

# **Preknowledge**

#### **宣**有限元方法

### 矩阵

Ax = b

当  $\det A \neq 0$  时,上述线性方程有唯一解;当  $\det A = 0$  时,也就是矩阵 A 为奇异矩阵时, $A^{-1}$  不存在,所以线性方程无解或有无数解。

#### 解的求法:

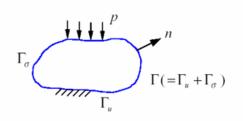
• 直接求逆  $x = A^{-1}b$ ; 这种方法适用于小型线性方程

• 高斯消元: 这种方法使用中型或小型矩阵求解

• 迭代法: 这种方法适用于大型矩阵求解

## 能量法

**]** 弹性力学变分解法



弹性力学给出了求解方程

应变:  $\varepsilon = \nabla u$ 应力:  $\sigma = D\varepsilon$ 

平衡方程:  $\nabla^T \sigma + f = 0$ 

位移边界条件:  $u = \bar{u}$  on  $\Gamma_u$  应力边界条件:  $n\sigma = \bar{T}$  on  $\Gamma_\sigma$ 

系统势能

$$\Pi_p = U + \Omega = \int_B rac{1}{2} \sigma_{ij} arepsilon_{ij} dV - \int_B f_i u_i dV - \int_{\partial B} ar{T}_i u_i dS$$

应变能

$$U=\int_{B}rac{1}{2}\sigma_{ij}arepsilon_{ij}dV$$

外力势能

$$\Omega = -\int_B f_i u_i dV - \int_{\partial B} ar{T}_i u_i dS$$

最小势能原理给出

$$\delta\Pi_p = 0$$

我们利用其推导有限元方式的公式并且评判近似解的性能。

将势能表达式改写成如下矩阵形式:

$$\Pi_p = rac{1}{2} \int_B oldsymbol{arepsilon}^T oldsymbol{\sigma} dV - \int_B \mathbf{u}^T \mathbf{f} dV - \int_{\partial B} \mathbf{u}^T \mathbf{T} dS$$

取  $u=Nd_e$  N 为型函数, $d_e$  为节点位移。因此应变  $\varepsilon=(\nabla N)d_e=Bd_e$  应力  $\sigma=DBd_e$  B 为 应力矩阵。

$$\Pi_p = rac{1}{2} \mathbf{d}_e^T \left( \int_B \mathbf{B}^T \mathbf{D} \mathbf{B} dV 
ight) \mathbf{d}_e - \mathbf{d}_e^T \left( \int_B \mathbf{N}^T \mathbf{f} dV 
ight) - \mathbf{d}_e^T \left( \int_{\partial B} \mathbf{N}^T \mathbf{T} dS 
ight)$$

因为势能取驻值

$$egin{aligned} \delta\Pi_p &= 0 \ &\Rightarrow & rac{\partial\Pi_p}{\partial\mathbf{d}_e^T} \delta\mathbf{d}_e^T = 0 \ &\Rightarrow & rac{\partial\Pi_p}{\partial\mathbf{d}_e^T} = 0 \end{aligned}$$

这是由于微分变分可以交换位置,带入势能表达式可得:

$$igg(\int_B \mathbf{B}^T \mathbf{D} \mathbf{B} dV igg) \mathbf{d}_e = \left(\int_B \mathbf{N}^T \mathbf{f} dV 
ight) + \left(\int_{\partial B} \mathbf{N}^T \mathbf{T} dS 
ight)$$

可得

$$\mathbf{Kd} = \mathbf{F}$$