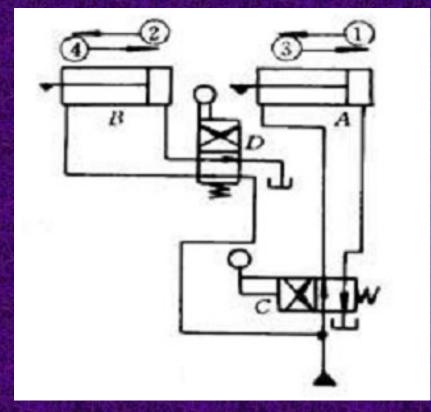
5.4 多缸动作控制回路

在液压系统中,如果由一个油源给多个液压 缸输送压力油,这些液压缸会因为压力和流量的彼 此影响而在动作上互相牵制,必须使用一些特殊的 回路才能实现预定的动作要求,常见的这类回路主 要有:顺序动作回路、同步回路、互不干扰回路等

一、顺序动作回路

1、行程控制的顺序动作回路



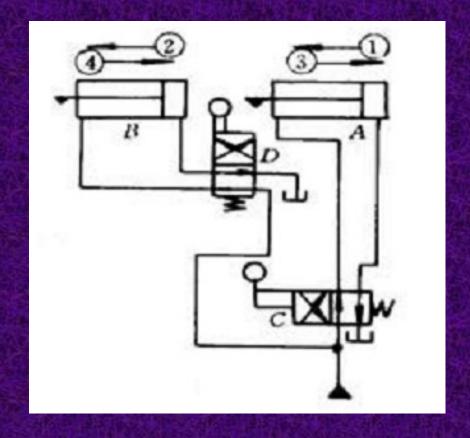
1) 用行程阀的顺序动作回路

在图示状态

下, A、B 两缸的活塞均 在右端。

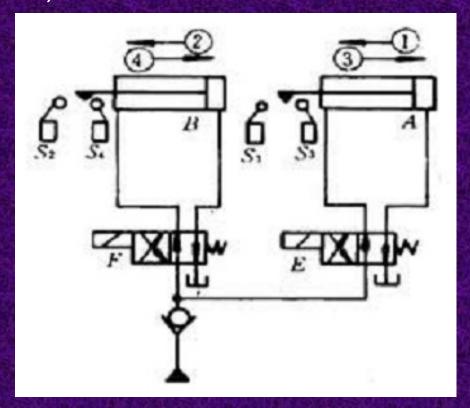
当推动手柄,使阀 C 左位工作,缸 A 右行,完 成动作(1):

挡块压下行程阀 D 后, 缸 B 左行, 完成动作②; 手动换向阀 C 复位后, 缸 A 先复位, 实现动作③;



随着挡块后移,阀 D 复位 , 缸 B 退回实现动作④。 完成一个动作循环。

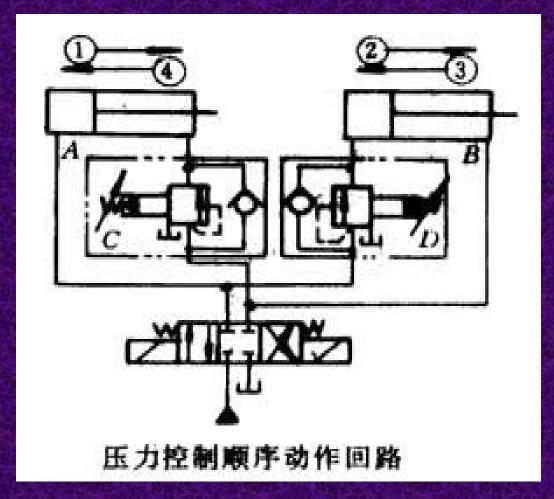
2) .用行程开关的顺序动作回路



当阀E得电换向时 缸 A 左行完成动作(1); 其后, 缸 A 触动 行程开关 S1 使阀 F 得电 换向, 控制缸 B 左行完成 动作②; 当缸B左行至触 动行程开关 S2 使阀 E 失 电时, 缸 A 返回, 实现动

