

弹性与塑性的根本区别在于应力-应变关系的是否线性。

A 对

B 错

本资源免费共享 收集网站 nuaa.store

判断题 (3.0分)

2.

加载和卸载过程中应力应变关系服从不同的规律。

A 对

B 错

判断题 (3.0分)

3.

材料的弹性性质会随着塑性变形的发生而改变。

A 对

B 错

判断题 (3.0分)

4.

塑性变形是在体积不变条件下发生的。

A 对

B 错

判断题 (3.0分)

5.

结构的极限曲线与先前的变形历史有关。

A 对

B 错

判断题 (3.0分)

6.

弹塑性本构关系中增量理论是普遍适用的。

A 对

B 错

判断题 (3.0分)

7.
弹塑性交界面上，法向应力可以允许有间断。

A 对

B 错

判断题 (3.0分)

8.

梁的弹塑性弯曲工程理论中，平截面假定依然成立。

A 对

B 错

判断题 (3.0分)

9.

非圆截面柱体扭转过程中，截面仍保持为平面，不发生轴向翘曲。

A 对

B 错

判断题 (3.0分)

10.

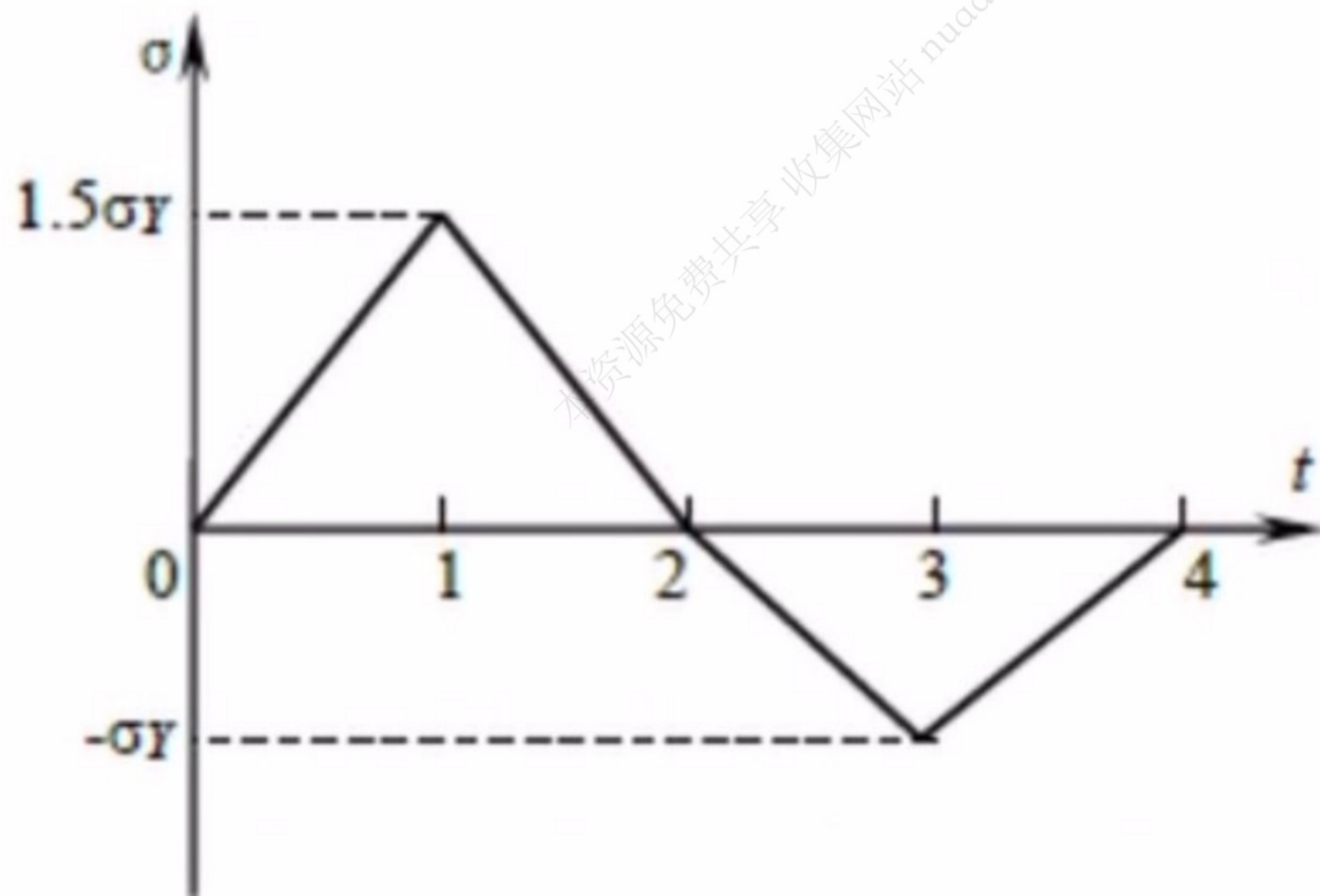
理想塑性材料制成的结构，加载产生塑性变形后卸载，重新加载时弹性区间扩大的原因是材料的强化。

