



(12)发明专利

(10)授权公告号 CN 107351633 B

(45)授权公告日 2019.11.05

(21)申请号 201610309706.5

(22)申请日 2016.05.10

(65)同一申请的已公布的文献号  
申请公布号 CN 107351633 A

(43)申请公布日 2017.11.17

(73)专利权人 比亚迪股份有限公司  
地址 518118 广东省深圳市坪山新区比亚  
迪路3009号

(72)发明人 汪孟瑛 叶梅娇 陈雪峰 黄健

(74)专利代理机构 北京英创嘉友知识产权代理  
事务所(普通合伙) 11447  
代理人 桑传标 陈庆超

(51)Int.Cl.  
B60H 1/00(2006.01)  
B60H 1/22(2006.01)

(56)对比文件

CN 105539067 A,2016.05.04,  
CN 202797185 U,2013.03.13,  
CN 102519189 A,2012.06.27,  
CN 103358851 A,2013.10.23,  
CN 105216584 A,2016.01.06,  
EP 2923867 A1,2015.09.30,  
JP 2015162933 A,2015.09.07,

审查员 陈骏

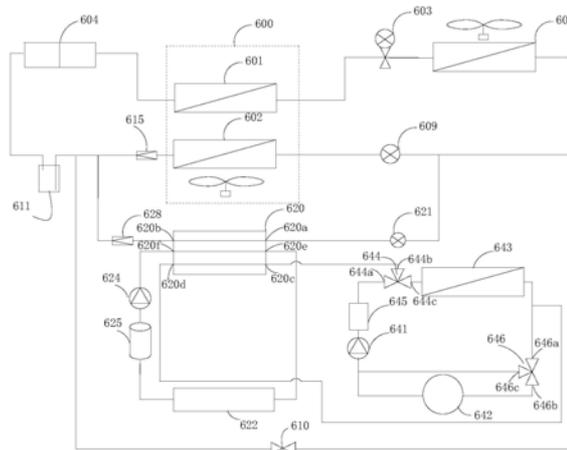
权利要求书2页 说明书14页 附图16页

(54)发明名称

汽车热管理系统和电动汽车

(57)摘要

本发明公开了一种汽车热管理系统和电动汽车,汽车热管理系统包括热泵空调系统、电池包换热系统、发动机冷却系统和第一板式换热器,热泵空调系统和发动机冷却系统分别通过第一板式换热器与电池包换热系统换热,热泵空调系统包括压缩机、室内冷凝器、室内蒸发器和室外换热器,所述第一板式换热器的制冷剂入口经由选择性导通或截止的电池冷却支路与所述室外换热器的出口或所述室内蒸发器的入口连通,所述第一板式换热器的制冷剂出口经由电池冷却回流支路与所述压缩机的入口连通。由此,除了实现车内制冷及制热的需求,还具有电池冷却及加热的功能,使电池始终在合适的温度范围内工作,提高电池充放电效率、续航能力及使用寿命。



1. 一种汽车热管理系统,其特征在于,所述汽车热管理系统包括热泵空调系统、电池包换热系统、发动机冷却系统和第一板式换热器(620),所述热泵空调系统和所述发动机冷却系统分别通过所述第一板式换热器(620)与所述电池包换热系统换热,所述热泵空调系统包括压缩机(604)、室内冷凝器(601)、室内蒸发器(602)和室外换热器(605),所述压缩机(604)的出口与所述室内冷凝器(601)的入口连通,所述室内冷凝器(601)的出口选择性地经由第一节流支路或第一通流支路与所述室外换热器(605)的入口连通,所述室外换热器(605)的出口选择性地经由第二通流支路与所述压缩机(604)的入口连通或经由第二节流支路与所述室内蒸发器(602)的入口连通,所述室内蒸发器(602)的出口与所述压缩机(604)的入口连通,所述第一板式换热器(620)的制冷剂入口(620a)经由选择性导通或截止的电池冷却支路与所述室外换热器(605)的出口或所述室内蒸发器(602)的入口连通,所述第一板式换热器(620)的制冷剂出口(620b)经由电池冷却回流支路与所述压缩机(604)的入口连通。

2. 根据权利要求1所述的汽车热管理系统,其特征在于,所述第一板式换热器(620)的制冷剂入口(620a)经由选择性导通或截止的所述电池冷却支路与所述室外换热器(605)的出口连通,所述电池冷却支路上设置有第一膨胀阀(621)。

3. 根据权利要求1所述的汽车热管理系统,其特征在于,所述汽车热管理系统还包括第一开关阀(626),所述第二节流支路经由所述第一开关阀(626)与所述室内蒸发器(602)的入口连通,所述第一板式换热器(620)的制冷剂入口(620a)经由选择性导通或截止的电池冷却支路与所述第一开关阀(626)的入口连通,并且在所述电池冷却支路上设置有流量阀(627)。

4. 根据权利要求1所述的汽车热管理系统,其特征在于,在所述电池冷却回流支路上设置有第一单向阀(628)。

5. 根据权利要求1所述的汽车热管理系统,其特征在于,所述第一板式换热器(620)串联在所述电池包换热系统的冷却液回路中,并且所述冷却液回路中还设置有与所述第一板式换热器(620)串联的第一水泵(624)、副水箱(625)和电池包(622)。

6. 根据权利要求1所述的汽车热管理系统,其特征在于,所述发动机冷却系统包括第二水泵(641)、发动机(642)、室内暖风芯体(643)和第一三通阀(644),所述第二水泵(641)的出口与所述第一三通阀(644)的入口(644a)连通,所述第一三通阀(644)的两个出口(644b, 644c)分别与所述第一板式换热器(620)的发动机冷却液入口(620c)和所述室内暖风芯体(643)的入口连通,所述室内暖风芯体(643)的出口和所述第一板式换热器(620)的发动机冷却液出口(620d)均与所述发动机(642)的冷却液入口连通,所述发动机(642)的冷却液出口与所述第二水泵(641)的入口连通。

7. 根据权利要求6所述的汽车热管理系统,其特征在于,所述发动机冷却系统还包括第一PTC加热器(645)和第二三通阀(646),所述室内暖风芯体(643)的出口和所述第一板式换热器(620)的发动机冷却液出口(620d)均与所述第二三通阀(646)的入口(646a)连通,所述第二三通阀(646)的第一出口(646b)与所述发动机(642)的冷却液入口连通,所述第二三通阀(646)的第二出口(646c)与所述第二水泵(641)的入口连通,所述第一PTC加热器(645)设置在所述第二水泵(641)的出口和所述第一三通阀(644)的入口(644a)之间,或者设置在所述第二水泵(641)的入口和所述第二三通阀(646)的第二出口(646c)之间。

8. 根据权利要求1所述的汽车热管理系统,其特征在于,所述第一通流支路上设置有第二开关阀(608),所述第一节流支路上设置有第二膨胀阀(607)。

9. 根据权利要求1所述的汽车热管理系统,其特征在于,所述热泵空调系统还包括膨胀开关阀(603),该膨胀开关阀(603)的入口与所述室内冷凝器(601)的出口连通,该膨胀开关阀(603)的出口与所述室外换热器(605)的入口连通,所述第一节流支路为所述膨胀开关阀(603)的节流流道,所述第一通流支路为所述膨胀开关阀(603)的通流流道。

10. 根据权利要求1所述的汽车热管理系统,其特征在于,所述第二通流支路上设置有第三开关阀(610),所述第二节流支路上设置有第三膨胀阀(609)。

11. 根据权利要求1所述的汽车热管理系统,其特征在于,所述室内蒸发器(602)的出口经由第二单向阀(615)与所述压缩机(604)的入口连通。

12. 根据权利要求1所述的汽车热管理系统,其特征在于,所述热泵空调系统应用于电动汽车,所述第二通流支路上还设置有第二板式换热器(612),该第二板式换热器(612)同时设置在所述电动汽车的电机冷却系统中。

13. 根据权利要求12所述的汽车热管理系统,其特征在于,所述第二通流支路上设置有第三开关阀(610),所述第二板式换热器(612)的制冷剂入口(612a)与所述室外换热器(605)的出口连通,所述第二板式换热器(612)的制冷剂出口(612b)与所述第三开关阀(610)的入口连通。

14. 根据权利要求12所述的汽车热管理系统,其特征在于,所述电机冷却系统包括与所述第二板式换热器(612)串联以形成回路的电机、电机散热器(613)和第三水泵(614)。

15. 根据权利要求1所述的汽车热管理系统,其特征在于,所述热泵空调系统还包括气液分离器(611),所述室内蒸发器(602)的出口与所述气液分离器(611)的入口连通,所述室外换热器(605)的出口经由所述第二通流支路与所述气液分离器(611)的入口连通,所述第一板式换热器(620)的制冷剂出口(620b)经由所述电池冷却回流支路与所述气液分离器(611)的入口连通,所述气液分离器(611)的出口与所述压缩机(604)的入口连通。

16. 根据权利要求1所述的汽车热管理系统,其特征在于,所述热泵空调系统还包括第二PTC加热器(619),该第二PTC加热器(619)用于加热流经所述室内冷凝器(601)的风。

17. 根据权利要求16所述的汽车热管理系统,其特征在于,所述第二PTC加热器(619)设置在所述室内冷凝器(601)的迎风侧或背风侧。

18. 一种电动汽车,其特征在于,包括根据权利要求1-17中任意一项所述的汽车热管理系统。

## 汽车热管理系统和电动汽车

### 技术领域

[0001] 本发明涉及汽车空调系统,具体地,涉及一种汽车热管理系统和包括该汽车热管理系统的电动汽车。

### 背景技术

[0002] 要保证电动汽车的电池充放电效率高,需要有合适的工作温度,过高或高低都会对其性能以及续航能力造成很大影响。中国专利公开号为CN205039220U的实用新型公开了一种汽车动力电池冷却系统。该动力电池冷却系统虽然可以在制冷时通过蒸发器对动力电池进行冷却,但动力电池与蒸发器紧贴在一起进行换热,虽然原理上可行,但是车上难以实现,因为蒸发器一般都在空调箱体内,箱体空间有限,而纯电动汽车的动力电池很大,一般置于车底。

### 发明内容

[0003] 为了解决现有技术中存在的问题,根据本发明的一个方面,提供一种汽车热管理系统,其中,所述汽车热管理系统包括热泵空调系统、电池包换热系统、发动机冷却系统和第一板式换热器,所述热泵空调系统和所述发动机冷却系统分别通过所述第一板式换热器与所述电池包换热系统换热,所述热泵空调系统包括压缩机、室内冷凝器、室内蒸发器和室外换热器,所述压缩机的出口与所述室内冷凝器的入口连通,所述室内冷凝器的出口选择性地经由第一节流支路或第一通流支路与所述室外换热器的入口连通,所述室外换热器的出口选择性地经由第二通流支路与所述压缩机的入口连通或经由第二节流支路与所述室内蒸发器的入口连通,所述室内蒸发器的出口与所述压缩机的入口连通,所述第一板式换热器的制冷剂入口经由选择性导通或截止的电池冷却支路与所述室外换热器的出口或所述室内蒸发器的入口连通,所述第一板式换热器的制冷剂出口经由电池冷却回流支路与所述压缩机的入口连通。

[0004] 可选地,所述第一板式换热器的制冷剂入口经由选择性导通或截止的所述电池冷却支路与所述室外换热器的出口连通,所述电池冷却支路上设置有第一膨胀阀。

[0005] 可选地,所述汽车热管理系统还包括第一开关阀,所述第二节流支路经由所述第一开关阀与所述室内蒸发器的入口连通,所述第一板式换热器的制冷剂入口经由选择性导通或截止的电池冷却支路与所述第一开关阀的入口连通,并且在所述电池冷却支路上设置有流量阀。

