2018-2019 学年第一学期《工程有限元法》课内考试卷(A卷)

课程号 6111202 年级专业 2016 机械/材料 学号 姓名

题号	_	1 1	111	四	五	总分	审核
题分	10	10	30	25	25		
得分							

题分	得分
10	

一、选择题(共10分,每空1分)

1、使用 ANSYS 进行有限元分析时,如果要求长度和力分别采用 mm 和 N 为单位,现有某普通钢材弹性 模量 2.1e11Pa, 施加的外力为 2.1e8Pa, 则在 ANSYS 中输入的外力值应为 (D)

A. 2.1e11

- B. 2.1e5
- C. 2.1e8
- D. 2.1e2
- 2、一个空间块体单元的节点有三个自由度: x、y、z 三个方向的平移,因此 4 节点四面体块单元,单元刚 度矩阵为(B)的对称矩阵。

 $A.6\times6$

- B. 12×12 C. 18×18 D. 24×24
- 3、ANSYS中,空间问题所对应的几何模型只能在总体坐标的(A)面内创建。

A. xoy

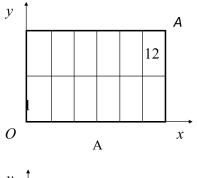
- B. voz
- C. xoz
- D. 均可以
- 4、在 ANSYS 中, 使用以下哪种单元(A) 不要给实常数。

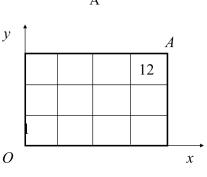
A.平面应变单元

- B. 带厚度的平面应力单元 C. 板单元 D. 桁架杆单元

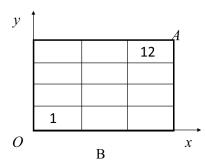
5、以下哪个位移模式有可能是正确的(D)

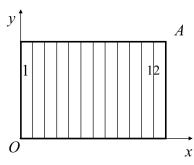
- A. $u(x)=a_1+a_2x$ B. $u(x,y)=a_1+a_2x+a_3y+a_4x^2$ C. $u(x,y,z)=a_1x+a_2y+a_3z$ D. $u(x,y)=a_1+a_2x+a_3y$
- 6、将矩形剖分成 12 等份,采用以下哪种网格剖分方式,得到的结果最精确(C)





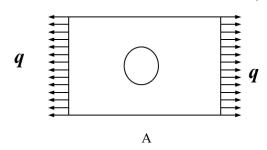
C

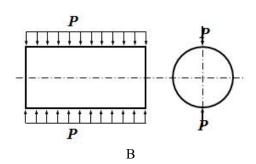


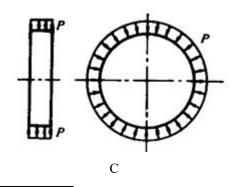


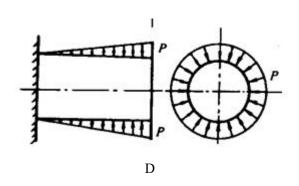
D

- 7、以下哪种单元属于空间单元(D)
- A. Link 1 B. Beam 3 C. Plane 182 D. Brick 45
- 8、在单元研究步骤中,单元的位移场、应变场、以及应力场都需要通过(B)来表达
- A 节点力 B 节点位移 C 节点应力 D 节点应变
- 9、弹性力学中的平衡方程研究是(C)之间关系的方程式。
- A 应变和位移 B 应力和位移 C 应力和体力 D 应力和应变
- 10、以下哪个问题可用平面应变单元描述(B)









题分	得分
10	

二**、判断正误**(共 10 分,每题 1 分)

- (\times) 1、采用 modeling 创建尺寸为 $b \times h \times l = 4$ mm \times 5mm \times 100mm 的模型,可以采用平面应力单元对其进行分析。
- (V) 2、ANSYS中,平面应力问题、平面应变问题、轴对称问题可以使用相同类型单元进行分析。
- (×)3、随着剖分单元数量的增加,有限元解逐渐趋于精确解,因此单元剖分越细越好。
- (V) 4、结构静力分析的目的是求出在外力作用下弹性体的变形、应力等,从而由此判断强度、刚度是否足够。
- (×)5、S1、S2、S3是单元或节点的第一、第二、第三强度理论相当应力,可以用来判断强度是否足够。
- (V)6、单元刚度矩阵行数、列数等于单元节点数和节点自由度数之积。
- (×)7、有限单元法只能用于求解固体力学的静力学和动力学问题。
- (×) 8、在梁单元上施加均布载荷可以用 Load Apply -Structural -Pressure -On Line 来完成。
- (X)9、凡是运动着的物体都不可能对它进行静力分析。
- (×)10、在静力分析中,材料特性只需给出材料的弹性模量、泊松比。