其后缸 A 触动 S₃ 使 F 断电,缸 B 返回完成动作④;最后,缸 B 触动 S₄ 使泵卸荷或引起其他动作,完成一个动作循环。

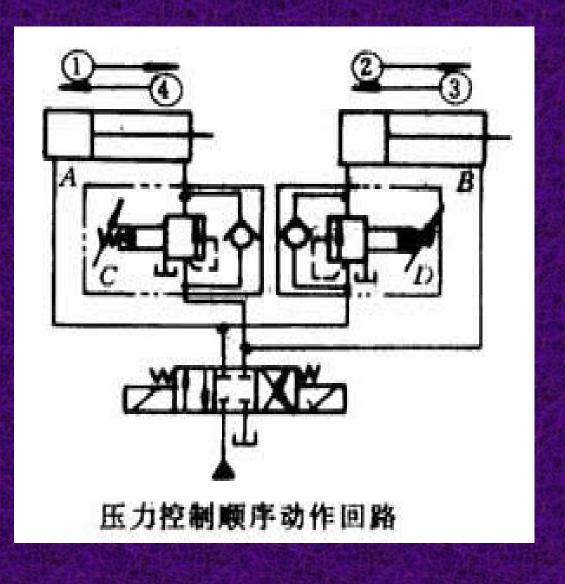
2 、压力控制顺序动作回路



图示为使用顺序阀的压力控制顺序动作回路。

当换向阀左位接 入回路且顺序阀 D 的 调定压力大于缸 A 的最 大前进工作压力时,压 力油先进入缸 A 左腔, 实现

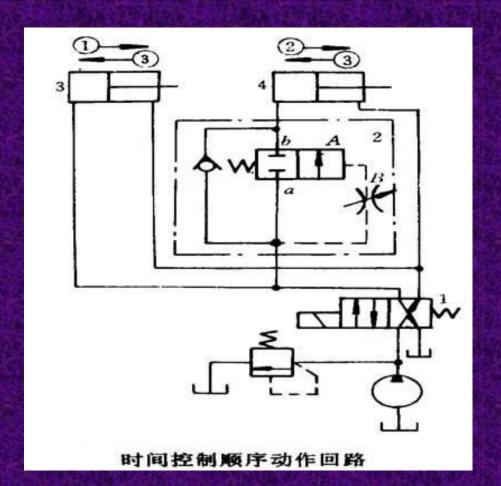
动作①; 缸行至终点后压力上升, 压力油打开顺序阀 D 进入缸 B 的左腔, 实现动作②;