[0006] 可选地,在所述电池冷却回流支路上设置有第一单向阀。

[0007] 可选地,所述第一板式换热器串联在所述电池包换热系统的冷却液回路中,并且所述冷却液回路中还设置有与所述第一板式换热器串联的第一水泵、副水箱和电池包。

[0008] 可选地,所述发动机冷却系统包括第二水泵、发动机、室内暖风芯体和第一三通阀,所述第二水泵的出口与所述第一三通阀的入口连通,所述第一三通阀的两个出口分别与所述第一板式换热器的发动机冷却液入口和所述室内暖风芯体的入口连通,所述室内暖

风芯体的出口和所述第一板式换热器的发动机冷却液出口均与所述发动机的冷却液入口连通,所述发动机的冷却液出口与所述第二水泵的入口连通。

[0009] 可选地,所述发动机冷却系统还包括第一PTC加热器和第二三通阀,所述室内暖风芯体的出口和所述第一板式换热器的发动机冷却液出口均与所述第二三通阀的入口连通,所述第二三通阀的第一出口与所述发动机的冷却液入口连通,所述第二三通阀的第二出口与所述第二水泵的入口连通,所述第一PTC加热器设置在所述第二水泵的出口和所述第一三通阀的入口之间,或者设置在所述第二水泵的入口和所述第二三通阀的第二出口之间。

[0010] 可选地,所述第一通流支路上设置有第二开关阀,所述第一节流支路上设置有第二膨胀阀。

[0011] 可选地,所述热泵空调系统还包括膨胀开关阀,该膨胀开关阀的入口与所述室内冷凝器的出口连通,该膨胀开关阀的出口与所述室外换热器的入口连通,所述第一节流支路为所述膨胀开关阀的节流流道,所述第一通流支路为所述膨胀开关阀的通流流道。

[0012] 可选地,所述第二通流支路上设置有第三开关阀,所述第二节流支路上设置有第三膨胀阀。

[0013] 可选地,所述室内蒸发器的出口经由第二单向阀与所述压缩机的入口连通。

[0014] 可选地,所述热泵空调系统应用于电动汽车,所述第二通流支路上还设置有第二板式换热器,该第二板式换热器同时设置在所述电动汽车的电机冷却系统中。

[0015] 可选地,所述第二通流支路上设置有第三开关阀,所述第二板式换热器的制冷剂入口与所述室外换热器的出口连通,所述第二板式换热器的制冷剂出口与所述第三开关阀的入口连通。

[0016] 可选地,所述电机冷却系统包括与所述第二板式换热器串联以形成回路的电机、电机散热器和第三水泵。

[0017] 可选地,所述热泵空调系统还包括气液分离器,所述室内蒸发器的出口与所述气液分离器的入口连通,所述室外换热器的出口经由所述第二通流支路与所述气液分离器的入口连通,所述第一板式换热器的制冷剂出口经由所述电池冷却回流支路与所述气液分离器的入口连通,所述气液分离器的出口与所述压缩机的入口连通。

[0018] 可选地,所述热泵空调系统还包括第二PTC加热器,该第二PTC加热器用于加热流经所述室内冷凝器的风。

[0019] 可选地,所述第二PTC加热器设置在所述室内冷凝器的迎风侧或背风侧。

[0020] 根据本发明的第二方面,提供一种电动汽车,包括以上所述的汽车热管理系统。

[0021] 本发明提供的汽车热管理系统,除了可以利用热泵空调系统实现车内夏天制冷及冬天制热的需求,还有电池冷却及电池加热的功能。通过第一板式换热器,既能通过热泵空调系统的制冷剂与电池包冷却液进行热交换,对电池降温,又可通过发动机的冷却液与电池包冷却液进行热交换,对电池加热,利用三种介质之间的热交换,可适应不同车况下对能源的有效利用,使电池始终在合适的温度范围内工作,从而提高电池的充放电效率、续航能力及使用寿命。另外,本发明在不改变制冷剂循环方向的情况下既可实现汽车空调系统的制冷和制热,结构简单,使得整个系统管路布置简单,易于批量生产。

[0022] 本发明的其他特征和优点将在随后的具体实施方式部分予以详细说明。

## 附图说明

[0023] 附图是用来提供对本发明的进一步理解,并且构成说明书的一部分,与下面的具体实施方式一起用于解释本发明,但并不构成对本发明的限制。在附图中:

[0024] 图1是根据本发明的一种实施方式的热泵空调系统的结构示意图;

[0025] 图2是根据本发明的另一种实施方式的热泵空调系统的结构示意图;

[0026] 图3是根据本发明的另一种实施方式的热泵空调系统的结构示意图;

[0027] 图4是根据本发明的另一种实施方式的热泵空调系统的结构示意图;

[0028] 图5是根据本发明的另一种实施方式的热泵空调系统的结构示意图;

[0029] 图6是根据本发明的一种实施方式的汽车热管理系统的结构示意图;

[0030] 图7是根据本发明的另一种实施方式的汽车热管理系统的结构示意图;

[0031] 图8是根据本发明的另一种实施方式的汽车热管理系统的结构示意图;

[0032] 图9是根据本发明的另一种实施方式的汽车热管理系统的结构示意图;

[0033] 图10是本发明优选实施方式提供的膨胀开关阀的俯视结构示意图;

[0034] 图11是沿图10中线AB-AB所剖得的剖面结构示意图,其中,第一阀口和第二阀口均处于打开状态;

[0035] 图12是本发明优选实施方式提供的膨胀开关阀的沿一个视角的正视结构示意图;

[0036] 图13是沿图10中线AB-AB所剖得的剖面结构示意图,其中,第一阀口处于打开状态,第二阀口处于闭合状态;

[0037] 图14是沿图10中线AB-AB所剖得的剖面结构示意图,其中,第一阀口处于闭合状态,第二阀口处于打开状态;

[0038] 图15是本发明优选实施方式提供的膨胀开关阀的沿另一个视角的正视结构示意图;

[0039] 图16是沿图15中线AC-AC所剖得的剖面结构示意图,其中,第一阀口处于打开状态,第二阀口处于闭合状态;

[0040] 图17是本发明优选实施方式提供的膨胀开关阀的第一内部结构示意图,其中,第一阀口和第二阀口均处于打开状态;

[0041] 图18是图17中A部的局部放大图;

[0042] 图19是本发明优选实施方式提供的膨胀开关阀的第二内部结构示意图,其中,第一阀口处于打开状态,第二阀口处于关闭状态;

[0043] 图20是本发明优选实施方式提供的膨胀开关阀的第三内部结构示意图,其中,第一阀口处于关闭状态,第二阀口均处于打开状态。

## 具体实施方式

[0044] 以下结合附图对本发明的具体实施方式进行详细说明。应当理解的是,此处所描述的具体实施方式仅用于说明和解释本发明,并不用于限制本发明。

[0045] 在本发明中,在未作相反说明的情况下,使用的方位词如“上、下、左、右”通常是相对于附图的图面方向而言的,“上游、下游”是相对于媒介,如,制冷剂的流动方向而言的,具体地,朝向制冷剂的流动方向为下游,背离制冷剂的流动方向为上游,“内、外”是指相应部件轮廓的内与外。

[0046] 在本发明中,电动汽车主要是指混合动力汽车。

[0047] 图1是根据本发明的一种实施方式的热泵空调系统的结构示意图。如图1所示,该系统可以包括:HVAC(采暖通风及空调,Heating Ventilation and Air Conditioning)总成600和风门机构(未示出),其中,HVAC总成600可以包括室内冷凝器601和室内蒸发器602。风门机构可以用于导通通向室内蒸发器602和室内冷凝器601的风道。如图1所示,压缩机604的出口与室内冷凝器601的入口连通,室内冷凝器601的出口选择性地经由第一节流支路或第一通流支路与室外换热器605的入口连通,室外换热器605的出口选择性地经由第二节流支路与室内蒸发器602的入口连通或经由第二通流支路与压缩机604的入口连通,室内蒸发器602的出口与压缩机604的入口连通。

[0048] 在本发明中,室内冷凝器601的出口要么经由第一节流支路与室外换热器605的入口连通,要么经由第一通流支路与室外换热器605的入口连通。可以采用多种方式来实现这种连通方式。例如,在一种实施方式中,如图1所示,热泵空调系统还可以包括膨胀开关阀603,该膨胀开关阀603的入口与室内冷凝器601的出口连通,该膨胀开关阀603的出口与室外换热器605的入口连通,其中,第一节流支路为膨胀开关阀603的节流流道,第一通流支路为膨胀开关阀603的通流流道。

[0049] 在本发明中,膨胀开关阀是同时具有膨胀阀功能(亦可称为电子膨胀阀功能)和开关阀功能(亦可称为电磁阀功能)的阀门,可以将其视为是开关阀与膨胀阀的集成。在膨胀开关阀的内部形成有通流流道和节流流道,当膨胀开关阀作为开关阀使用时,其内部的通流流道导通,此时形成通流支路;当膨胀开关阀作为膨胀阀使用时,其内部的节流流道导通,此时形成节流支路。

[0050] 作为另一种替换的实施方式,如图2所示,该热泵空调系统还可以包括第二开关阀608和第二膨胀阀607,其中,第一通流支路上设置有第二开关阀608,第一节流支路上设置有第二膨胀阀607。具体地,如图2所示,室内冷凝器601的出口经由第二开关阀608与室外换热器605的入口连通以形成第一通流支路,室内冷凝器601的出口经由第二膨胀阀607与室外换热器605的入口连通以形成第一节流支路。当系统处于热泵高温制冷循环模式下时,第二开关阀608导通,第二膨胀阀607关闭,室内冷凝器601的出口经由第一通流支路与室外换热器605的入口连通。当系统处于热泵低温制热循环模式下时,第二膨胀阀607导通,第二开关阀608关闭,室内冷凝器601的出口经由第一节流支路与室外换热器605的入口连通。

[0051] 为了方便管路布设,节省空间占用,优选地,在本发明提供的热泵空调系统中采用膨胀开关阀603,即,图1所示的实施方式。

[0052] 与上述替换的实施方式中的第一通流支路和第一节流支路的实现方式相类似,如图1和图2所示,第二通流支路上设置有第三开关阀610,第二节流支路上设置有第三膨胀阀609。具体地,如图3所示,室外换热器605的出口经由第三开关阀610与压缩机604的入口连通以形成第二通流支路,室外换热器605的出口经由第三膨胀阀609与室内蒸发器602的入口连通以形成第二节流支路。当系统处于热泵高温制冷循环模式下时,第三膨胀阀609导通,第三开关阀610关闭,室外换热器605的出口经由第二节流支路与室内蒸发器602的入口连通。当系统处于热泵低温制热循环模式下时,第三开关阀610导通,第三膨胀阀609关闭,室外换热器605的出口经由第二通流支路与压缩机604的入口连通。

[0053] 图3示出了根据本发明的另一实施方式的热泵空调系统的结构示意图。如图3所

示,该热泵空调系统还可以包括气液分离器611和第二单向阀615,其中,室内蒸发器602的出口与气液分离器611的入口连通,气液分离器611的出口与压缩机604的入口连通。这样,经室内蒸发器602流出的制冷剂可以首先经过气液分离器611进行气液分离,分离出的气体再回流到压缩机604中,从而防止液态制冷剂进入到压缩机604而损坏压缩机604,从而可以延长压缩机604的使用寿命,并提高整个热泵空调系统的效率。室内蒸发器602的出口通过第二单向阀615与气液分离器611的入口连通。这里,设置第二单向阀615是为了防止在热泵低温制热循环模式(以下将详细描述)下制冷剂回流至室内蒸发器602,影响采暖效果。