A 对

B 错

11.

二、对于线性随动强化模型，已知 $E_p/E=1/100$ ，给定应力路径为：
 $0 \rightarrow 1.5\sigma_Y \rightarrow 0 \rightarrow -\sigma_Y \rightarrow 0$ ，请填写表格，并绘出应变历程和应力-应变关系曲线。（标识出图中各交点、拐点处值）

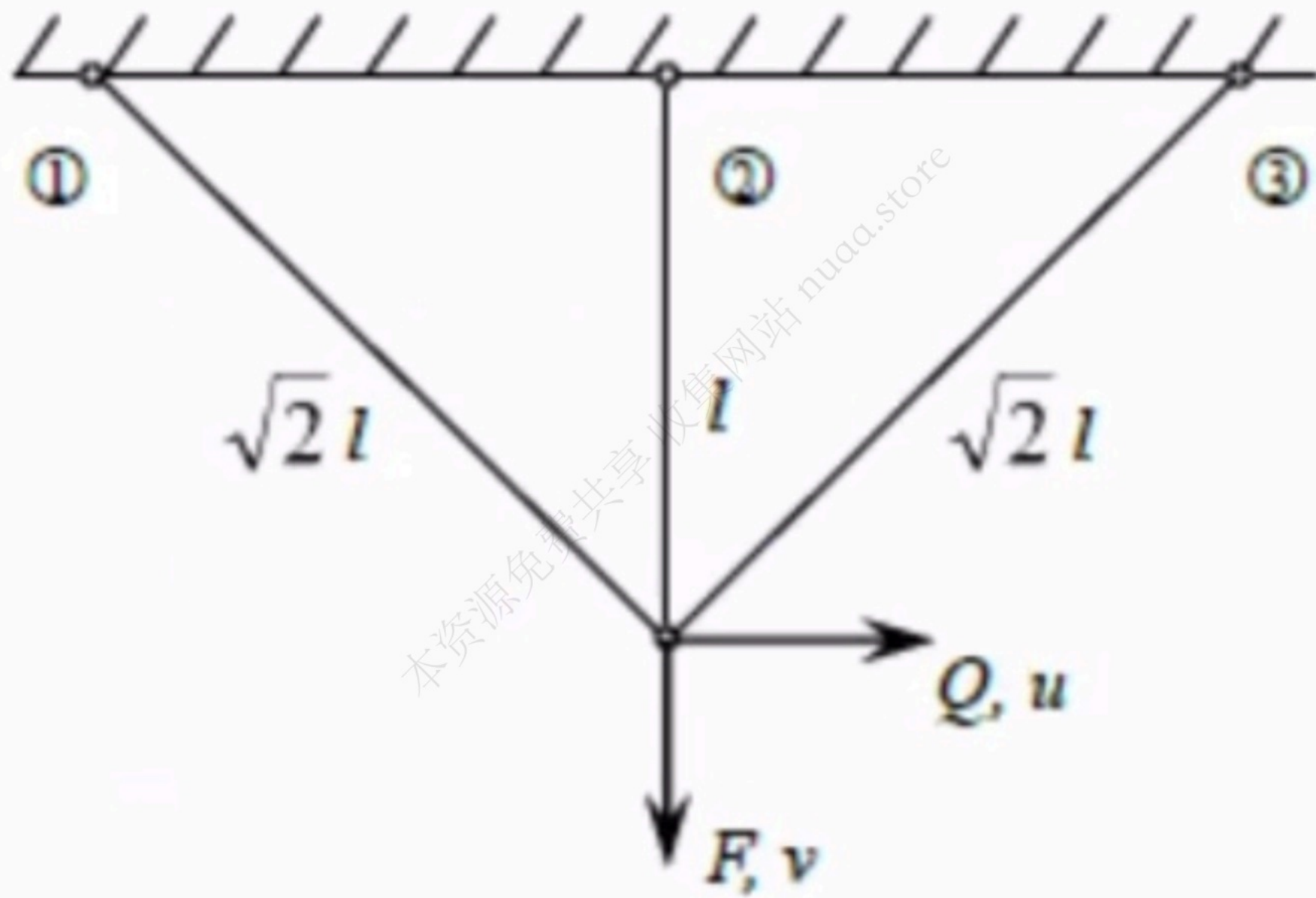


应力值	弹性区间范围	应变值
0	$[-\sigma_Y, \sigma_Y]$	0
σ_Y		
$1.5\sigma_Y$		
0		
$-0.5\sigma_Y$		
$-\sigma_Y$		

简答题 (15.0分)

12.

三、三杆桁架结构如图所示，三杆的材料及尺寸相同（理想塑性材料，截面积为 A ，屈服限为 σ_Y ，弹性模量为 E ），首先施加水平力 Q ，并保持 $F=0$ 。



- 1) 计算弹性极限载荷 Q_e 和塑性极限载荷 Q_r ;
- 2) 若水平载荷达到 Q_r 后, 保持水平位移 u 不变, 施加垂直载荷 F (此时 Q 将发生变化), 使桁架再次进入极限状态, 求此时 F 和 Q ;
- 3) 在 2) 基础上即行卸载, 计算桁架的残余应力状态。

简答题 (10.0分)

13.

四、一薄壁圆管，半径为 R ，壁厚为 t ，承受内压 p 的作用，分别针对以下几种情况：(a) 管的两端自由，(b) 管的两端固定，(c) 管的两端封闭（理想刚塑性材料，拉伸屈服应力为 σ_Y ，不计 r 方向应力， $\nu=1/2$ ）：

(1) 采用 Mises 屈服条件，求 p 多大时管子达到屈服；

(2) 进入塑性状态后，求径向应变 ϵ_r 、环向应变 ϵ_θ 和轴向应变 ϵ_z 的比例。

14.

