考考院案、

本试卷适用范围 机制 131-136

(A) 一定放热

南京农业大学试题纸

2014-2015 学年 第 1 学期 课程类型: 必修、选修 √ 试券类型: **A**、**B** √

课程_	工程热力学 班级 学号 姓名 成绩
— 、	选择题: (每题 2 分, 共计 20 分)
1,	准静态过程就是(B)。
	(A) 平衡过程 (B) 无限接近平衡的过程 (C) 不可逆过程 (D) 可逆过程
2,	工质稳定流动流经热力设备时,工质宏观动能和位能的变化以及热力设备对外输出的
	功合并在一起称为(B)。
	(A) 体积功 w (B) 技术功 w_i (C) 轴功 w_s (D) 推挤功 pv
3,	通用气体常数 R ())。
	(A) 与气体种类有关,与状态无关; (B) 与状态有关,与气体种类无关;
	(C) 与气体种类和状态均有关; (D) 与气体种类和状态均无关。
4,	一个橡皮气球在太阳下被照晒,气球在吸热过程中膨胀,气球内的压力正比于气球的
	容积,则气球内的气体进行的是()。
	(A) 定压过程 (B) 多变过程
	(C) 定温过程 (D) 定容过程
5、	$q=\Delta u+w$ 适用于(\mathcal{D})。
	(A) 任意气体、闭口系统、可逆过程; (B) 任意气体、开口系统、任意过程;
	(C) 实际气体、开口系统、可逆过程; (D) 任意气体、闭口系统、任意过程。
6,	有人设计一台卡诺热机(可逆的),每循环一次可以从400 K的高温热源吸热1800 J,
	向 300 K 的低温热源放热 800 J, 同时对外作功 1000 J, 这样的设计是(\overline{D})。
	(A) 可以的,符合热力第一定律; (B) 可以的,符合热力第二定律;
1 44	(C) 不行的,卡诺循环所作的功不能大于向低温热源放出的热量;
	(D) 不行的,这个热机的效率超过理论值。
7、	为提高空气压缩制冷循环的制冷系数,可以采取的措施是()。
	(A) 增大空气流量 (B) 提高增压比
	(C)减小空气流量 (D)降低增压比
8.	. 闭口系统经历了一不可逆过程,已知终态熵小于初态熵,则该过程(

(B) 一定吸热

	(C) 可能吸热, 也可能放热 (D) 没有热量交换
9,	气体在某一过程中吸入 1800 kJ 的热量,同时内能增强了 2500 kJ,该过程是(B)。
	(A)膨胀过程 (B)压缩过程 (C)定容过程 (D)无法确定
10.	贮有空气的绝热刚性密闭容器中装有电热丝,通电后如取空气为系统,则()。
	(A) $Q>0$, $\triangle U>0$, $W>0$ (B) $Q=0$, $\triangle U>0$, $W>0$
	(C) $Q>0$, $\triangle U>0$, $W=0$ (D) $Q=0$, $\triangle U=0$, $W=0$
二、	是非判断: (每题1分,共计8分)
1,	系统经历一个可逆定温过程,由于温度没有变化,故不能与外界交换热量。(X)
	多热源可逆热机热效率小于相同温度界限的卡诺热机的热效率。(🗸)
	气体膨胀则压力一定降低,吸热则温度一定升高。(X)
	气体膨胀时一定对外做功,而被压缩时则一定消耗外功。(X)
5、	闭口系与外界无物质交换,系统内质量将保持恒定,那么,系统内质量保持恒定的热
	力系一定是闭口系统。(🗙)
6.	对所研究的各种热力现象都可以按闭口系统、开口系统或孤立系统进行分析,其结果
	与所取系统的形式无关。(🗸)
7、	闭口系统进行了一个过程,如果熵增加了,则一定是从外界吸收了热量。(🗙)
8,	工质经过某一不可逆循环后,其熵变量必将大于零而不可能小于或等于零。(🗙)
三、	填空题 (每空2分,共计16分)
1.	与外界既无能量交换也无物质交换的热力系称为_3/(\cdot\cdot\cdot\cdot\cdot\cdot\cdot\cdot
2,	リーケーリルリーマット オナー (株工工工
3,	一卡诺机(可逆的),低温热源的温度为27°C,热机效率为40%,其高温热源温度
	为K。今欲将该热机效率提高到50%,若低温热源保持不变,则高温热源
	的温度应增加
	在图 T-S上,任意一个逆向循环其吸热
5	已知空气的在 $0^{\sim}200$ ℃间的平均定压质量比热为 $c_p \Big _0^{200} = 0.933 \; kJ / kg \cdot K$, $0^{\sim}500$ ℃
	间的平均定压质量比热为 $c_p \Big _0^{500} = 0.973 \; kJ / kg \cdot K$,则 $200^{\sim} 500 ^{\sim}$ 间的平均定压质量
	比热为 $c_p \Big _{200}^{500} = 1.000$ $kJ/kg \cdot K$ 。
6	、理想气体多变指数 $n=1$,系统与外界传热量 $q=$ 1 h ω ; 多变指数 $n=\pm\infty$,