[0054] 在热泵低温制热循环模式下,为了提高采暖能力,优选地,如图4所示,在整个热泵空调系统中设置了第二板式换热器612,该第二板式换热器612同时也被设置在电动汽车的电机冷却系统中。这样,可以利用电机冷却系统的余热给空调系统制冷剂加热,从而可提高压缩机604的吸气温度和吸气量。第二板式换热器612可以任意设置在第三开关阀610的上游或下游。在图4示出的实施方式中,第二板式换热器612设置在第三开关阀610的上游,即,第二板式换热器612的制冷剂入口612a与室外换热器605的出口连通,第二板式换热器612的制冷剂出口612b与第三开关阀610的入口连通。在另一种实施方式中(未示出),第二板式换热器612设置在第三开关阀610的下游,即,第二板式换热器612的制冷剂入口612a与第三开关阀610的出口连通,第二板式换热器612的制冷剂出口612b与气液分离器611的入口连通。

[0055] 与此同时,第二板式换热器612同时设置在电机冷却系统中。如图4所示,电机冷却系统可以包括与第二板式换热器612串联以形成回路的电机、电机散热器613和第三水泵614。这样,制冷剂能够通过第二板式换热器612与电机冷却系统中的冷却液进行热交换。经过第三开关阀610和室内蒸发器602后,从室内蒸发器602出来的仍为低温低压的气体,此时第三开关阀610和室内蒸发器602仅作为流道流过。

[0056] 在本发明提供的热泵空调系统中,可使用R134a、R410a、R32、R290等各种制冷剂,优先选用中高温制冷剂。

[0057] 图5是根据本发明的另一实施方式的热泵空调系统的结构示意图。如图6所示,HVAC总成600还可以包括第二PTC加热器619,该第二PTC加热器619用于对流经室内冷凝器601的风进行加热。

[0058] 在本发明中,第二PTC加热器619可以为高压PTC(由整车高压电池驱动),电压范围:200V-900V。或者,第二PTC加热器619也可以为低压PTC(12V或24V蓄电池驱动),电压范围:9V-32V。另外,此第二PTC加热器619可以由几条或几块PTC陶瓷片模块及散热翅片组成的一个完整的芯体,也可以为带散热翅片的条状或块状的PTC陶瓷片模块。

[0059] 在本发明中,该第二PTC加热器619可以布置在室内冷凝器601的迎风侧或背风侧。并且,为了提高对流经室内冷凝器601的风的加热效果,该第二PTC加热器619可以与室内冷凝器601平行设置。在其他实施方式中,该第二PTC加热器619也可以布置在HVAC总成600的箱体的吹脚风口及除霜风口处,还可以布置在除霜风道的风口处。

[0060] 如果将第二PTC加热器619布置在箱体室内冷凝器601的迎风侧或背风侧,与室内冷凝器601平行布置,可在箱体壳体上挖槽,第二PTC加热器619垂直插入放进箱体,也可以在室内冷凝器601边板上焊接支架,第二PTC加热器619通过螺钉固定在室内冷凝器601的支架上。如果将第二PTC加热器619布置在箱体的吹脚风口及除霜风口处,或布置在除霜风

道的风口处,可通过螺钉直接固定在箱体出风口及风道口的风口处。

[0061] 通过这一实施方式,当车外温度过低,热泵低温制热的制热量不满足车内需求时,可运行第二PTC加热器619辅助制热采暖,由此可以消除热泵空调系统低温制热时制热量小,整车除霜除雾慢,采暖效果不佳等缺陷。

[0062] 图6是根据本发明的一种实施方式的汽车热管理系统的结构示意图。如图6所示,该汽车热管理系统可以包括上文所介绍的热泵空调系统、电池包换热系统、发动机冷却系统和第一板式换热器620,其中,热泵空调系统和所述发动机冷却系统分别通过第一板式换热器620与电池包换热系统换热。在本发明中,第一板式换热器620为三层板式换热器。所谓“三层板式换热器”是指内部形成有三条换热通道的板式换热器,其中,一条换热通道内流动的是热泵空调系统的制冷剂,一条换热通道内流动的是电池冷却液,一条换热通道内流动的是发动机冷却液。

[0063] 在本发明中,第一板式换热器620的制冷剂入口620a可以经由选择性导通或截止的电池冷却支路与室外换热器605的出口连通,或经由选择性导通或截止的电池冷却支路与室内蒸发器602的入口连通。此外,第一板式换热器620的制冷剂出口620b经由电池冷却回流支路与压缩机604的入口连通。

[0064] 在本发明中,增加了由电池冷却支路、第一板式换热器620和电池冷却回流支路共同组成的和室内蒸发器602相并联的用于对电池冷却的制冷剂分流支路,这样,当热泵高温制冷加电池冷却循环模式下时,制冷剂可以分成两股:其中一股制冷剂流向室内蒸发器602,并在室内蒸发器602中蒸发,吸收室内环境热量,降低室内温度;另一股制冷剂流向第一板式换热器620,并通过第一板式换热器620与电池包换热系统的电池冷却液回路中的冷却液进行换热,吸收冷却液的热量,进而可以实现对电池包622的冷却。

[0065] 在本发明中,第一板式换热器620的制冷剂入口620a的连接方式有两种:在一种实施方式中,如图6所示,第一板式换热器620的制冷剂入口620a可以经由选择性导通或截止的电池冷却支路与室外换热器605的出口连通。具体地,在电池冷却支路上可以设置第一膨胀阀621。这样,可以根据实际需求通过打开或关闭第一膨胀阀621以控制制冷剂是否能够流入至第一板式换热器620的制冷剂入口620a。即,控制电池冷却支路是处于导通状态,还是处于截止状态。

[0066] 在这种实施方式中,在热泵高温制冷加电池冷却循环模式下,从室外换热器605出来的中温高压的制冷剂直接分成两股:一股流向第三膨胀阀609;另一股流向第一膨胀阀621。换言之,此时制冷剂是分流后再在每条支路上分别进行节流降温降压的。

[0067] 在另一种实施方式中,如图7所示,汽车热管理系统还包括第一开关阀626,第二节流支路经由第一开关阀626与室内蒸发器602的入口连通。具体地,在图7所示的实施方式中,第三膨胀阀609的出口经由第一开关阀626与室内蒸发器602的入口连通。第一板式换热器620的制冷剂入口620a经由选择性导通或截止的电池冷却支路与第一开关阀626的入口连通,并且在电池冷却支路上设置有流量阀627。

[0068] 这样,可以通过控制流量阀627以控制制冷剂是否能够流入至第一板式换热器620的制冷剂入口,即,控制电池冷却支路是处于导通状态,还是处于截止状态。此外,控制流量阀627还可以根据实际需要调控制冷剂流入第一板式换热器620的流量的大小。

[0069] 在这种实施方式中,在热泵高温制冷加电池冷却循环模式下,从室外换热器605出

来的中温高压的制冷剂经过第三膨胀阀609的节流后分成两股：一股流向第一开关阀626，另一股流向流量阀627，其中，流量阀627可以实现两股制冷剂的流量比例的分配的功能。此时，制冷剂是先在于路上进行节流降温降压然后再进行分流的。

[0070] 为了防止在热泵低温制热循环模式下，低温低压的制冷剂回流至第一板式换热器620中，在电池冷却回流支路上设置有第一单向阀628。即，第一单向阀628只能单向地允许制冷剂从第一板式换热器620的制冷剂出口620b流向压缩机604的入口，而不能向相反方向流动。

[0071] 此外，如图6和图7所示，第一板式换热器620串联在电池包换热系统的冷却液回路中，并且冷却液回路中还设置有与第一板式换热器620串联的第一水泵624、副水箱625和电池包622。

[0072] 其中，电池冷却液可以经由第一板式换热器620的电池冷却液入口620f流入第一板式换热器620，并经由第一板式换热器620的电池冷却液出口620e流出第一板式换热器620。当电池冷却支路导通时，热泵空调系统的制冷剂可以经由第一板式换热器620的制冷剂入口620a流入第一板式换热器620，并经由第一板式换热器620的制冷剂出口620b流出第一板式换热器620。这样，通过第一板式换热器620，可以实现制冷剂与电池冷却液的热交换，从而为电池包进行冷却降温。

[0073] 如上，为防止液态制冷剂进入到压缩机604而损坏压缩机604，从而可以延长压缩机604的使用寿命，并提高整个热泵空调系统的效率，在热泵空调系统中设置了气液分离器611。如图6和图7所示，气液分离器611的入口除了与室内蒸发器602的出口和第三开关阀610连通之外，第一板式换热器620的制冷剂出口620b经由电池冷却回流支路与气液分离器611的入口连通。换言之，从第一板式换热器620出来的液态制冷剂也可以首先经过气液分离器611进行气液分离，分离出的气体再回流到压缩机604中，从而防止液态制冷剂进入到压缩机604而损坏压缩机604。

[0074] 此外，如图6和图7所示，发动机冷却系统可以包括第二水泵641、发动机642、室内暖风芯体643（设置在HVAC 600内）和第一三通阀644，其中，第二水泵641的出口与第一三通阀644的入口644a连通，第一三通阀644的两个出口（即，第二出口644c和第一出口644b）分别与室内暖风芯体643的入口和第一板式换热器620的发动机冷却液入口620c连通，室内暖风芯体643的出口和第一板式换热器620的发动机冷却液出口620d均与发动机642的冷却液入口连通，发动机642的冷却液出口与第二水泵641的入口连通。

[0075] 当打开第二水泵641，导通第一三通阀644的入口644a与第一三通阀644的第一出口644b时，发动机冷却液可以经由第一板式换热器620的发动机冷却液入口620c流入第一板式换热器620，并经由第一板式换热器620的发动机冷却液出口620d流出第一板式换热器620。这样，可以利用发动机642的余热为电池包进行加热。此外，还可以通过导通第一三通阀644的入口644a与第一三通阀644的第二出口644c，使得发动机冷却液流入室内暖风芯体643，从而实现利用发动机余热为车内供暖。

[0076] 为了防止发动机642出现余热不足的情况，在本发明的另一实施方式中，如图8所示，发动机冷却系统还可以包括第一PTC加热器645和第二三通阀646，其中，室内暖风芯体643的出口和第一板式换热器620的发动机冷却液出口620d均与所述第二三通阀646的入口646a连通，所述第二三通阀646的第一出口646b与所述发动机642的冷却液入口连通，所述

第二三通阀646的第二出口646c与所述第二水泵641的入口连通,所述第一PTC加热器645可以如图8所示的那样设置在所述第二水泵641的出口和所述第一三通阀644的入口644a之间,或者可以如图9所示的那样设置在所述第二水泵641的入口和所述第二三通阀646的第二出口646c之间,从而与发动机642并联。由此,通过第一PTC加热器645,可以提高发动机冷却液的温度,进而更好地为电池包进行加热。

[0077] 下面将以图8为例来详细描述本发明提供的热泵空调系统在不同的工作模式下的循环过程及原理。应当理解的是,其他实施方式(例如,图9所示的实施方式)下的系统循环过程及原理与图8是相似的,此处就不再一一赘述。