题分	得分
30	

分 三、简答题(共30分,每题5分)1、列出三维弹性力学问题的三大方程,并注明方程的名称(5分)

$$\frac{\partial \sigma_{x}}{\partial x} + \frac{\partial \tau_{yx}}{\partial y} + \frac{\partial \tau_{zx}}{\partial z} + f_{x} = 0$$

$$\varepsilon_{x} = \frac{\sigma_{x}}{E} - \mu \frac{\sigma_{y}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E}$$

$$\frac{\partial \tau_{xy}}{\partial x} + \frac{\partial \sigma_{y}}{\partial y} + \frac{\partial \tau_{zy}}{\partial z} + f_{y} = 0$$

$$\varepsilon_{y} = \frac{\sigma_{y}}{E} - \mu \frac{\sigma_{x}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E}$$

$$\varepsilon_{x} = \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{y}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E}$$

$$\varepsilon_{x} = \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{y}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E}$$

$$\varepsilon_{x} = \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{y}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E}$$

$$\varepsilon_{x} = \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{y}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E}$$

$$\varepsilon_{x} = \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{y}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E}$$

$$\varepsilon_{x} = \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{y}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E}$$

$$\varepsilon_{x} = \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{y}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E}$$

$$\varepsilon_{x} = \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{y}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E}$$

$$\varepsilon_{x} = \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E}$$

$$\varepsilon_{x} = \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E}$$

$$\varepsilon_{x} = \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E}$$

$$\varepsilon_{x} = \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E}$$

$$\varepsilon_{x} = \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E}$$

$$\varepsilon_{x} = \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E}$$

$$\varepsilon_{x} = \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E}$$

$$\varepsilon_{x} = \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E}$$

$$\varepsilon_{x} = \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E}$$

$$\varepsilon_{x} = \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E}$$

$$\varepsilon_{x} = \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E}$$

$$\varepsilon_{x} = \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E}$$

$$\varepsilon_{x} = \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E}$$

$$\varepsilon_{x} = \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E}$$

$$\varepsilon_{x} = \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E}$$

$$\varepsilon_{x} = \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E}$$

$$\varepsilon_{x} = \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E}$$

$$\varepsilon_{x} = \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E}$$

$$\varepsilon_{x} = \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E}$$

$$\varepsilon_{x} = \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E}$$

$$\varepsilon_{x} = \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E}$$

$$\varepsilon_{x} = \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E}$$

$$\varepsilon_{x} = \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E}$$

$$\varepsilon_{x} = \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E}$$

$$\varepsilon_{x} = \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E} - \mu \frac{\sigma_{z}}{E}$$

$$\varepsilon_{x} = \frac{\sigma_{z}}{E$$

$$\varepsilon_{x} = \frac{\partial u}{\partial x}, \varepsilon_{y} = \frac{\partial v}{\partial y}, \varepsilon_{z} = \frac{\partial w}{\partial z}, \gamma_{xy} = \frac{\partial v}{\partial x} + \frac{\partial u}{\partial y}, \gamma_{yz} = \frac{\partial w}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial z}, \gamma_{zx} = \frac{\partial u}{\partial z} + \frac{\partial w}{\partial x}$$

平衡方程,几何方程,物理方程 每个方程1分,名称总共2分

2、简述使用限元软件 ANSYS 对某结构进行静力分析,并校核其强度和刚度时,需要提供哪些信息? (5 分)

答:

- ① 几何信息: 节点坐标,单元节点组成,板厚度,梁截面等
- ② 材料信息:弹性模量,泊松比,密度等
- ③ 约束信息: 固定约束, 对称约束等
- ④ 载荷信息:集中力,集中力矩,分布面力,分布体力等
- ⑤ 许用应力和变形
- 3、有限元划分网格时需要注意哪些问题? (5分)

