## 液压传动试题 2

 单冼颙	(每小题只选一/	个正确答案)
ナンしんへ		

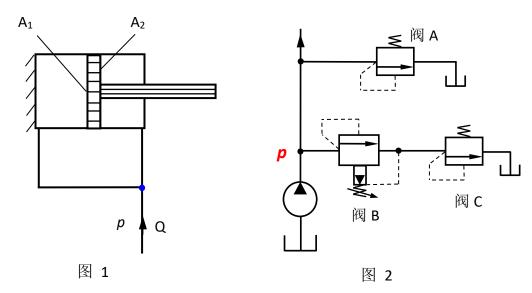
1	油液粘度因温度升高而(	)	因压力增大而 (	)
Τ		),	かた カ増 入 川 し	<i>)</i> o

- A. 降低
- B. 增大
- C. 不变
- D. 可能升高也可能降低
- 2 溢流阀未溢流时,液压泵的工作压力取决于( )大小。

  - A. 泵的额定压力 B. 泵的最高工作压力 C. 泵的输入功率 D. 外负载

- 3 低速大扭矩液压马达在结构形式上一般为( )。
  - A. 齿轮式

- B. 叶片式 C. 轴向柱塞式 D. 径向柱塞式
- 4 图 1 所示差动连接回路中,已知油泵供油量为 Q,液压缸两腔有效面积为 A1、A2,且有  $A_1 = 2A_2$ ,不计各种泄漏,则进入液压缸大腔的流量是( )。
  - A. Q
- B. 0.5Q
- C. 1.5Q
- D. 2Q

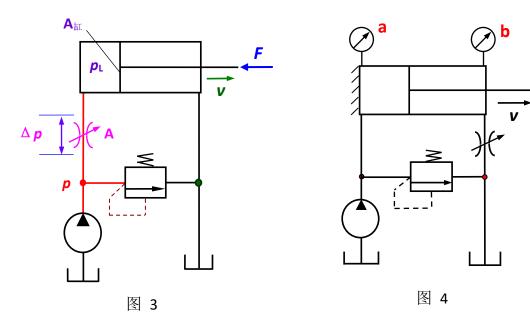


- 5 图 2 系统中溢流阀 A、B、C 的调整压力分别为  $p_A=3$  MPa, $p_B=1.4$  MPa, $p_C=2$  MPa。当 系统的外负载趋于无限大时,油泵的输出压力 p 为 ( )。
  - A. 1.4 MPa
- B. 2 MPa
- C. 3 MPa
- D. 3.4 MPa
- 6 回路如上题,各阀的调整压力不变,如果将溢流阀 B 的可控口堵住,则泵的输出压力 p 为()。
  - A. 1.4 MPa
- B. 2 MPa C. 3 MPa
- D. 3.4 MPa
- 7 顺序阀在系统中作卸荷阀用时,应选用(),作背压阀时,应选用()。
- - A. 内控内泄式 B. 内控外泄式 C. 外控内泄式 D. 外控外泄式

- 8 在图 3 所示的进口节流调速回路中,溢流阀正常溢流,当负载恒定不变时,如果考虑溢

流阀的调压偏差,将节流阀口开度调大,泵的工作压力( )。

- A. 增大 B. 减小 C. 基本不变 D. 可能增大也可能减小



在图 4 所示的调速回路, 节流阀处于节流调速工况, 两压力表 a、b 分别测量液压缸 两腔的压力。不计系统泄漏及溢流阀的调压偏差,则当负载F增大时:

- 9 压力表 a 的读数 ( ), b 的读数 ( )。

- A. 增大 B. 减小 C. 基本不变 D. 可能增大也可能减小
- **10** 活塞杆运动速度 *v* ( ),泵输入功率 ( )。

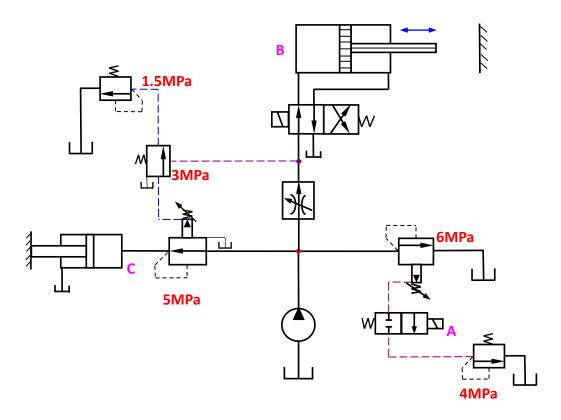
- A. 增大 B. 减小 C. 基本不变 D. 可能增大也可能减小
- 11 在定量泵一变量马达的容积调速回路中, 当液压马达所驱动的负载转矩变小时, 若不考 虑泄漏的影响,则马达转速();泵的输出功率()。