同样地,当换 向阀右位接入回路且 顺序阀 C 的调定压力 大于缸 B 的最大返回 工作压力时,两缸按 ③和④的动作返回。

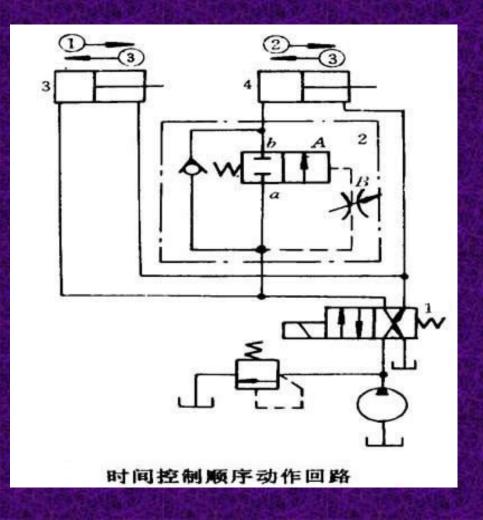
3、时间控制顺序动作回路

这种回路是利用延时元件(如延时阀、时间继电器等)使多个缸按时间完成先后动作的回路。



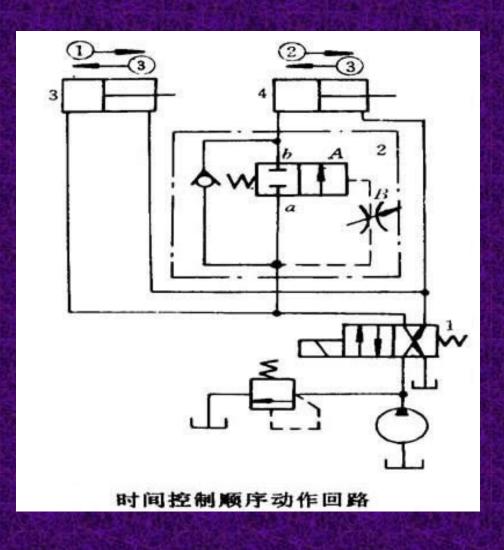
图示为用延时阀来实现缸3、4工作行程的顺序动作回路。

当阀1电磁铁通电,左位接通回路后,缸3 实现动作①;



同时, 压力油进入延时 阀 2 中的节流阀 B,推 动换向阀 A 缓慢左移, 延续一定时间后,接通 油路a、b,油液才进 入缸4。实现动作②。 通过调节节流阀开度, 来调节缸3和缸4先后 动作的时间差。