答:不是越细越好;应力集中处单元应划细些;

单元几何形状应避免畸形;

不同厚度、不同材料划在不同单元:

有集中载荷处或分布载荷突变点一般应安排节点。

4、不同类型问题所对应的几何元素是不一样的,如平面问题所对应的几何元素是面,简述轴对称问题、 空间问题、梁单元、板单元、桁架杆单元所对应的几何元素分别是什么。(5分)

轴对称:面: 空间问题:块体: 梁单元:线:

板单元:面; 桁架单元:线

- 5、试按自己的理解,简述有限单元法理论分析的基本过程。(5分)
- (1) 前处理阶段 (Pre-processing)

建立求解域, 离散化成单元(Element)和节点(Node)

假定描述单元属性的形函数(Shape Function),即用一个近似的连续函数描述每个单元的解 建立单元刚度矩阵

组装单元,构造总体刚度矩阵

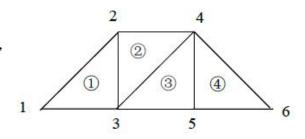
应用边界条件和初值条件,并施加荷载

- (2) 求解线性或非线性微分方程组得到节点值
- (3) 根据所求的节点值(位移), 计算其他关心的数据(应变, 应力)

6、简述单元刚度矩阵的性质,并说明单元刚度矩阵中元素 k_{ij} 的物理意义。(5分) 对称性、奇异性、稀疏性(非零元素带状分布) k_{ii} 表示 i 节点的单位位移在 i 节点产生的力

题分	得分					
25						

按照如右图剖分情况、已知的单元刚度矩阵, 组装总体刚度矩阵



解: 1、分别写出单元①、②、③、④的 i、j、m 节点,并根据单元①的刚度矩阵列出单元②、③、④的 单元刚度矩阵形式 (右上标表示单元编号)

$$[K]^{e} = \begin{bmatrix} k_{22} & k_{21} & k_{23} \\ k_{12} & k_{11} & k_{13} \\ k_{32} & k_{31} & k_{33} \end{bmatrix}^{\oplus}$$

$$[K]^{e} = \begin{bmatrix} k_{33} & k_{34} & k_{32} \\ k_{43} & k_{44} & k_{42} \\ k_{23} & k_{24} & k_{22} \end{bmatrix}^{2} [K]^{e} = \begin{bmatrix} k_{44} & k_{43} & k_{45} \\ k_{34} & k_{33} & k_{35} \\ k_{54} & k_{53} & k_{55} \end{bmatrix}^{3} [K]^{e} = \begin{bmatrix} k_{66} & k_{64} & k_{65} \\ k_{46} & k_{44} & k_{45} \\ k_{56} & k_{54} & k_{55} \end{bmatrix}^{3}$$

单元①: 213 单元②:342 单元③:435 单元④:645 节点正确 各1分 单元正确 各1分

2、组装整体刚度矩阵(即使数字为0,也需写出,否则扣分)

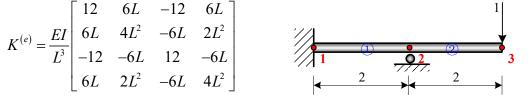
	[1	0	0	1	-1	-1		Lancon				
	0	2	0	0	0	-2						[
	0	0	5	1	-4	-1	-1	0				
	1	0	1	4	-1	-2	-1	-2				
	-1	0	-4	-1	6	1	0	1	-1	-1		
$[K] = \frac{Et}{4}$	-1	-2	-1	-2	1	6	1	0	0	-2		
			-1	-1	0	1	4	0	-3	-1	0	1
			0	-2	1	0	0	5	-1	-3	0	0
				 	-1	0	-3	-1	6	2	-2	-1
					-1	-2	-1	-3	2	6	0	-1
		2702000000000					0	0	-2	0	2	0
							1	0	-1	-1	0	1

