# 液压传动试题 1

### 一 单选题

1 液压系统中的压力取决于( ),执行元件的运动速度取决于( )。

A. 流速

B. 流量

C. 负载

D. 压力能

2 油泵的工作压力p,额定压力 $p_s$ 和最高工作压力 $p_{max}$ 之间的关系是(

A.  $p \le p_s < p_{\text{max}}$  B.  $p \le p_s \le p_{\text{max}}$  C.  $p < p_s \le p_{\text{max}}$  D.  $p < p_s < p_{\text{max}}$ 

3 外啮合齿轮泵作马达用,原进油口改作出油口,原出油口改作进油口,则马达的转 向()。

A. 与作泵时转向相同

B. 与作泵时转向相反

C. 转向无法确定

D. 根本转不起来

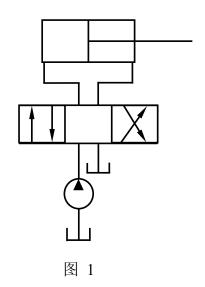
4 图 1 所示液压系统,要使液压缸能实现差动连接,换向阀应选用( )中位机能。

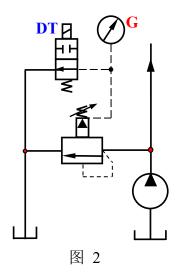
A. O型

B. M型

C. Y 型

D. P型





5 图 2 所示回路中,溢流阀的调定压力为 4 MPa。当电磁铁 DT 通电且负载压力为 2 MPa 时,压力表 G 的读数为 ( )。

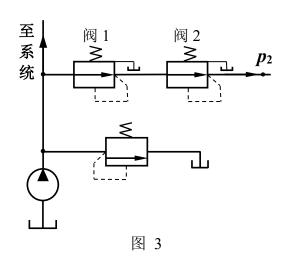
A. 0

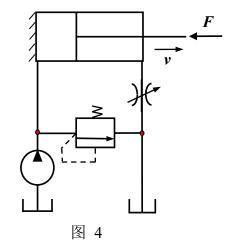
B. 2 MPa C. 4 MPa D. 不能确定

6 图 3 所示回路中,阀 1 的调定压力为 4 MPa,阀 2 的调定压力为 6 MPa。当调定压 力为 10 MPa 的溢流阀处于溢流状态时,回路的二次压力 p2 为 ( )。

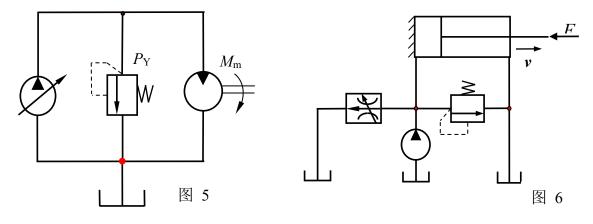
A. 10 MPa B. 6 MPa C. 4 MPa

D.0





- 7 图 4 所示的调速回路, 节流阀处于节流调速工况。不计系统泄漏及溢流阀的调压偏 差,当节流阀开口不变时,若负载F增大,活塞的运动速度v( )。
  - A. 增大
- B. 减小 C. 基本不变
- D. 可能增大也可能减小
- 8 在图 5 所示的系统中, 当施加某一恒定负载  $M_{\rm m}$  时, 其引起主油路的压力未达到溢 流阀调整压力 $P_Y$ ,则在进行调速时()。
  - A. 马达输出功率为恒定
  - B. 马达输出扭矩随液压泵排量的增大而减小
  - C. 主油路的工作压力随液压泵排量的增大而减小
  - D. 液压马达输出功率随液压泵排量的增大而增大
- 9 回路如上题图, 当施加的负载是不断变化的 (即  $M_{\rm m}$  为变量), 但其最大值所引起的 主油路压力还未达到溢流阀调整压力 $P_Y$ ,在进行调速时( )。
  - A. 液压马达的转速随负载的增加而减小
  - B. 主油路的压力随负载的增加而增加
  - C. 液压马达输出转矩随液压泵排量的增加而增加
  - D. 液压马达输出功率随负载和液压泵排量的增加而减小



- 10 在图 6 的调速阀旁油路节流调速回路中,调速阀的节流开口一定,当负载从  $F_1$  降到  $F_2$ 时,若考虑泵内泄漏变化的因素,液压缸运动速度v ( );不考虑泵内泄漏变化因素 时缸速 v 可视为 ( )。
  - A. 增加
- B. 减少
- C. 不变 D. 无法判断
- 11 在限压式变量泵与调速阀组成的容积节流调速回路中,若负载从 $F_1$ 降到 $F_2$ 而调速阀开 口不变时, 泵的工作压力 ( ); 若负载保持定值而调速阀开口变小时, 泵工作压力 ( )。
  - A. 增加