当阀1电磁铁断电时,压力油同时进入缸3和缸4右腔,使两缸返回,实现动作③。



由于通过节流阀的流量受负载和温度的影响,所以延时不易准确,一般都与行程控制方式配合使用。

二、同步回路

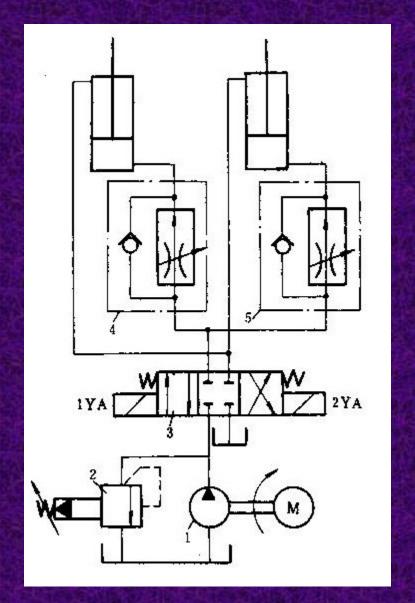
同步回路概述

同步回路的功用是:保证系统中的两个或多个缸(马达)在运动中以相同的位移或相同的速度(或固定的速比)运动。

在多缸系统中,影响同步精度的因素很多,如: 缸的外负载、泄漏、摩擦阻力、制造精度、结构弹性 变形以及油液中的含气量,都会使运动不同步。

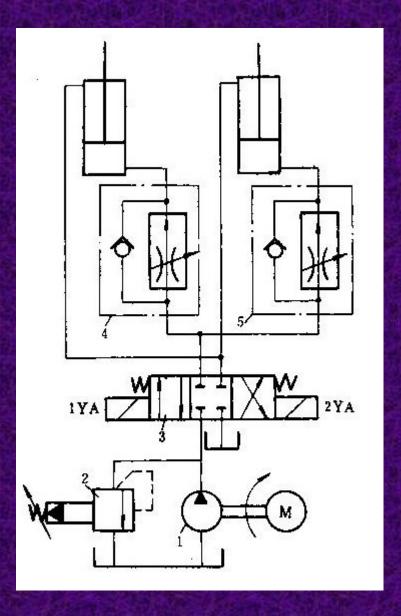
为此,同步回路应尽量克服或减少上述因素的影响。

1、用调速阀控制的同步回路



图中两个调速阀可分别调节进入两个并联液压缸下腔的流量,使两缸活塞向上伸出的速度相等。

此种回路可用于两缸有效工作面积相等时,也可用于两缸有效面积不相等时。 于两缸有效面积不相等时。 其结构简单,使用方便,且可以调速。



其缺点是受油温变化和调速阀性能差异等影响,不易保证位置同步,速度的同步精度也较低,一般为5%~7%,用于同步精度要求不太高的系统中。

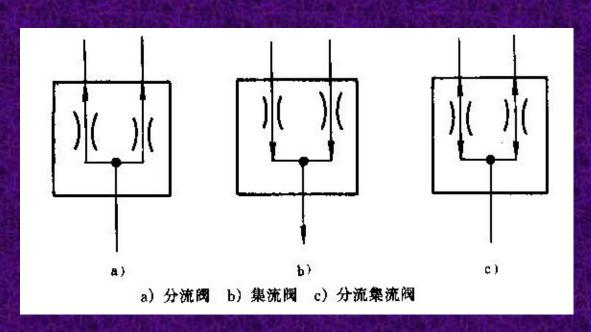
2、同步阀控制的同步回路

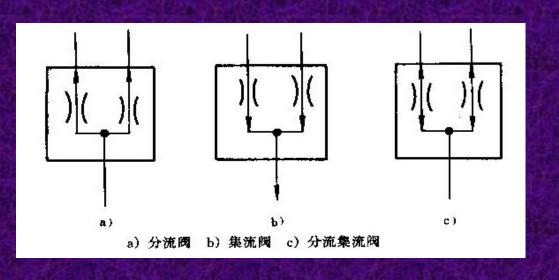
同步阀是用以保证两个或多个液压缸(或液压马达)达到速度同步的流量控制阀。

根据用途不同可分为分流阀、集流阀和分流集流阀,符号如下图。

此种元件结构简单、安装、使用、维护方便

等优点。



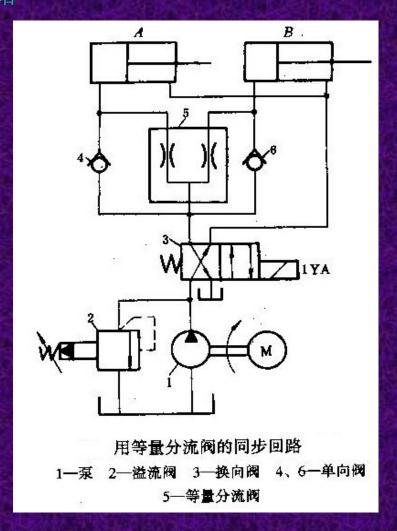


分流阀能使压 力油平均分配给各液 压缸(或液压马达) ,或按一定比例分配 给各液压缸(或液压

达),而不受负载变化的影响。前者称等量分流阀,后者称比例分流阀。