[0078] 模式一:热泵高温制冷循环模式。在系统处于该模式下时,整个系统形成一个高温制冷循环系统。如图8所示,首先,压缩机604经过压缩排出高温高压的气体,与室内冷凝器601相连。此时,通过风门机构控制风不经过室内冷凝器601,由于无风经过,因此,在室内冷凝器601内不会进行热交换,该室内冷凝器601仅作为流道使用,此时从室内冷凝器601出来的仍为高温高压的气体。室内冷凝器601出口与膨胀开关阀603相连,此时膨胀开关阀603起开关阀作用,仅作为流道流过,此时从膨胀开关阀603出来的仍为高温高压的气体。膨胀开关阀603出口与室外换热器605相连,室外换热器605与室外空气换热,把热量散发到空气中,从室外换热器605出来的为中温高压的液体。此时,第三开关阀610关闭,第一膨胀阀621关闭,室外换热器605出口与第三膨胀阀609相连,第三膨胀阀609作为节流元件起到节流作用,其出来的为低温低压液体。第三膨胀阀609开度可以根据实际需求给予一定的开度,此开度可以根据安装在室内蒸发器602的出口与气液分离器611的入口之间的压力-温度传感器的压力和温度采集数据计算室内蒸发器602出口制冷剂过热度来调节。第三膨胀阀609出口与室内蒸发器602的入口相连,低温低压液体在室内蒸发器602内进行蒸发,使得从室内蒸发器602出来的为低温低压的气体。室内蒸发器602的出口与第二单向阀615的入口相连,第二单向阀615的出口与气液分离器611的入口相连,把未蒸发完的液体通过气液分离器611分离,最后低温低压的气体回到压缩机604中,由此形成一个循环。此时HVAC总成600中风的仅流经室内蒸发器602,室内冷凝器601无风经过,仅作为制冷剂流道流过。并且,在该模式下,第一水泵624关闭,第二水泵641关闭,第一三通阀644和第二三通阀646断电,即,关闭。

[0079] 模式二:电池冷却循环模式。在系统处于该模式下时,电池包换热系统形成一个电池包冷却循环系统。如图8所示,压缩机604经过压缩排出高温高压的气体,与室内冷凝器601相连。此时,通过风门机构控制风不经过室内冷凝器601,由于无风经过,因此,在室内冷凝器601内不会进行热交换,该室内冷凝器601仅作为流道使用,此时室内冷凝器601出口仍为高温高压的气体。室内冷凝器601出口与膨胀开关阀603相连,此时膨胀开关阀603起开关阀作用,仅作为流道流过,此时膨胀开关阀603出口仍为高温高压的气体。膨胀开关阀603出口与室外换热器605相连,室外换热器605与室外空气换热,把热量散发到空气中,室外换热器605出口为中温高压的液体。此时,第三开关阀610关闭,第三膨胀阀609关闭,室外换热器605出口与第一膨胀阀621相连,第一膨胀阀621作为节流元件起到节流作用,其出口为低温低压液体。第一膨胀阀621开度可以根据实际需求给予一定的开度,此开度可以根据安装在第一板式换热器620的出口与气液分离器611的入口之间的压力-温度传感器的压力和温度采集数据计算制冷剂过热度来调节。第一膨胀阀621出口与第一板式换热器620的制冷剂入

口相连,低温低压液体在第一板式换热器620内与从电池包622出来的热水进行换热,使得第一板式换热器620的制冷剂出口为低温低压的气体。第一板式换热器620的制冷剂出口与第一单向阀628的入口相连,第一单向阀628的出口与气液分离器611的入口相连,把未蒸发完的液体通过气液分离器611分离,最后低温低压的气体回到压缩机604中,由此形成一个循环。此时HVAC总成600中风的流向仅流经室内蒸发器602,室内冷凝器601无风经过,仅作为制冷剂流道流过。并且,在该模式下,第一水泵624打开,第二水泵641关闭,第一三通阀644和第二三通阀646断电。

[0080] 模式三:热泵高温制冷加电池冷却循环模式。在系统处于该模式下时,整个系统形成一个高温制冷同时电池冷却循环系统。如图8所示,首先,压缩机604经过压缩排出高温高压的气体,与室内冷凝器601相连。此时,通过风门机构控制风不经过室内冷凝器601,由于无风经过,因此,在室内冷凝器601内不会进行热交换,该室内冷凝器601仅作为流道使用,此时室内冷凝器601出口仍为高温高压的气体。室内冷凝器601出口与膨胀开关阀603相连,此时膨胀开关阀603起开关阀作用,仅作为流道流过,此时膨胀开关阀603出口仍为高温高压的气体。膨胀开关阀603出口与室外换热器605相连,室外换热器605与室外空气换热,把热量散发到空气中,室外换热器605出口为中温高压的液体。此时,第三开关阀610关闭,第一膨胀阀621和第三膨胀阀609打开,室外换热器605出口分别与第三膨胀阀609和第一膨胀阀621相连。此时,从室外换热器605出来的中温高压的液体分成两股:一股流向第三膨胀阀609的入口,第三膨胀阀609作为节流元件起到节流作用,其出口为低温低压液体。第三膨胀阀609开度可以根据实际需求给予一定的开度,此开度可以根据安装在室内蒸发器602的出口与气液分离器611的入口之间的压力-温度传感器的压力和温度采集数据计算室内蒸发器602出口制冷剂过热度来调节。第三膨胀阀609出口与室内蒸发器602的入口相连,低温低压液体在室内蒸发器602内进行蒸发,使得室内蒸发器602出口为低温低压的气体,室内蒸发器602的出口与第二单向阀615的入口相连。另一股流向第一膨胀阀621的入口,第一膨胀阀621的开度可以根据实际需求给予一定的开度,此开度可以根据第一板式换热器620的制冷剂出口与气液分离器611的入口之间的压力-温度传感器的压力和温度采集数据计算制冷剂过热度来调节。第一膨胀阀621作为节流元件起到节流作用,其出口为低温低压液体。第一膨胀阀621出口与第一板式换热器620的制冷剂入口相连,低温低压液体在第一板式换热器620内与从电池包622出来的热水进行热交换,使得第一板式换热器620的制冷剂出口为低温低压的气体,第一板式换热器620的制冷剂出口与第一单向阀628相连。第二单向阀615的出口和第一单向阀628的出口分别与气液分离器611相连,从第一单向阀628的出口出来的制冷剂与从第一单向阀615的出口出来的制冷剂汇合,把未蒸发完的液体通过气液分离器611分离,最后低温低压的气体回到压缩机604中,由此形成一个循环。此时HVAC总成600中风的流向仅流经室内蒸发器602,室内冷凝器601无风经过,仅作为制冷剂流道流过。并且,在该模式下,第一水泵624打开,第二水泵641关闭,第一三通阀644和第二三通阀646断电。

[0081] 模式四:热泵低温制热循环模式。在系统处于该模式下时,整个系统形成一个低温制热循环系统。如图8所示,首先,压缩机604经过压缩排出高温高压的气体,与室内冷凝器601相连,此时,室内冷凝器601有风经过,高温高压的气体在室内冷凝器601内进行冷凝,使得室内冷凝器601出口为中温高压的液体。室内冷凝器601出口与膨胀开关阀603相连,此时

膨胀开关阀603起膨胀阀的作用,作为节流元件起到节流作用,其出口为低温低压的液体。其中,膨胀开关阀603的开度可以根据实际需求给予一定的开度,此开度可以根据安装在压缩机604的出口处的压力-温度传感器的温度采集数据(即压缩机排气温度)的多少来调节。膨胀开关阀603出口与室外换热器605的入口相连,室外换热器605吸收室外空气的热量,室外换热器605出口为低温低压的气体。此时,第三开关阀610打开,第三膨胀阀609关闭,第一膨胀阀621关闭,制冷剂不经过室内蒸发器602直接进入气液分离器611中,未蒸发完的液体通过气液分离器611分离,最后低温低压的气体回到压缩机604中,由此形成一个循环。并且,在该模式下,第一水泵624关闭,第二水泵641关闭,第一三通阀644和第二三通阀646断电。

[0082] 模式五:发动机低温制热循环模式。如图8所示,从发动机642出来的高温冷却液经过第二水泵641、第一PTC加热器645、第一三通阀644的入口644a、第二出口644c,再经过室内暖风芯体643与空气进行热交换降温为低温的冷却液,再经过第二三通阀646的入口646a-第二出口646b回流到发动机642中,由此完成一个循环。在该模式下,压缩机604、膨胀开关阀603、第三膨胀阀609、第一膨胀阀621都处于断电状态,第一水泵624关闭,第二水泵641运行,第一三通阀644的入口644a-第二出口644c通,入口644a-第一出口644b不通,第二三通阀646的入口-646a第一出口646b通,入口646a-第二出口646c不通。

[0083] 模式六:PTC模式电池加热循环模式。如图8所示,从第一PTC加热器645出来的高温冷却液经过第一三通阀644的入口644a、第一出口644b,流向第一板式换热器620,与电池包622出来的冷水进行热交换降温为低温的冷却液,再经过第二三通阀646的入口646a-第二出口646c,经过第二水泵641回流到第一PTC加热器645,由此完成一个循环。通过第一板式换热器620,能够利用发动机冷却液为电池包进行加热,升高电池包的温度。在该模式下,压缩机604、膨胀开关阀603、第三膨胀阀609、第一膨胀阀621都处于断电状态,第一水泵624运行,第二水泵641运行,第一三通阀644的入口644a-第一出口644b通,入口644a-第二出口644c不通,第二三通阀646的入口646a-第二出口646c通,入口646a-第一出口646b不通。

[0084] 模式七:发动机模式电池加热循环模式。如图8所示,从发动机642出来的高温冷却液经过第二水泵641、第一三通阀644的入口644a-第一出口644b,流向第一板式换热器620,与电池包622出来的冷水进行热交换降温为低温的冷却液,再经过第二三通阀646的入口646a-第一出口646b流回到发动机642中,由此完成发动机模式电池加热一个循环。在该模式下,压缩机604、膨胀开关阀603、第三膨胀阀606、第一膨胀阀621都处于断电状态,第一水泵624运行,第二水泵646运行,第一三通阀644的入口644a-第一出口644b通,入口644a-第二出口644c不通,第二三通阀646的入口646a-第一出口646b通,入口646a-第二出口646c不通。

[0085] 模式八:PTC模式低温制热加电池加热循环模式。如图8所示,从第一PTC加热器645出来的高温冷却液流向第一三通阀644,在第一三通阀644处分流,一路经过第一三通阀644的入口644a-第一出口644b到第一板式换热器620,与电池包622出来的冷水进行热交换降温为低温的冷却液,另一路经过第一三通阀644的入口644a-第二出口644c到室内暖风芯体643与空气进行热交换降温为低温的冷却液,从第一板式换热器620的发动机冷却液出口620d和室内暖风芯体643流出的制冷剂再一起流回第二三通阀646,再从第二三通阀646的入口646a-第二出口646c经过第二水泵641流回到第一PTC加热器645,由此完成一个PTC模

式低温制热加电池加热循环。在该模式下,压缩机604、膨胀开关阀603、第三膨胀阀609、第一膨胀阀621都处于断电状态,第一水泵624运行,第二水泵641运行,第一三通阀644的入口644a-第一出口644b通,入口644a-第二出口644c通,第二三通阀646的入口646a-第一出口646b不通,入口646a-第二出口646c通。

