbf{K}\mathbf{u} = \mathbf{\Lambda}$$

引入正则坐标η(t), 使得

$$\mathbf{q}(t) = \mathbf{u}\mathbf{\eta}(t)$$



6.2 有阻尼系统的振型分析法

■ 正则坐标代入原方程

$$\mathbf{M}\ddot{\mathbf{q}}(t) + \mathbf{C}\dot{\mathbf{q}}(t) + \mathbf{K}\mathbf{q}(t) = \mathbf{F}(t)$$

- $\mathbf{M}\mathbf{u}\ddot{\mathbf{\eta}}(t) + \mathbf{C}\mathbf{u}\dot{\mathbf{\eta}}(t) + \mathbf{K}\mathbf{u}\mathbf{\eta}(t) = \mathbf{F}(t)$
- $\longrightarrow \mathbf{u}^{T}\mathbf{M}\mathbf{u}\ddot{\boldsymbol{\eta}}(t) + \mathbf{u}^{T}\mathbf{C}\mathbf{u}\dot{\boldsymbol{\eta}}(t) + \mathbf{u}^{T}\mathbf{K}\mathbf{u}\boldsymbol{\eta}(t) = \mathbf{u}^{T}\mathbf{F}(t)$

$$\Rightarrow \ddot{\mathbf{\eta}}(t) + \mathbf{u}^T \mathbf{C} \mathbf{u} \dot{\mathbf{\eta}}(t) + \mathbf{\Lambda} \mathbf{\eta}(t) = \mathbf{N}(t)$$

对角阵否?



6. 有阻尼系统解的分析

- 阻尼矩阵的分析
 - 阻尼矩阵一般为正定或半正定的对称矩阵
 - ■比例阻尼

$$\mathbf{C} = \alpha \mathbf{M} + \beta \mathbf{K}$$

- $\mathbf{u}^T\mathbf{C}\mathbf{u}$ 为对角矩阵
- 可转化为单自由度有阻尼系统



6. 有阻尼系统解的分析

- 阻尼矩阵的分析
 - 各固有频率对应阻尼比小于0.2,可假设

$$\mathbf{u}^{T}\mathbf{C}\mathbf{u} = \begin{bmatrix} 2\zeta_{1}\omega_{1} & & & \\ & 2\zeta_{2}\omega_{2} & & \\ & & \ddots & \\ & & & 2\zeta_{n}\omega_{n} \end{bmatrix}$$



可转化为单自由度有阻尼系统



6. 有阻尼系统解的分析

- 阻尼矩阵的分析
 - 若系统的阻尼较大,不能用无阻尼系统的 振型矩阵使方程解耦,即阻尼矩阵*C*不能对 角化,它将包含复特征值和复特征向量。