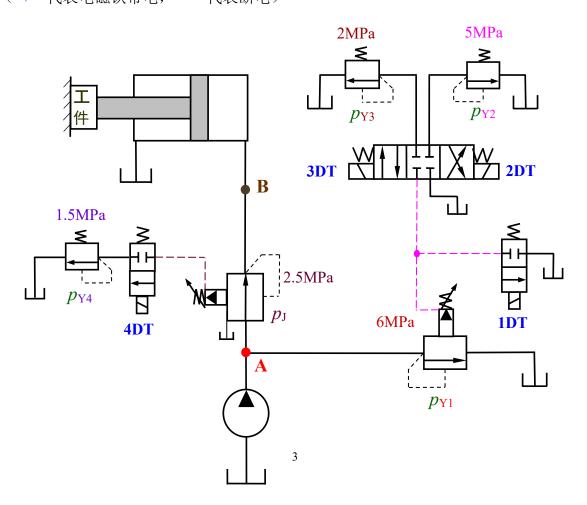
- B. 减少 C. 不变 D. 无法判断
- 12() 蓄能器的输出压力恒定。

- A. 重力式 B. 弹簧式 C. 充气式 D. 气囊式

## 二 填空题

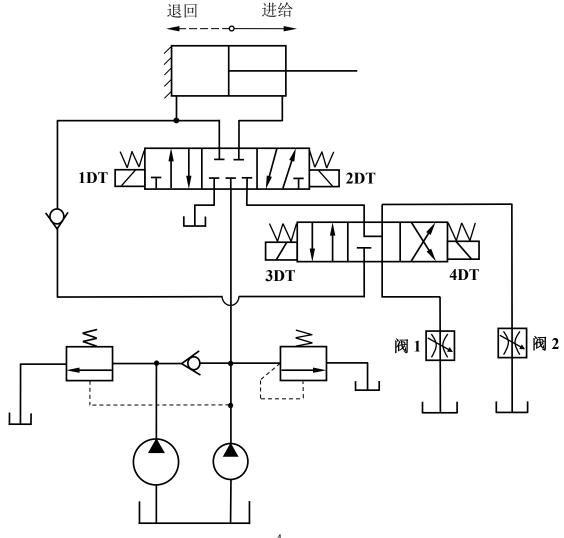
1图示液压系统,已知各压力阀的调整压力分别为:  $p_{Y1}=6$ MPa, $p_{Y2}=5$ MPa, $p_{Y3}=2$ MPa,  $p_{Y4}=1.5$ MPa, $p_{J}=2.5$ MPa,图中活塞已顶在工件上。忽略管道和换向阀的压力损失,试 问当电磁铁处于不同工况时,A、B点的压力值各为多少?

("+"代表电磁铁带电,"-"代表断电)



	1	2	3	4	5
1DT	_	_	_	_	+
2DT	+	_	_	_	_
3DT	_	+	_	_	+
4DT	+	_	+	_	_
A					
В					

2 图 5 所示为专用钻镗床的液压系统,能实现"快进→一工进→二工进→快退→原位停止" 的工作循环(一工进的运动速度大于二工进速度)。阀1和阀2的调定流量相等,试填写 其电磁铁动作顺序表。(以"+"代表电磁铁带电,"-"代表断电)



动	电低作	兹铁	1DT	2DT	3DT	4DT
快		进				
	工	进				
<u> </u>	工	进				
快		退				
原	位停	止				

 시시 시시 시시 대학	/ Ab. 1 bbr = 1 b.H.	V 66 \ D F F
 判断分析题	( 半   米   大寸 至吾 .	平筒 休 厚 大 )
 7 1491 71 701 702	( / 1 th/ 1 / 1 r th )	

1	叶片	泵通过	过改变定	子和转子	的偏心距	三来实现变	量,而村	主塞泵	是通过	<b>收变斜</b> 盘	は倾角を	来实现	见变
	量。	(	)										

2 -	单活塞杆液压缸称为单作用液压缸,	双活塞杆液压缸称为双作用液压缸。	(	)
-----	------------------	------------------	---	---

3 串联了定值减压阀的支路,始终能获得低于系统压力调定值的稳定工作压力。( )