[0086] 模式九:发动机模式低温制热加电池加热循环模式。如图8所示,从发动机642出来的高温冷却液经过第二水泵641、在第一三通阀644处分流,一路经过第一三通阀644的入口644a-第一出口644b到第一板式换热器620,与电池包622出来的冷水进行热交换降温为低温的冷却液,另一路经过第一三通阀644的入口644a-第二出口644c到室内暖风芯体643与空气进行热交换降温为低温的冷却液,从第一板式换热器620的发动机冷却液出口620d和室内暖风芯体643流出的制冷剂再一起流回第二三通阀646,再从第二三通阀646的入口646a-第一出口646b流回到发动机642内,由此完成一个发动机模式低温制热加电池加热循环。在该模式下,压缩机604、膨胀开关阀603、第三膨胀阀609、第一膨胀阀621都处于断电状态,第一水泵624运行,第二水泵646运行,第一三通阀644的入口644a-第一出口644b通,入口644a-第二出口644c通,第二三通阀646的入口646a-第一出口646b通,入口646a-第二出口646c不通。

[0087] 综上,本发明提供的汽车热管理系统,除了可以利用热泵空调系统实现车内夏天制冷及冬天制热的需求,还有电池冷却及电池加热的功能。通过第一板式换热器,既能通过热泵空调系统的制冷剂与电池包冷却液进行热交换,对电池降温,又可通过发动机的冷却液与电池包冷却液进行热交换,对电池加热,利用三种介质之间的热交换,可适应不同车况下对能源的有效利用,使电池始终在合适的温度范围内工作,从而提高电池的充放电效率、续航能力及使用寿命。另外,本发明在不改变制冷剂循环方向的情况下既可实现汽车空调系统的制冷和制热,结构简单,使得整个系统管路布置简单,易于批量生产。

[0088] 如上所述,在本发明中,膨胀开关阀是同时具有膨胀阀功能和开关阀功能的阀门,可以将其视为是开关阀与膨胀阀的集成。在下文中将提供一种膨胀开关阀的示例实施方式。

[0089] 如图10所示,上文提及的膨胀开关阀可以包括阀体500,其中,该阀体500上形成有进口501、出口502以及连通在进口501和出口502之间的内部流道,内部流道上安装有第一阀芯503和第二阀芯504,第一阀芯503使得进口501和出口502直接连通或断开连通,第二阀芯504使得进口501和出口502通过节流口505连通或断开连通。

[0090] 其中,第一阀芯所实现的“直接连通”是指从阀体500的进口501进入的冷却剂可以越过第一阀芯而通过内部流道不受影响地直接流到阀体500的出口502,第一阀芯所实现的“断开连通”是指从阀体500的进口501进入的冷却剂无法越过第一阀芯而不能通过内部流道流向阀体500的出口502。第二阀芯所实现的“通过节流口连通”是指从阀体500的进口501进入的冷却剂可以越过第二阀芯而通过节流口的节流后流到阀体500的出口502,而第二阀芯所实现的“断开连通”是指从阀体500的进口501进入的冷却剂无法越过第二阀芯而不能通过节流口505流到阀体500的出口502。

[0091] 这样,通过对第一阀芯和第二阀芯的控制,本发明的膨胀开关阀可以使得从进口501进入的冷却剂至少实现三种状态。即,1) 截止状态;2) 越过第一阀芯503的直接连通状态;以及3) 越过第二阀芯504的节流连通方式。

[0092] 其中,高温高压的液态制冷剂再经过节流口505节流后,可以成为低温低压的雾状的液体制冷剂,可以为制冷剂的蒸发创造条件,即节流口505的横截面积小于出口504的横截面积,并且通过控制第二阀芯,节流口505的开度大小可以调节,以控制流经节流口505的流量,防止因制冷剂过少产生的制冷不足,以及防止因制冷剂过多而使得压缩机产生液击现象。即,第二阀芯504和阀体500的配合可以使得膨胀开关阀具有膨胀阀的功能。

[0093] 这样,通过在同一阀体500的内部流道上安装第一阀芯503和第二阀芯504,以实现进口501和出口502的通断控制和/或节流控制功能,结构简单,易于生产和安装,且当本发明提供的膨胀开关阀应用于热泵系统时,可以减少整个热泵系统的制冷剂充注量,降低成本,简化管路连接,更利于热泵系统的回油。

[0094] 作为阀体500的一种示例性的内部安装结构,如图10至图15所示,阀体500包括形成内部流道的阀座510和安装在该阀座510上的第一阀壳511和第二阀壳512,第一阀壳511内安装有用于驱动第一阀芯503的第一电磁驱动部521,第二阀壳512内安装有用于驱动第二阀芯504的第二电磁驱动部522,第一阀芯503从第一阀壳511延伸至阀座510内的内部流道,第二阀芯504从第二阀壳512延伸至阀座510内的内部流道。

[0095] 其中,通过对第一电磁驱动部521,如,电磁线圈,的通断电的控制能够方便地控制第一阀芯503的位置,进而控制进口501和出口502直接连通或断开连通;通过对第二电磁驱动部522,如,电磁线圈,的通断电的控制能够方便地控制第二阀芯504的位置,从而控制进口501和出口502是否与节流口505连通。换言之,阀体500内并联安装有共有进口501和出口502的电子膨胀阀和电磁阀,因而能够实现膨胀开关阀的通断和/或节流的自动化控制,且简化管路走向。

[0096] 为充分利用膨胀开关阀的各个方向的空间位置,避免膨胀开关阀和不同管路连接产生干涉,阀座510形成为多面体结构,第一阀壳511、第二阀壳512、进口501和出口502分别设置在该多面体结构的不同表面上,其中,第一阀壳511和第二阀壳512的安装方向相互垂直,进口501和出口502的开口方向相互垂直。这样,可以将进口、出口管路连接在多面体结构的不同表面上,能够避免管路布置凌乱、纠缠的问题。

[0097] 作为膨胀开关阀的一种典型的内部结构,如图10至图13所示,内部流道包括分别与进口501连通的第一流道506和第二流道507,第一流道506上形成有与第一阀芯503配合的第一阀口516,节流口505形成在第二流道507上以形成为与第二阀芯504配合的第二阀口517,第一流道506和第二流道507交汇于第二阀口517的下游并与出口502连通。

[0098] 即,通过变换第一阀芯503的位置来实现对第一阀口516的关闭或打开,进而控制连通进口501和出口502的第一流道506的截断或导通,从而可以实现上文描述的电磁阀的连通或断开连通的功能。同样地,通过变换第二阀芯504的位置来实现对第二阀口517的截断或导通,从而可以实现电子膨胀阀的节流功能。

[0099] 第一流道506和第二流道507可以以任意合适的布置方式分别连通进口501和出口502,为减少阀体500的整体占用空间,如图14所示,第二流道507与出口502同向开设,第一流道506形成为与第二流道507相互垂直的第一通孔526,进口501通过开设在第二流道507侧壁上的第二通孔527与第二流道507连通,第一通孔526和第二通孔527与进口501分别连通。其中,第一通孔526可以与第二通孔527在空间垂直设置或者平行设置,本发明对此不作限制,均属于本发明的保护范围之内。

[0100] 为进一步简化阀体500的整体占用空间,如图17至图18所示,进口501与出口502相互垂直地开设在阀体500上。这样,如图15至图17所示,进口501的轴线、出口502的轴线(即第二流道507的轴线),和第一流道506的轴线在空间两两垂直地布置,从而防止第一阀芯503和第二阀芯504的移动产生干涉,且能够最大化地利用阀体500的内部空间。

[0101] 如图13和图14所示,为便于实现第一阀口516的关闭和打开,第一阀芯503沿移动方向与第一阀口516同轴布设以可选择地封堵或脱离第一阀口516。

[0102] 为便于实现第二阀口517的关闭和打开,第二阀芯504沿移动方向与第二阀口517同轴布设以可选择地封堵或脱离第二阀口517。

[0103] 其中,如图16所示,为保证第一阀芯503对第一流道506堵塞的可靠性,第一阀芯503可以包括第一阀杆513和连接在该第一阀杆513端部的第一堵头523,该第一堵头523用于密封压靠在第一阀口516的端面上以封堵第一流道506。

[0104] 为便于调节膨胀开关阀的节流口505的开度大小,如图13和图14所示,第二阀芯504包括第二阀杆514,该第二阀杆514的端部形成为锥形头结构,第二阀口517形成为与该锥形头结构相配合的锥形孔结构。

[0105] 其中,膨胀开关阀的节流口505开度可以通过第二阀芯504的上下移动来调节,而第二阀芯504的上下移动可以通过第二电磁驱动部522来调节。若膨胀开关阀的节流口505的开度为零,如图13所示,第二阀芯504处于最低位置,第二阀芯504封堵第二阀口517,制冷剂完全不能通过节流口505,即第二阀口517;若膨胀开关阀节流口505具有开度,如图14所示,第二阀芯504的端部的锥形头结构与节流口505之间具有空隙,制冷剂节流后再流至出口502。若需要增加膨胀开关阀的节流开度时,可以通过控制第二电磁驱动部522,使得第二阀芯504向上移动,以使得锥形头结构远离节流口505,从而实现节流口505开度的变大;相反,当需要减少膨胀开关阀的节流口505的开度时,可以驱使第二阀芯504相下移动即可。

[0106] 使用时,当只需要使用膨胀开关阀的电磁阀功能时,如图13、图16和图19所示,第一阀芯503脱离第一阀口516,第一阀口516处于打开状态,第二阀芯504处于最低位置,第二阀芯504将节流孔505封堵上,从进口501流入至内部流道的制冷剂完全不能通过节流孔505,只能依次通过第一阀口516、第一通孔526流入至出口502中。当电磁阀断电,第一阀芯503向左移动,第一堵头523和第一阀口516分离,制冷剂可以从第一通孔526中通过;当电磁阀通电,第一阀芯503向右移动,第一堵头523和第一阀口516贴合,制冷剂无法从第一通孔526中通过。

[0107] 需要说明的是,图13和图15中的带箭头的虚线代表制冷剂在使用电磁阀功能时的流通路线以及走向。

[0108] 当只需要使用膨胀开关阀的电子膨胀阀功能时,如图14和图20所示,第二阀口517,即节流口505处于打开状态,第一阀芯503封堵第一阀口516,从进口501流入至内部流道的制冷剂无法通过第一通孔526,只能依次通过第二通孔527、节流口505流入至出口502中,并且可以上下移动第二阀芯504来调节节流口505的开度的大小。

[0109] 需要说明的是,图14和图20中的带箭头的虚线代表制冷剂在使用电子膨胀阀功能时的流通路线以及走向。

[0110] 当需要同时使用膨胀开关阀的电磁阀功能和电子膨胀阀功能时,如图11、图17和图18所示,其中,带箭头的虚线代表制冷剂的流动路线以及走向,第一阀芯503脱离第一阀

口516,第一阀口516处于打开状态,节流口505处于打开状态,流入至内部流道的制冷剂可以分别沿第一流道506和第二流道507流向出口502,从而同时具有电磁阀功能和电子膨胀阀功能。

[0111] 应当理解的是,上述实施方式仅仅作为膨胀开关阀的其中一种示例,并且并不用于限制本发明,其他同时具有膨胀阀功能和开关阀功能的膨胀开关阀同样适用于本发明。

[0112] 本发明还提供一种电动汽车,包括根据本发明提供的上述热泵空调系统。其中,该电动汽车可以包括纯电动汽车、混合动力汽车、燃料电池汽车。

[0113] 以上结合附图详细描述了本发明的优选实施方式,但是,本发明并不限于上述实施方式中的具体细节,在本发明的技术构思范围内,可以对本发明的技术方案进行多种简单变型,这些简单变型均属于本发明的保护范围。