集流阀是将压力不同的两支分油路的流量按 一定比例汇集起来的阀。

分流集流阀可兼有分流阀和集流阀的作用。

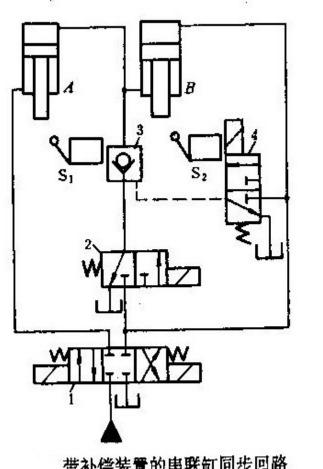


图中电磁换向阀 3 右位 工作时,压力油经等量分流阀 5 后以相等的流量进入两液压 缸的左腔,两缸右腔回油,两 活塞同步向右伸出。

当换向阀 3 左位工作时,压力油进入两缸的右腔,压力油进入两缸的右腔,两缸左腔分别经单向阀 6 和 4 回油,两活塞快速退回。分流阀的同步精度

2%~5%,此种回路的倪漱是简单方便,能承受变动负载与偏载。

3、带补偿装置的串联液压缸同步回路

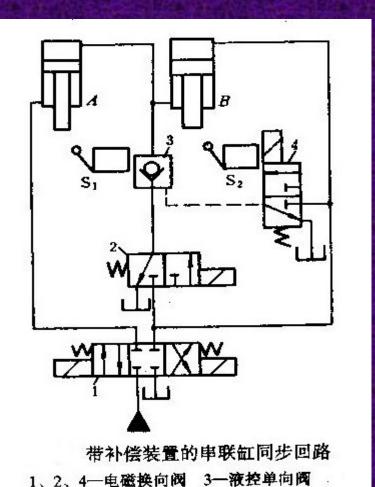


带补偿装置的串联缸同步回路 1、2、4—电磁换向阀 3—液控单向阀

图中液压缸 A 、 B 串 联, B 缸下腔的有效工作面积等 于 A 缸上腔的有效工作面积。

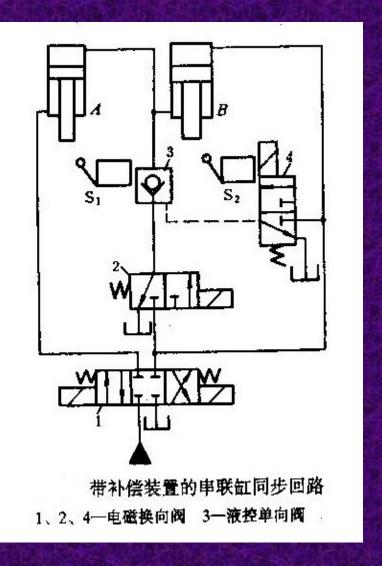
若无泄漏,两缸可同步 下行。但因有泄漏及制造误差故 同步误差较大。

采用由液控单向阀 3 、电磁换向阀 2 和 4 组成的补偿 装置可使两缸每一次下行终点的 位置同步误差得到补偿。



其补偿原理是: 当换向 **阀** 1 右位工作时, 压力油进入 B 缸上腔, B 缸下腔油流入 A 缸的上腔, A 缸下腔回油, 此时两活塞同步下行。

若 A 缸活塞先到达终点,其就触动行程开关 S₁,使电磁阀 4 通电换为上位工作。此时压力油将液控单向阀 3 打开,同时继续进入 B 缸上



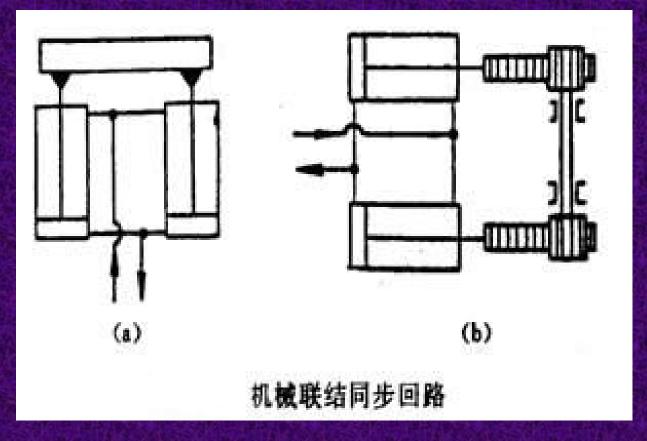
若 B 缸活塞先到达终点,其就触动行程开关 S₂,使电磁阀 2 通电换为右位工作。此时压力油经阀 2 、阀 3 继续进入 A 缸上腔,使 A 缸活塞继续下行到终点位置。