- A. 增大 B. 减小 C. 基本不变 D. 无法判断
- 12 用过一段时间之后,滤油器的过滤精度()。

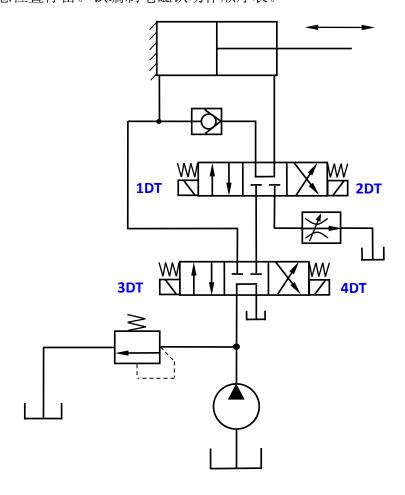
- A. 略有下降 B. 略有提高 C. 恒定不变 D. 可能提高也可能下降

## 二 填空颞

- 1 在如图所示的回路中,液压缸 B 进退所需压力均为 2MPa,各阀调定压力如图所示。试确 定在下列工况时 C 缸的工作压力。
  - 1) 在图示状况下, C 缸压力是( )。
  - 2) 在图示状况下, 当 B 缸活塞顶上死挡块时, C 缸压力是()。
  - 3) 当阀 A 通电后, B 缸活塞退回过程中, C 缸压力是()。



2 图示液压系统能使油缸活塞完成的动作如下:快速右移→中速右移→慢速右移→左移回程→任意位置停留。试编制电磁铁动作顺序表。



动作	磁铁	1DT	2DT	3DT	4DT
快速	右 移				
中速	右 移				
慢速	右 移				
左 移	可 程				
任 意 位 置	停留				

("+"代表电磁铁带电,"-"代表断电)

$\equiv$	判断题	(判断对错,	并简述原因)
=		(T)	开明处界凶力

1 定量泵是指输出流量不随泵的输出压力改变的泵。( )

2 在工作行程很长的情况下,使用柱塞液压缸最合适。 ( )

3 高压、大流量液压系统常采用电磁换向阀实现主油路换向。 ( )

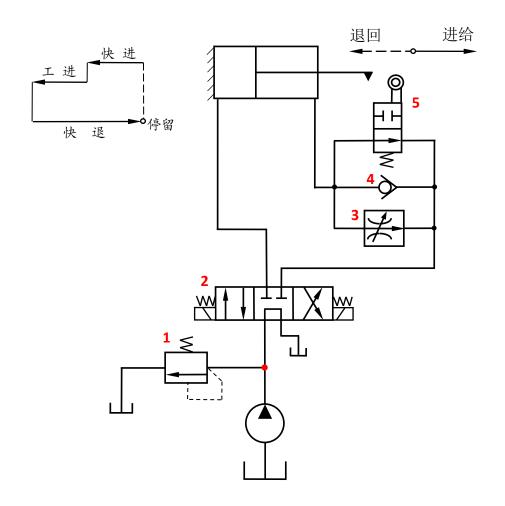
4 由于远程调压阀是直动式溢流阀,因此远程调压回路只适用于压力不高的系统中。( )

5 在节流调速回路中,大量油液由溢流阀流回油箱,是其能量损失大、温升高、效率低的主要原因。( )

6 因液控单向阀关闭时密封性能好,故常用在保压回路和锁紧回路中。( )