[0114] 另外需要说明的是,在上述具体实施方式中所描述的各个具体技术特征,在不矛盾的情况下,可以通过任何合适的方式进行组合。为了避免不必要的重复,本发明对各种可能的组合方式不再另行说明。

[0115] 此外,本发明的各种不同的实施方式之间也可以进行任意组合,只要其不违背本发明的思想,其同样应当视为本发明所公开的内容。

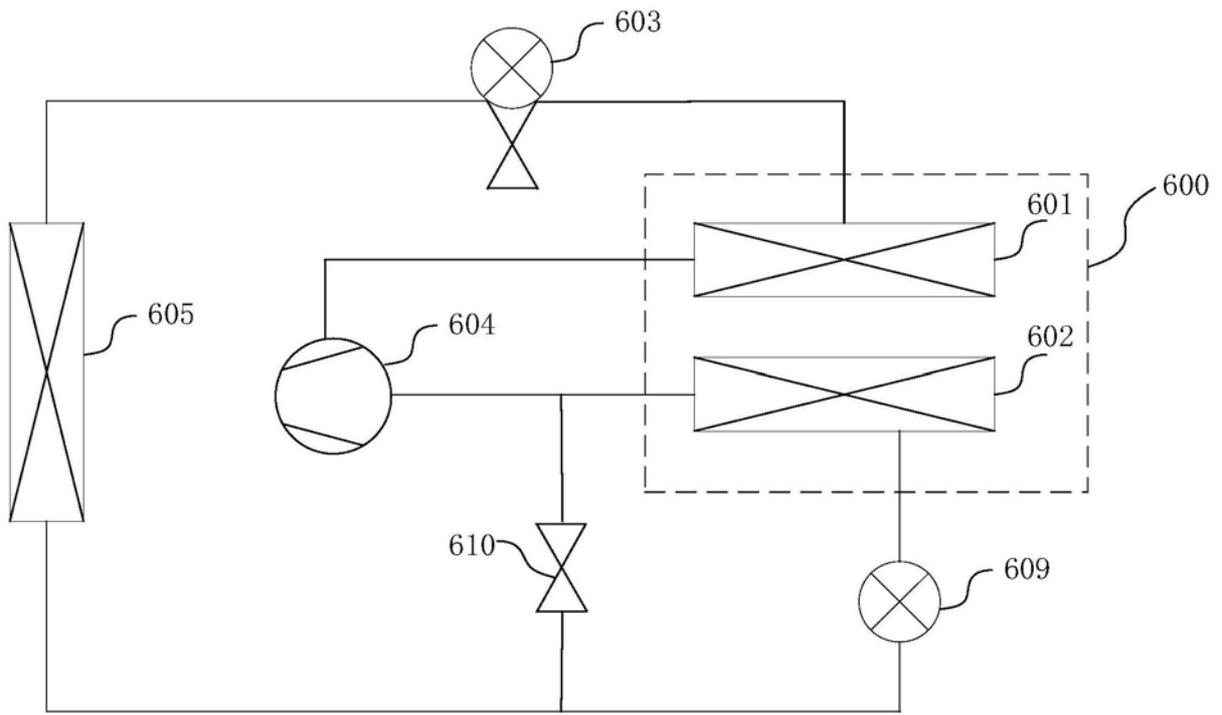


图1