四、简答题: (共计 20 分)

绝狱态"与最定状态"均指系统状态不值时间面变化,为类图底; 但高者要求在设有外界作用下保持不变,而后者一般指在外界作用下不变,为区别。

了第二个人。 2、倘使容器中气体的压力没有改变,试问安装在该容器上的压力表的读数会改变吗?请

简要说明理由。(4分)

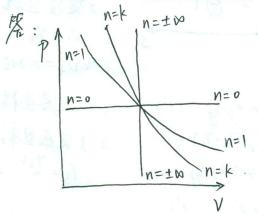
答:可能会的。因为压力表上的读数为表压力,是下质直军压力与环境介质压力之差。环境介质压力,如气压力,随各地锦度、高度和气候条件不同 而有两变化,因此,即使工质绝对压力不变,表压力和真它在仍有确定化

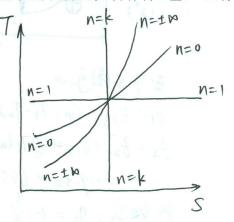
3、有人说,根据卡诺定理,一切不可逆热机的热效率必小于可逆热机的热效率。是否正 确?请简要说明理由。(4分)

港:不正确:卡诺定理的新提条件是在相同的高温热源 和低温热源的工作,如果冷热管温度不同,可连热机的 は対容 有 引 化 小子 不 可 き 热 和 、 4、理想 气体绝热 自 由 膨胀, 熵 变 为 多 少 ? 说 明 理 由 。 (4 分)

:根据题第 Q=0U+W,Q=0,W=0,则0U=0 即膨胀前后温度 不受, T=T2, dT=0. 南か=「CvdT+Rg [2dV=Rg ln Vi. いいシンノ、このかの特別から

5、在同一p-v、T-S图上定性画出理想气体四个基本热力过程线,并标明 n 值。(4分)





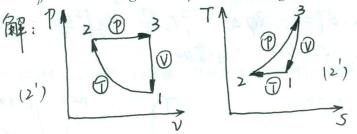
五、计算题: (共计 36 分)

1、某热机在每个循环中从 $T_1 = 600K$ 的高温热源吸收 $Q_1 = 419kJ$ 的热量和可逆地向 $T_2 = 300K$ 的低温热源假设分别排出(1) $Q_2 = 209.5 kJ$; (2) $Q_2 = 314.25 kJ$; (3) $Q_2 = 104.75kJ$ 热量,请计算证明,在这三种情况中,哪个是不可逆的、哪个是可逆 的和哪个是不可能的?并对不可逆循环计算出其孤立系统的熵变。(12分)