此种回路适用于终点 位置同步精度要求较高的小负 载液压系统。

4、机械联结同步回路

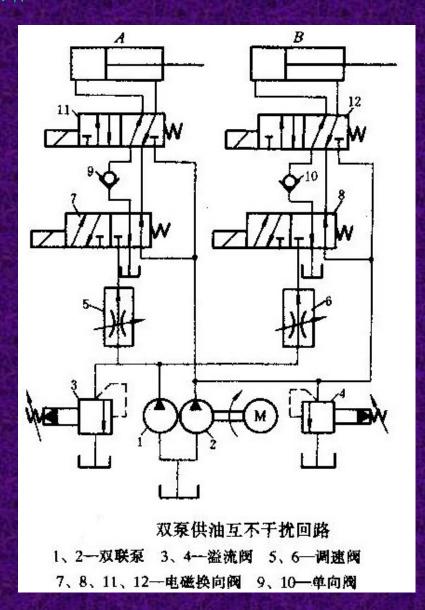
这种回路是用刚性梁、齿轮及齿条等机械零件,使两缸活塞杆间建立刚性的运动联系,实现位移

同步。



三、多缸快慢速互不干扰回路

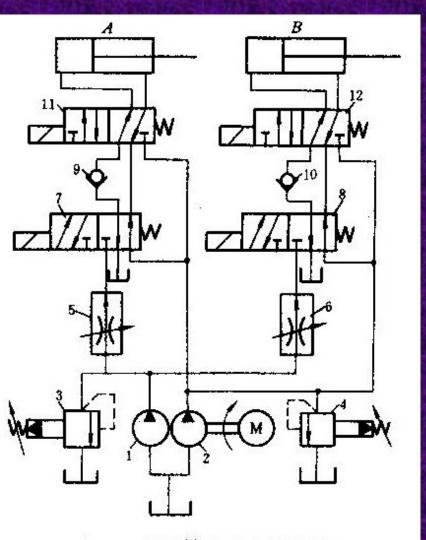
在一泵多缸的液压系统中,往往会出现由于一个液压缸转为快速运动的瞬时,吸入相当大的流量而造成系统压力的下降,影响其它液压缸工作的平稳性。故在速度平稳性要求较高的多缸系统中,常采用快慢速互不干扰回路。



左图为采用双泵分别供油的快慢互不干扰回路。

液压缸 A 、 B 均需完成"快进-工进-快。"自动工作循环,且要求工进速度平稳。

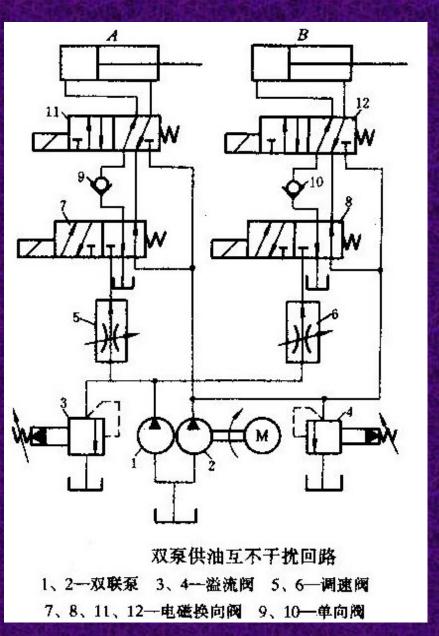
此油路的特点:两缸的"快进"和"快退"均由低压大流量泵 2 供油,两缸的"工进"均由高压小流量泵 1 供油。快速和慢速供油源等不同。按源在 2 把工



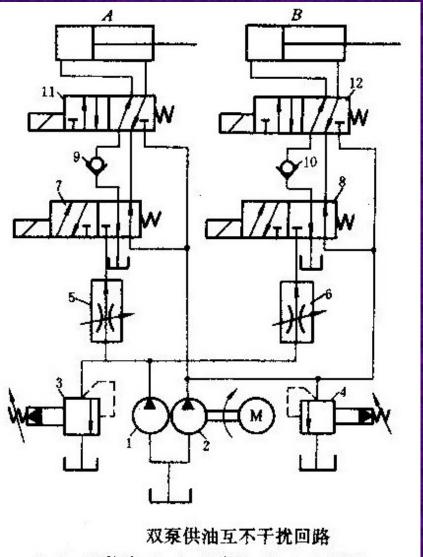
双泵供油互不干扰回路 1、2-双联泵 3、4-溢流阀 5、6-调速阀 7、8、11、12-电磁换向阀 9、10-单向阀