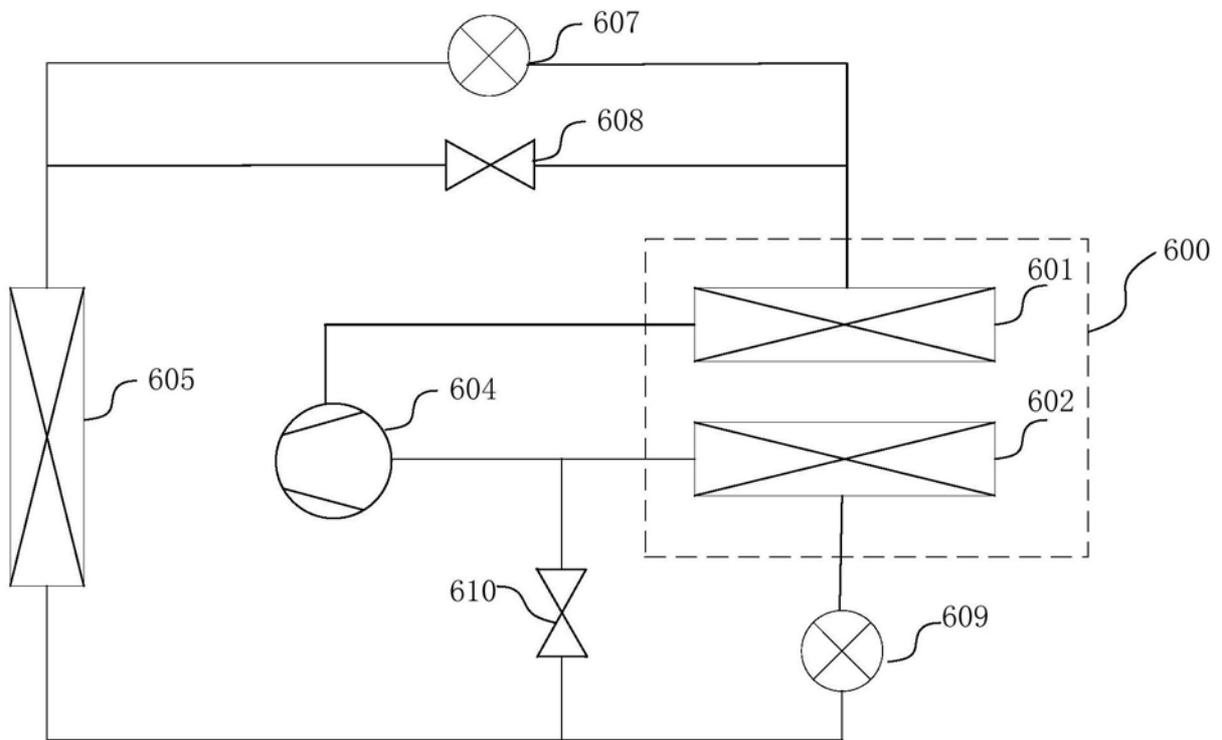


图2

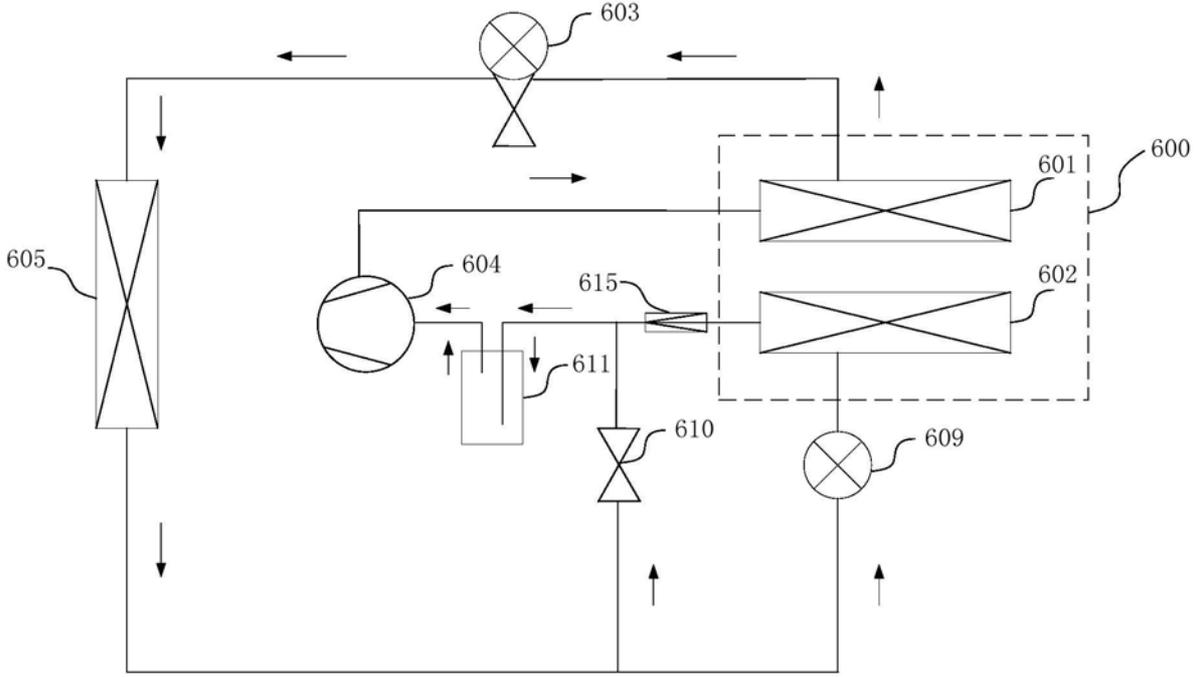


图3

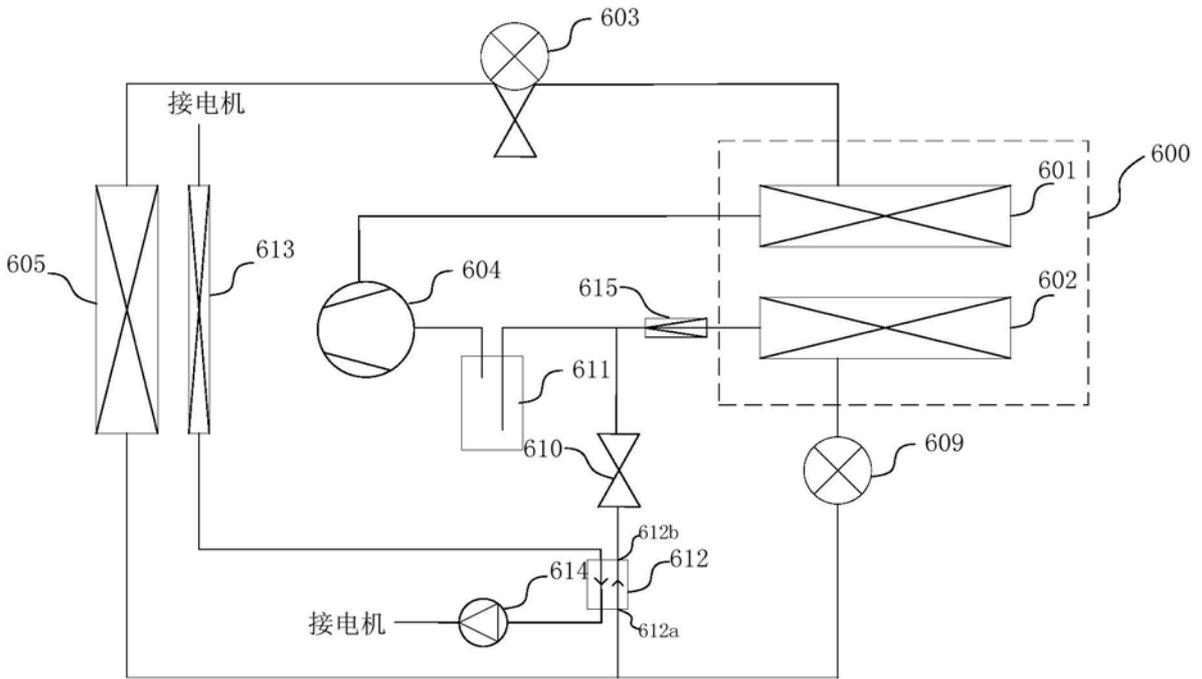


图4

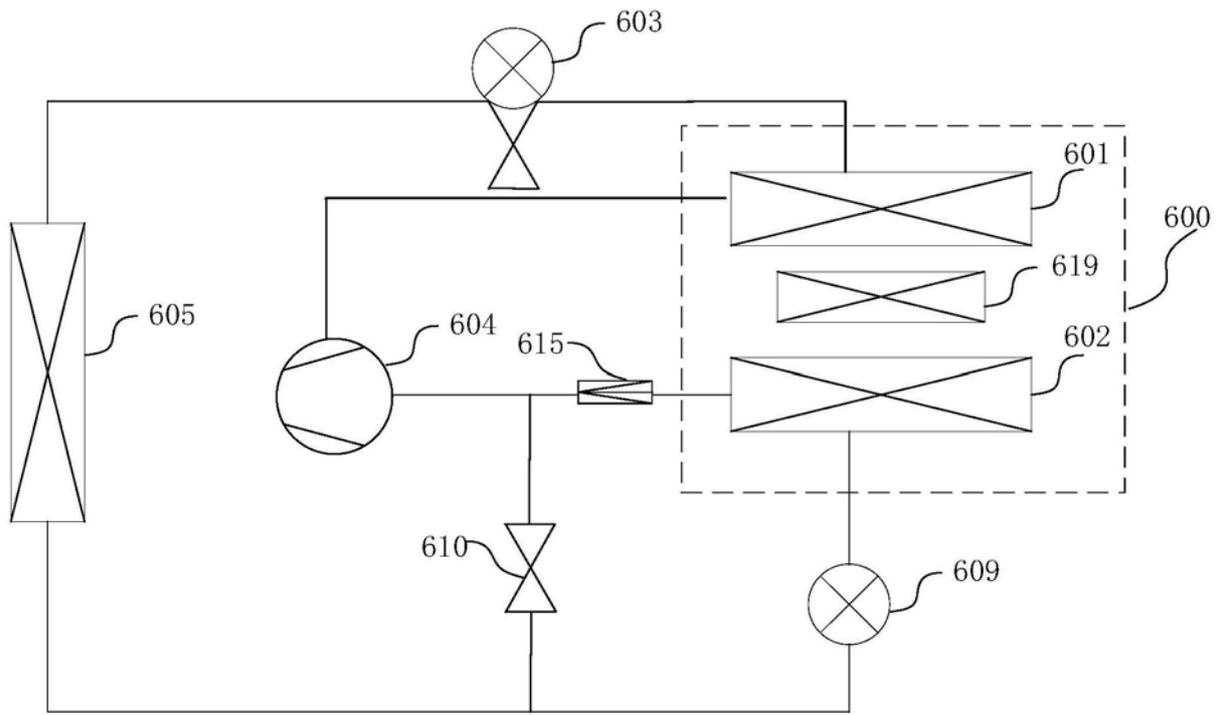


图5

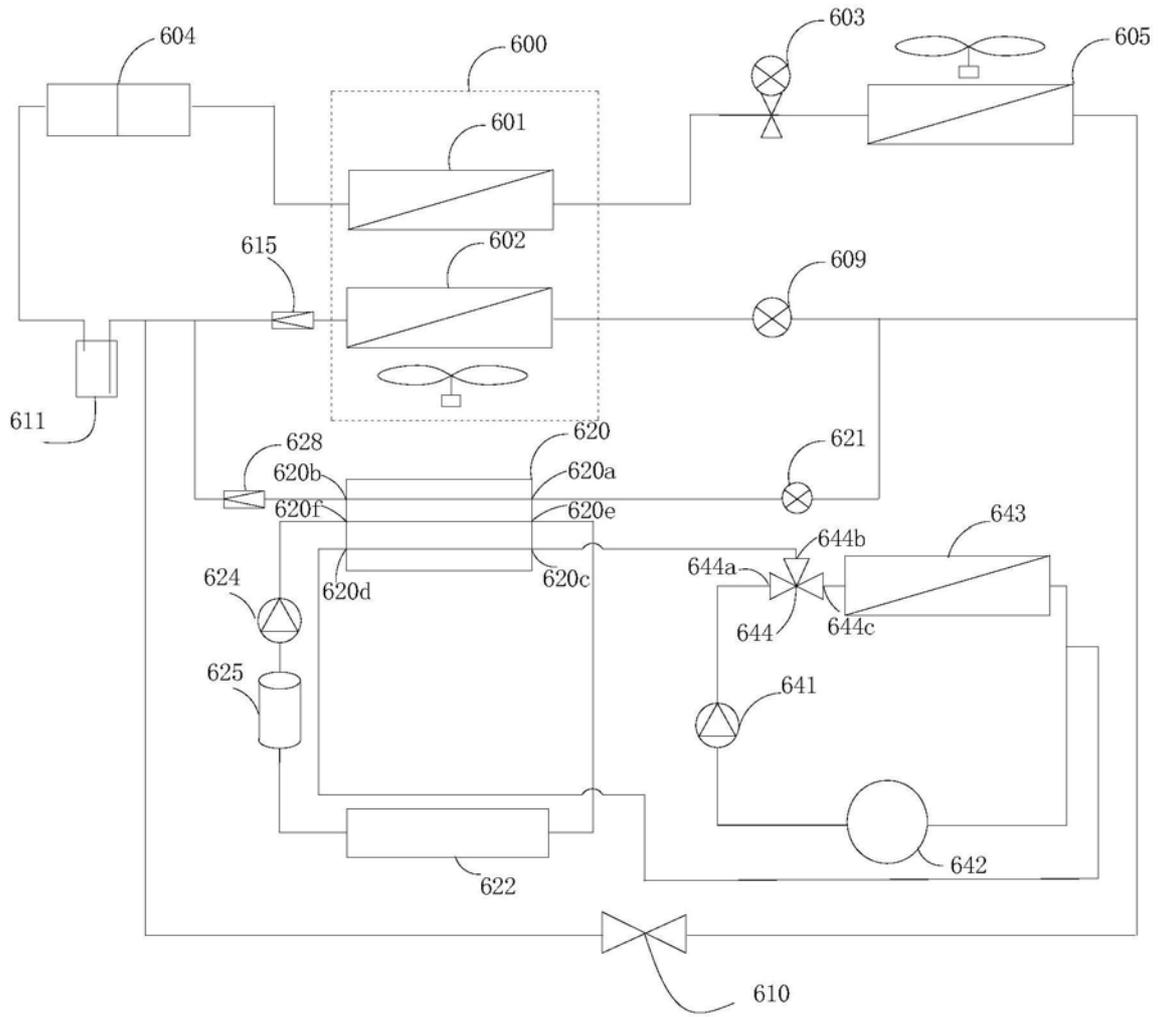


图6