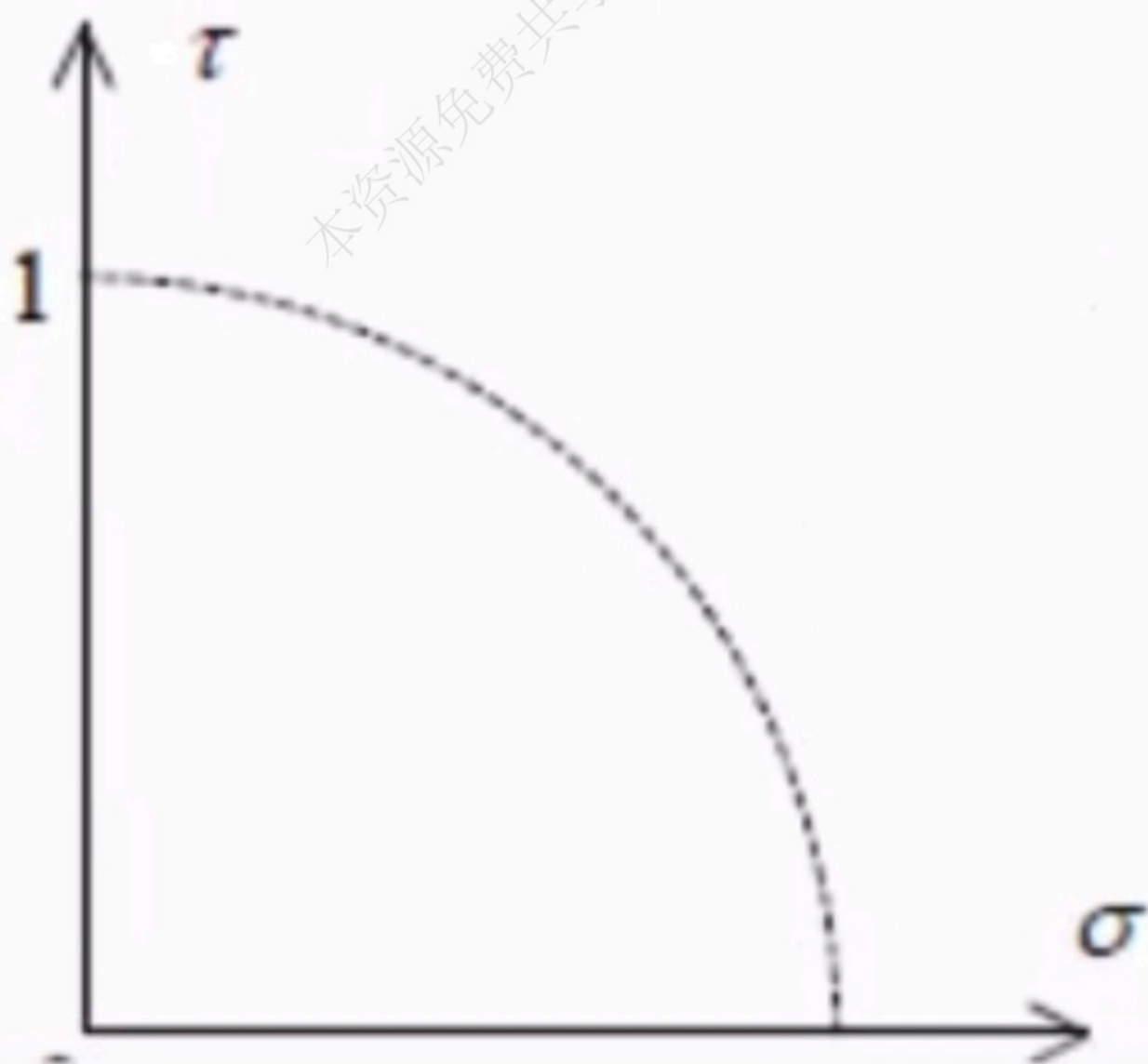
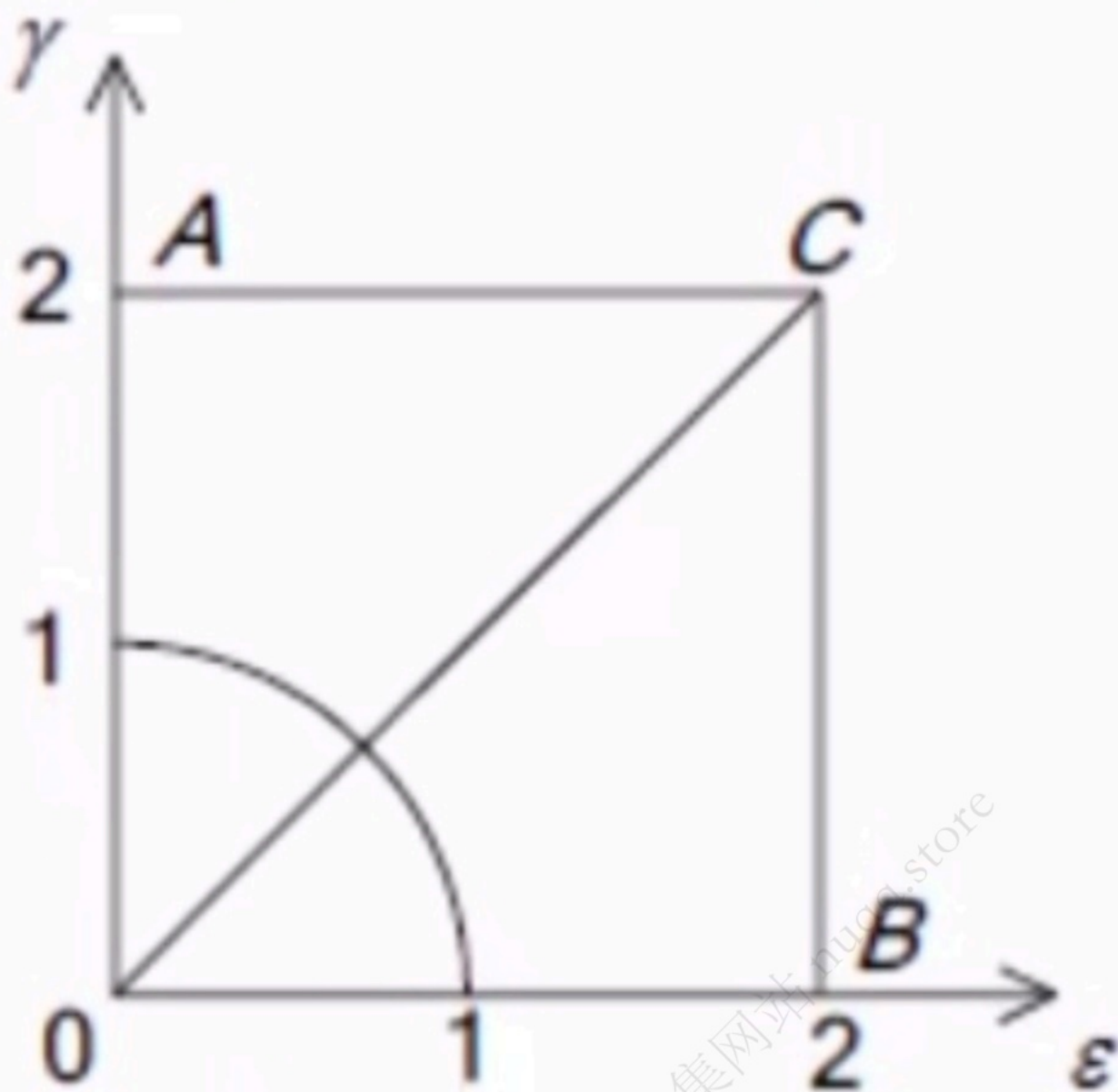
五、理想弹塑性材料的薄圆管承受拉伸和扭转联合作用，控制其中体元的两个应变分量 $(\epsilon_z, \gamma_{\theta z})$ 的发展过程，将体元相应的应力分量 $(\sigma_z, \tau_{\theta z})$ 作为观察对象。（取 $E=3G$ ）