解: 氣味滿定理 . $\eta_{t,c} = l - \frac{7}{7} = 5\%$. 采用克劳修建不积分: $(3') - (1) \eta_{t} = 1 - \frac{Q_{t}}{Q_{t}} = 5\% = \eta_{t,c}$ 可适 . $(1) \frac{Q_{t}}{7} + \frac{Q_{t}}{7} = \frac{419}{600} + \frac{-209.5}{300} = 0$ 可逆 (3') - (2) $\eta_{t} = 1 - \frac{Q_{2}}{Q_{1}} = 25\%$ < $\eta_{t,c}$ 不可逆 (2) $\frac{Q_{1}}{T_{1}} + \frac{Q_{2}}{T_{2}} = -0.3492$ < 0 不可逆 (3') - (3) $\eta_t = 1 - \frac{Q_2}{Q_1} = 75\% < \eta_{t,c}$ $\sqrt{79\%}$. $(3)\frac{Q_1'}{T_1} + \frac{Q_2}{T_2} = 0.3492 > 0$ $\sqrt{79\%}$.

2、某空气循环由下列三个可逆过程组成,由状态 1 ($T_1 = 300K$, $v_1 = 0.861m^3/kg$) 经 定温压缩升压到 $p_2 = 400kPa$,接着定压膨胀到状态 3,然后定容降压回到状态 1, 工质流量为 10 kg/s。试将循环示意地画在 p-v 图和 T-S 图上,并计算循环热效率和 作出的功率 (kW = kJ/s)。已知空气的 $R_g = 0.287kJ/kg \cdot K$, 比热比 $\gamma = 1.4$,

 $c_p = 1.004kJ/kg \cdot K$, $c_v = 0.717kJ/kg \cdot K$. (12 分)



由丁-5图列和:

ター号23=Cp(T3-T2)=903.6 町/タ (1') 3-1定溶建程 い3=い 热效率: $\eta_t = 1 - \frac{\theta_2}{g_1} = 15.4\%$ (2) 功率: P=前W=前月tg,=1391.5 (W (2')

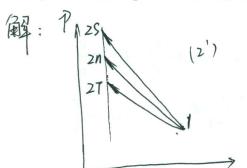
(1')

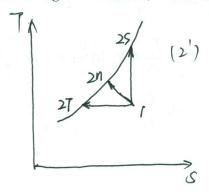
(1')

(1') :. V2 = 0.215 m3/kg $T_3 = \frac{T_2 V_3}{11.} = 1200 \, K$ 3、1 kg 氮气,初始压力为 $p_1=0.1 MPa$,温度 $\mathbf{t}_1=27^{\circ}C$,分别经下列三过程:

- (1) 可逆定温压缩至原来体积的 1/5;
- (2) 定熵压缩至原来体积的 1/5;
- (3) 经 n = 1.25 的多变压缩至原来体积的 1/5。

试将此三个过程定性地表示在同一个 p-v 图和 T-S 图上。并计算多变压缩过程终了时的压力、温度、压缩过程所耗压缩功及与外界交换的热量。取比热容为定值 $c_v=0.742kJ/kg\cdot K$,气体常数 $R_g=0.297kJ/kg\cdot K$,比热比 $\gamma=1.4$ 。(12 分)





$$\frac{P_{z}}{P_{1}} = \left(\frac{V_{1}}{V_{z}}\right)^{n} \implies P_{z} = 0.1 \times 5^{0.25} = 0.748 \, \text{M/a}. \quad (2')$$

$$\frac{T_{z}}{T_{1}} = \left(\frac{V_{1}}{V_{z}}\right)^{n-1} \implies T_{z} = 300 \times 5^{0.25} = 448.6 \, K. \quad (2')$$

$$V_{n} = \frac{R_{g}}{n-1} \left(T_{1} - T_{z}\right) = \frac{0.297}{1.25-1} \times \left(-448.6 + 300\right) = -176.5 \, \text{kJ}. \quad (2')$$

$$F_{n} = 4 \, \text{Un} + \text{Wn} = C_{v} \left(T_{z} - T_{1}\right) + \frac{R_{g}}{n-1} \left(T_{1} - T_{z}\right) = -66.2 \, \text{kJ}.$$

$$\left(\frac{2'}{2}\right)$$