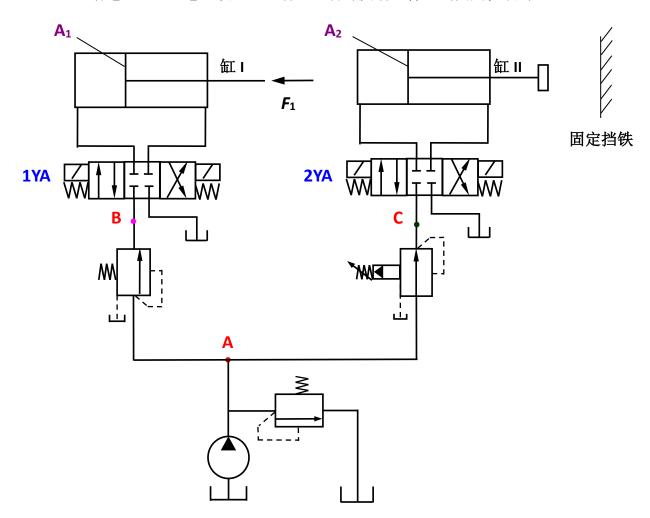
## 四 简答题

- 1 读懂图示液压系统,并回答:
  - 1) 系统中采用了哪些速度控制回路?
  - 2) 各标号元件的名称和功用。



标号	元件名称	功用
1		
2		
3		
4		
5		

- 2 如图所示液压系统,两液压缸有效面积为 A<sub>I</sub>=A₂=100×10<sup>-4</sup> m², 缸 I 的负载 F<sub>I</sub>=3.5×10<sup>4</sup> N,缸 II 运动时的负载为零,溢流阀、顺序阀和减压阀的调整压力分别为 4MPa、3MPa、2MPa。 不计摩擦阻力、惯性力和管路损失,试问在下列三种情况下 A、B 和 C 点压力各为多少?
  - 1) 液压泵启动后,两换向阀处于中位;
  - 2) 1YA 通电, 液压缸 I 活塞移动时及活塞运动到终点时;
  - 3) 1YA 断电, 2YA 通电, 液压缸 II 活塞运动时及活塞杆碰到固定挡铁时。



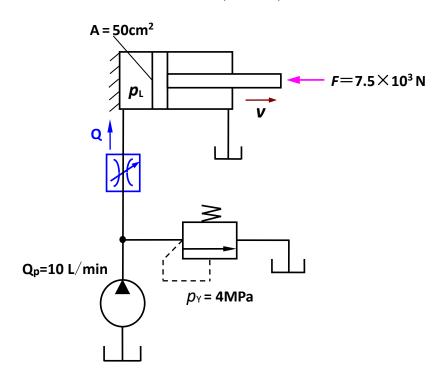
## 五 计算题

1 如图所示,设液压缸无杆腔的有效面积  $A=50~\rm{cm}^2$ ,负载力  $F=7.5\times10^3~\rm{N}$ ,液压缸效率为 100%。液压泵出口压力由溢流阀调定为  $40\times10^5~\rm{Pa}$ ,液压泵的输出流量  $Q_p=10~\rm{L/min}$ ,

流经节流阀的流量为 $Q=C_d\cdot A_0\cdot\sqrt{\frac{2}{\rho}\cdot\Delta p}$ ,已知节流口的通流面积  $A_0$ 调节为  $0.02~{\rm cm}^2$ ,流

量系数  $C_d$ =0.62,油液密度  $\rho$ =900 kg/m³,试求:

- 1) 活塞运动速度 v;
- 2) 各阀上的损失功率为多少?
- 3) 液压泵总效率为 0.80 时,系统的总效率  $\eta$ os。( $\eta$ os=系统输出功率/系统输入功率)



- 2 图示系统中,已知泵的排量  $V_p$ =40 mL/r,转速  $n_p$ =1450 r/min,机械效率和容积效率均为 0.9;变量马达的排量范围为  $V_m$ =40~100 mL/r,机械效率和容积效率为 0.9,马达的负载扭矩  $T_m$ = 40  $N \cdot m$ ;溢流阀的调定压力为 10 MPa。不计管道损失,试求:
  - 1) 泵的输出流量 Qp;
  - 2) 马达最大进口压力  $p_m$ ;
  - 3) 马达转速 *n*<sub>m</sub> 的范围;
  - 4) 液压系统的最大输入功率 N<sub>i</sub>。