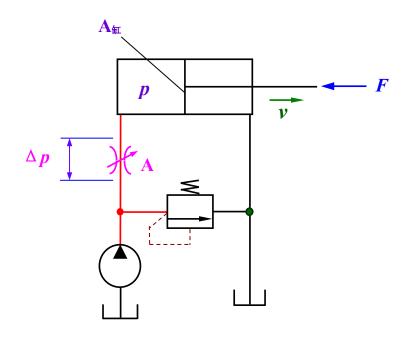
4 与节流阀相比,调速阀的输出流量几乎不随外负载的变化而变化。( )

5 采用双泵供油的液压系统,工作进给时常由高压小流量泵供油,而大泵卸荷,因此其效率比单泵供油系统的效率低得多。 ( )

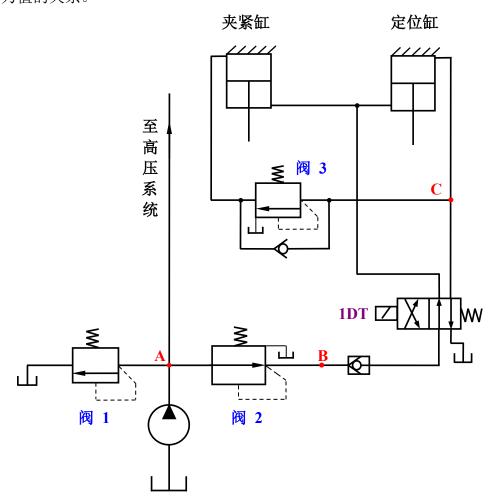
6 定量泵一变量马达组成的容积调速回路,将液压马达的排量由零调至最大时,马达的转速即可由最大调至零。( )

# 四 简答题

- 1 在进口节流调速回路中,溢流阀正常溢流,如果考虑溢流阀的调压偏差,试分析:
  - 1) 负载恒定不变时,将节流阀口开度减小,泵的工作压力如何变化?
  - 2) 当节流阀开口不变,负载减小,泵的工作压力又如何变化?

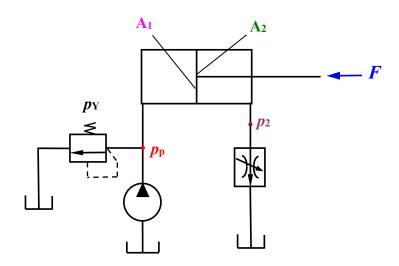


- 2 如图所示为一先定位后夹紧的顺序动作回路,不计各种损失,试确定:
  - 1) 阀 1、2、3之间调定压力的关系;
  - 2) 当 1DT 带电, 定位缸活塞杆在运动过程中(无负载), A、B、C 三点的压力关系;
  - 3) 定位缸到位后,夹紧缸开始动作和夹紧缸夹紧工件后,两种情况下 A、B、C 三点压力值的关系。



### 五 计算题

- 1 下图所示的液压回路,已知液压缸两腔面积为  $A_1$ =100 cm², $A_2$ =50 cm²,调速阀最小压差  $\Delta p$ =0.5 MPa,当负载 F 从 0 变化到 30000 N 时,活塞向右运动的速度稳定不变。试求:
  - 1) 溢流阀最小调整压力  $p_Y$ ;
  - 2) 负载 F = 0 时,泵的工作压力  $p_p$  及液压缸回油腔压力  $p_2$ 。



2 定量泵通过节流阀向定量马达供油,有关数据如下:溢流阀的调定压力  $p_Y = 5.6 \times 10^6 Pa$ ,假定无调压偏差;定量泵的几何排量  $V_p = 80 mL/r$ ,转速  $n_p = 1440 r/min$ ,容积效率  $\eta_{pv} = 0.955$ ;

节流阀的流量特性方程为:  $Q_r = 0.125 A \sqrt{\Delta p \cdot 10^{-5}}$  ( $L/\min$ ),式中: A—节流阀口过流面积 ( $mm^2$ ) (最大的阀口面积  $A_{max} = 200 mm^2$ ), $\Delta p$ —节流阀的压力降(Pa);定量马达几何排量  $V_m = 120 \ mL/r$ ,容积效率  $\eta_{mv} = 0.96$ ,机械效率  $\eta_{mm} = 0.80$ ,负载力矩  $T_m = 61.1 \ N\cdot m$ 。试求:

- 1) 通过节流阀的最大流量 Qt max;
- 2) 液压马达的最高转速  $n_{\text{max}}$ ;
- 3) 通过溢流阀的最小流量 Q<sub>Y</sub>。