每个矩阵 0.5 分

题分	得分
25	

将外伸梁如图所示讲行有限元离散化,其中 EI=1,其余尺寸均如图所示,为计算方便, 长度、荷载单位均作为无量纲的量进行处理,其中梁的单元刚度矩阵公式已经给出,右端受大小为1的集 中力。(1) 计算系统的总体刚度矩阵; (2) 计算各结点的位移; (3) 计算结点 1 和 2 处的反力。

$$K^{(e)} = \frac{EI}{L^3} \begin{bmatrix} 12 & 6L & -12 & 6L \\ 6L & 4L^2 & -6L & 2L^2 \\ -12 & -6L & 12 & -6L \\ 6L & 2L^2 & -6L & 4L^2 \end{bmatrix}$$



解:

单元刚度矩阵相同,
$$\mathbf{k}^{(1)} = \mathbf{k}^{(2)} = \frac{1}{8} \begin{bmatrix} 12 & 12 & -12 & 12 \\ 12 & 16 & -12 & 8 \\ -12 & -12 & 12 & -12 \\ 12 & 8 & -12 & 16 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1.5 & 1.5 & -1.5 & 1.5 \\ 1.5 & 2 & -1.5 & 1 \\ -1.5 & -1.5 & 1.5 & -1.5 \\ 1.5 & 1 & -1.5 & 2 \end{bmatrix}$$
 (4分)

组装总体刚度矩阵

$$\mathbf{K} = \begin{bmatrix}
1.5 & 1.5 & -1.5 & 1.5 & 0 & 0 \\
1.5 & 2 & -1.5 & 1 & 0 & 0 \\
-1.5 & -1.5 & 1.5 + 1.5 & -1.5 + 1.5 & -1.5 & 1.5 \\
1.5 & 1 & -1.5 + 1.5 & 2 + 2 & -1.5 & 1 \\
0 & 0 & -1.5 & -1.5 & 1.5 & -1.5 \\
0 & 0 & 1.5 & 1 & -1.5 & 2
\end{bmatrix}$$

$$= \begin{bmatrix}
1.5 & 1.5 & -1.5 & 1.5 & 0 & 0 \\
1.5 & 2 & -1.5 & 1 & 0 & 0 \\
-1.5 & -1.5 & 3 & 0 & -1.5 & 1.5 \\
1.5 & 1 & 0 & 4 & -1.5 & 1 \\
0 & 0 & -1.5 & -1.5 & 1.5 & -1.5 \\
0 & 0 & 1.5 & 1 & -1.5 & 2
\end{bmatrix}$$
(6 $\%$)

划去约束已知为0的行列,得到整体刚度矩阵 (4分)

$$\mathbf{K} = \begin{bmatrix} 4 & -1.5 & 1 \\ -1.5 & 1.5 & -1.5 \\ 1 & -1.5 & 2 \end{bmatrix}$$

结点荷载列阵: $\boldsymbol{F}^{(e)} = \begin{bmatrix} 0 \ 0 \ 0 \ 0 \ -1 \ 0 \end{bmatrix}^{\mathrm{T}}$ 划去约束已知为0的行, $\boldsymbol{F}^{(e)} = \begin{bmatrix} 0 \ -1 \ 0 \end{bmatrix}^{\mathrm{T}}$ (2分)

代入支配方程 Ku = F

$$\begin{bmatrix} 4 & -1.5 & 1 \\ -1.5 & 1.5 & -1.5 \\ 1 & -1.5 & 2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \theta_2 \\ v_3 \\ \theta_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ -1 \\ 0 \end{bmatrix}, \quad \text{解4:} \quad \begin{bmatrix} \theta_2 \\ v_3 \\ \theta_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -1 \\ -4.6667 \\ -3 \end{bmatrix} \quad (3\%)$$

$$R = Ku - F$$

$$\begin{bmatrix} 1.5 & 1.5 & -1.5 & 1.5 & 0 & 0 \\ 1.5 & 2 & -1.5 & 1 & 0 & 0 \\ -1.5 & -1.5 & 3 & 0 & -1.5 & 1.5 \\ 1.5 & 1 & 0 & 4 & -1.5 & 1 \\ 0 & 0 & -1.5 & -1.5 & 1.5 & -1.5 \\ 0 & 0 & 1.5 & 1 & -1.5 & 2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ -1 \\ -4\frac{2}{3} \\ -3 \end{bmatrix} - \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ -1 \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -1.5 \\ -1 \\ 2.5 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$
 (6 $\%$)