图示位置电磁换向阀7、8、11、12均不通电,液压缸A、B活塞均处于左端位置。

当阀 11、阀 12 通电左位工作时, 泵2供 油,压力油经阀7、阀11 与 A 缸两腔连通, 使 A 缸 活塞差动快进;同时泵2 压力油经阀8、阀12与B 缸两腔连通, 使 B 缸活塞 美学州中,井。

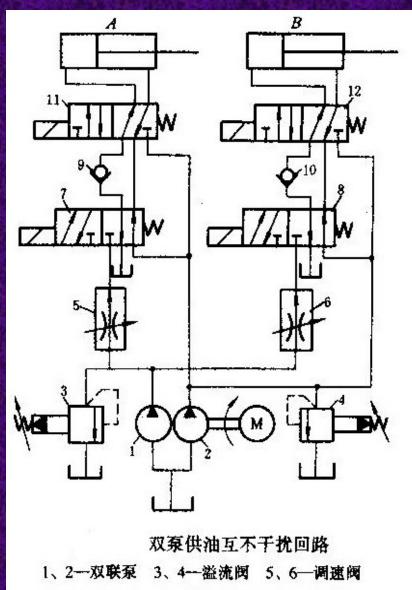


当阀 7 通电左位工作 阀 8、阀 11、阀 12 断 电换为右位时,液压泵2的 油路被封闭不能进入液压缸 A B 。泵 1 供油, 压力油 : 泵 1—— 调速阀 5—— 换 向阀7左位——单向阀9 —— 换向阀 **11** 右位—— A 缸左腔; A缸右腔——阀 11 右位——阀 7 左位—— 0。 A 缸活塞实现工进。



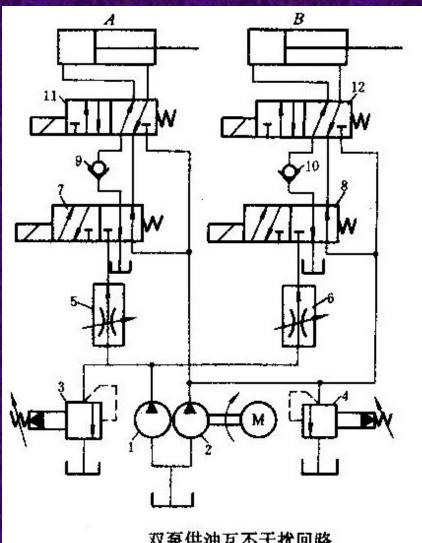
双泵供油互不干扰回路 1、2-双联泵 3、4-溢流阀 5、6-调速阀 7、8、11、12-电磁换向阀 9、10-单向阀

当 A 缸工进结束, 阀 7、阀 11 通电换为左 位, A 缸换为泵 2 供油快退。 压力油: 泵 2—— 阀 11 左 位——A缸右腔; A缸左腔 ——阀 **11** 左位——阀 7 左



7、8、11、12-电磁换向阀 9、10-单向阀

当阀8通电左位工作 阀 7 、阀 11、阀 12 断 电换为右位时,液压泵2的 油路被封闭不能进入液压缸 A B 。泵 1 供油, 压力油 : 泵 1—— 调速阀 6—— 换 向阀 8 左位——单向阀 10 —— 换向阀 **12** 右位—— B 缸左腔; B缸右腔——阀 12 右位——阀 8 左位—— 0。 B缸活塞实现工进。



双泵供油互不干扰回路 1、2-双联泵 3、4-溢流阀 5、6-调速阀 7、8、11、12-电磁换向阀 9、10-单向阀

当 B 缸工进结束, 阀 8、阀 12 通电换为左 位, B 缸换为泵 2 供油快退。 压力油: 泵 2—— 阀 12 左 位——B缸右腔; B缸左腔 ——**阀 12** 左位——阀 8 左