（1）写出 Hooke 定律、Mises 屈服条件、Prandtl-Reuss 增量本构关系和 ИЛЬЮШИН 全量本构关系的表达式；

（2）写出量纲归一化的 Hooke 定律、Mises 屈服条件、Prandtl-Reuss 增量本构关系和 ИЛЬЮШИН 全量本构关系的表达式；

（3）按增量理论分别计算按路径 OBC 和路径 OC 到达 C 点时的应力状态，并在 $\sigma - \tau$ 图中表示其应力路径；

（4）按全量理论计算路径 OC 到达 C 点时的应力状态。



15.

六、厚壁圆筒内半径为 a ，外半径为 b ，研究圆筒内压自零单调增长到指定值 \bar{p} 时圆筒的变形和应力情况（筒体材料为理想弹塑性的，屈服极限为 σ_y ，视为平面应变状态考虑， $\nu=1/2$ ）

(1) 求弹性极限压力值 p_e ：

(2) 求塑性极限压力值 p_r ，以及此时圆筒内应力：

(3) 若压力达到 p_r 时即行卸载到零，计算圆筒内的残余应力状态（假设卸载时不发生反向屈服）。

$$\varepsilon_r = \frac{du}{dr}, \quad \varepsilon_\theta = \frac{u}{r}, \quad \frac{d\sigma_r}{dr} + \frac{\sigma_r - \sigma_\theta}{r} = 0$$

厚壁圆筒弹性应力通解为： $\sigma_r = A - \frac{B}{r^2}$ ， $\sigma_\theta = A + \frac{B}{r^2}$