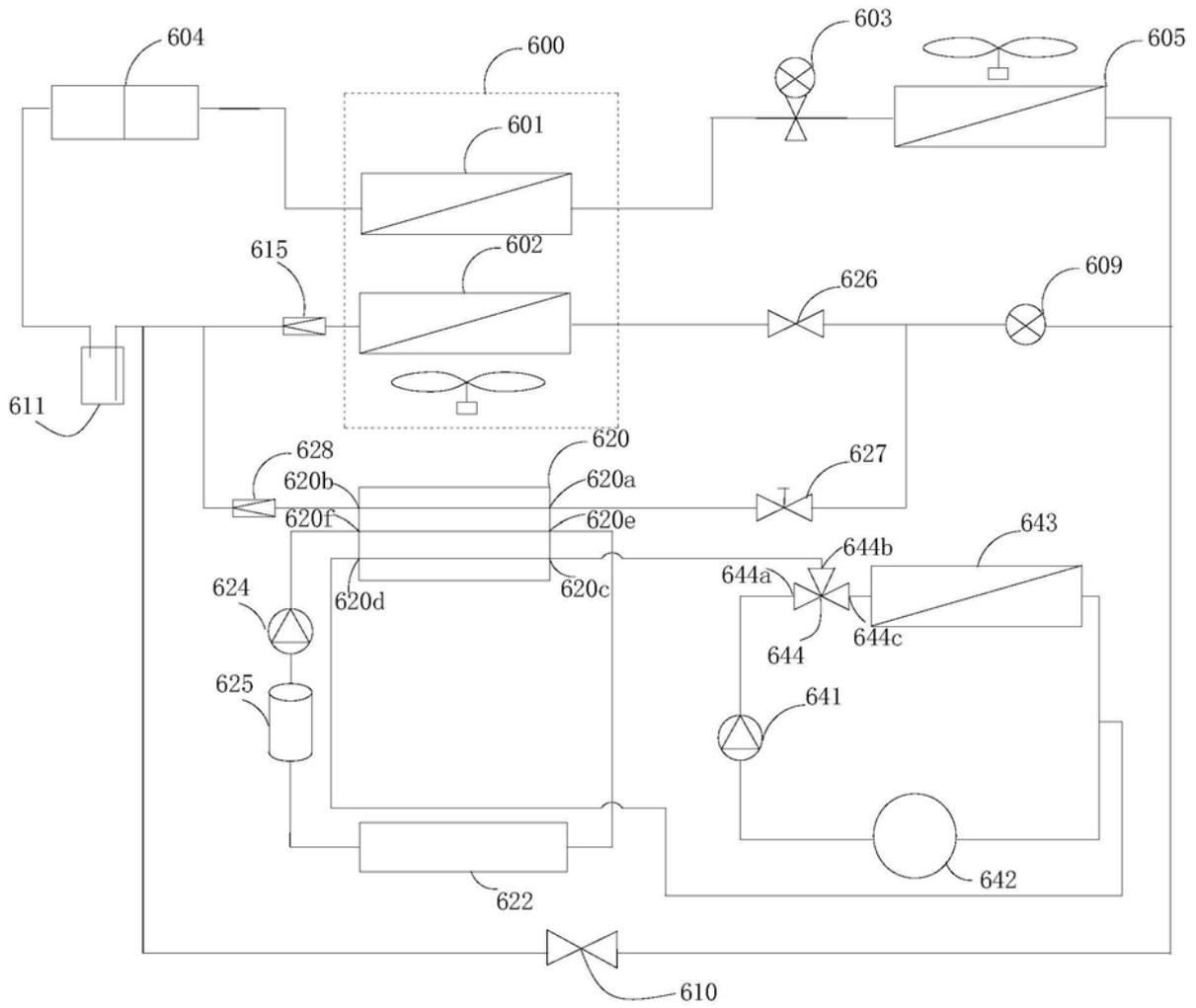


图7

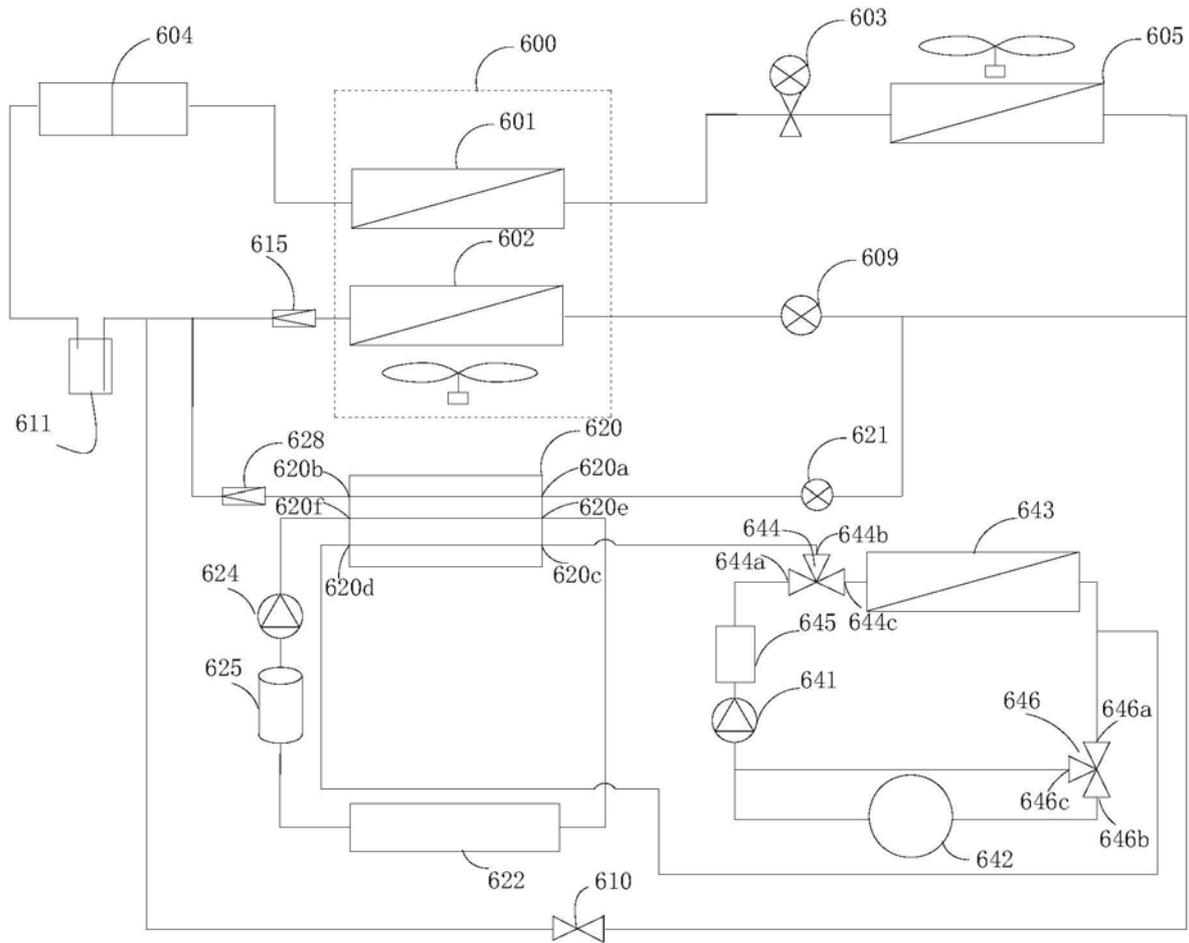


图8

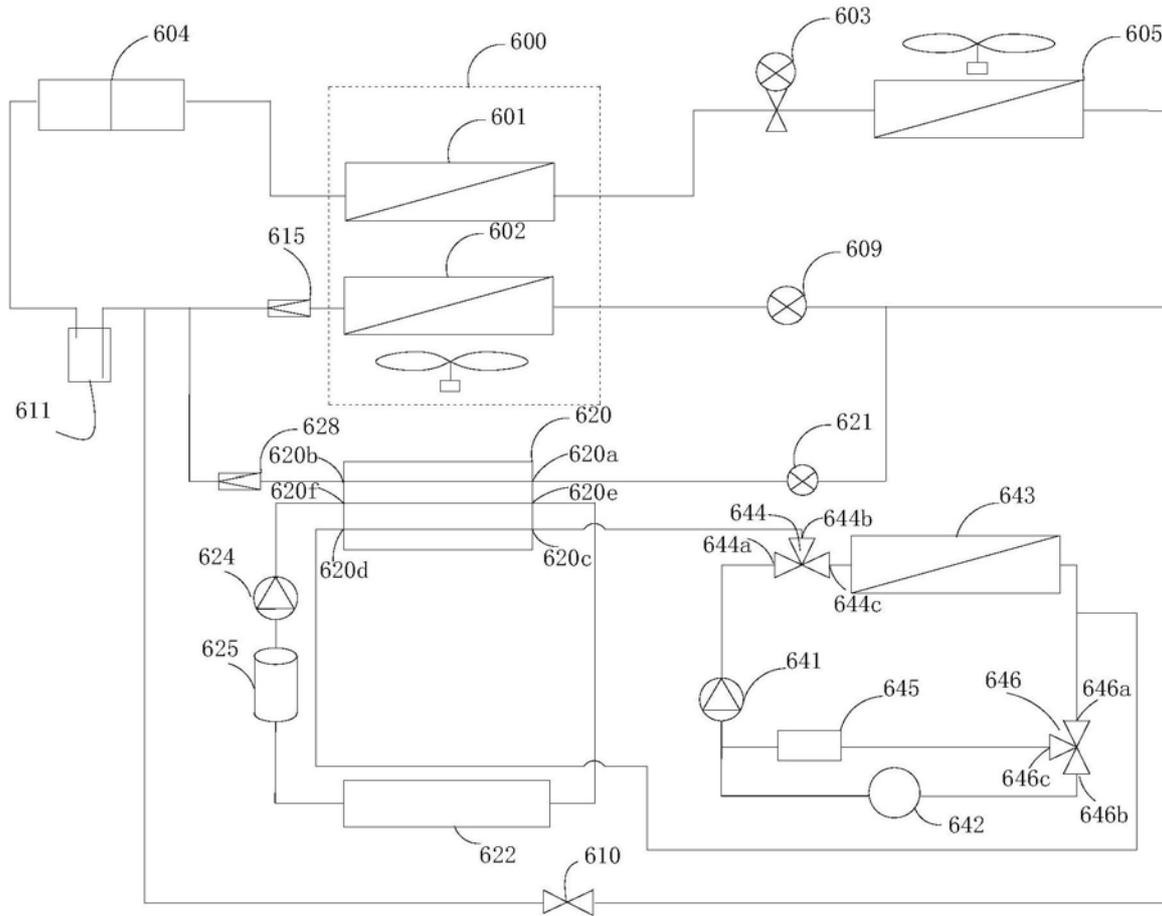


图9

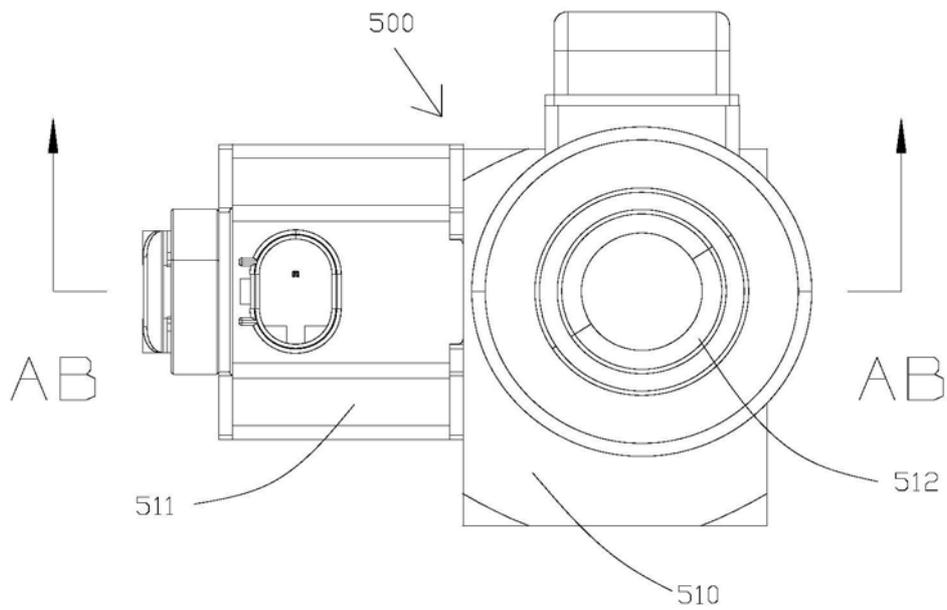


图10

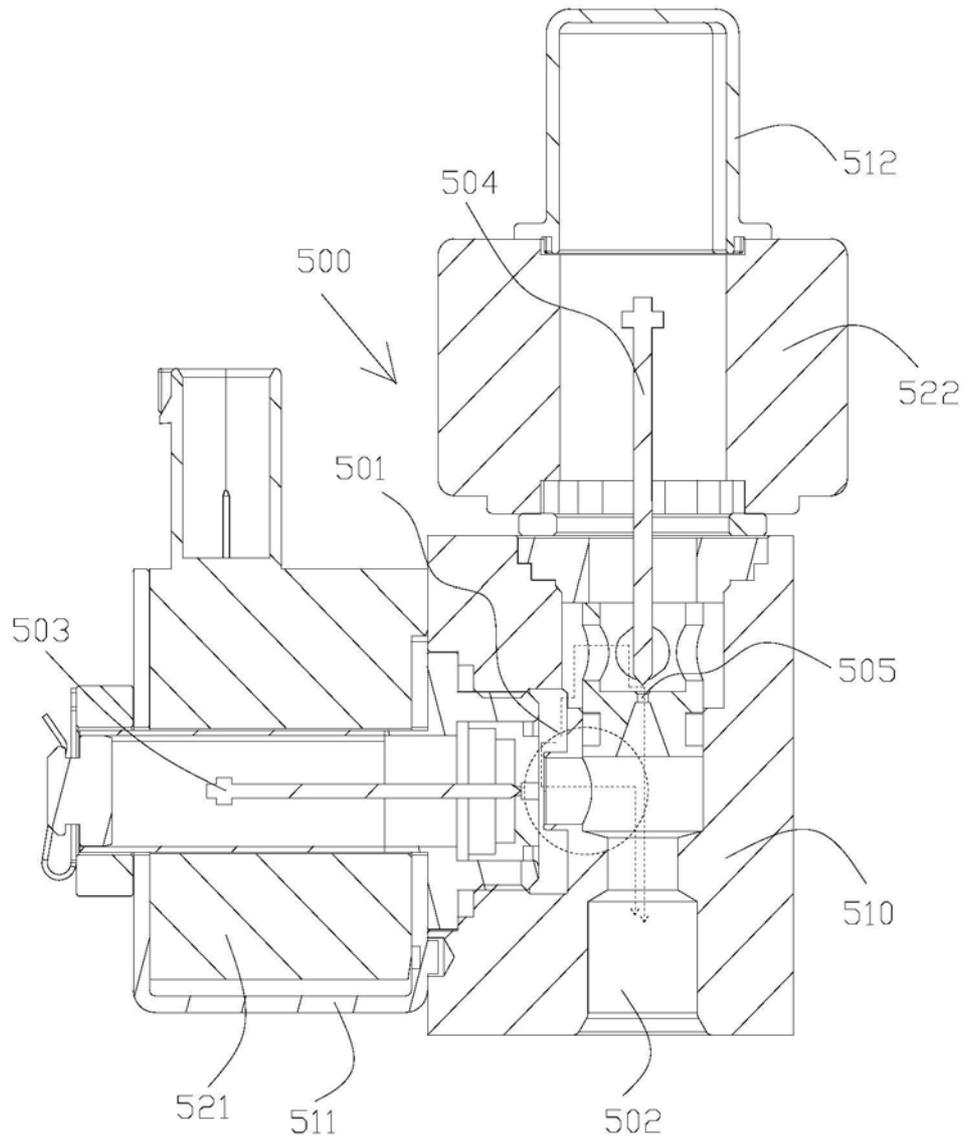


图11

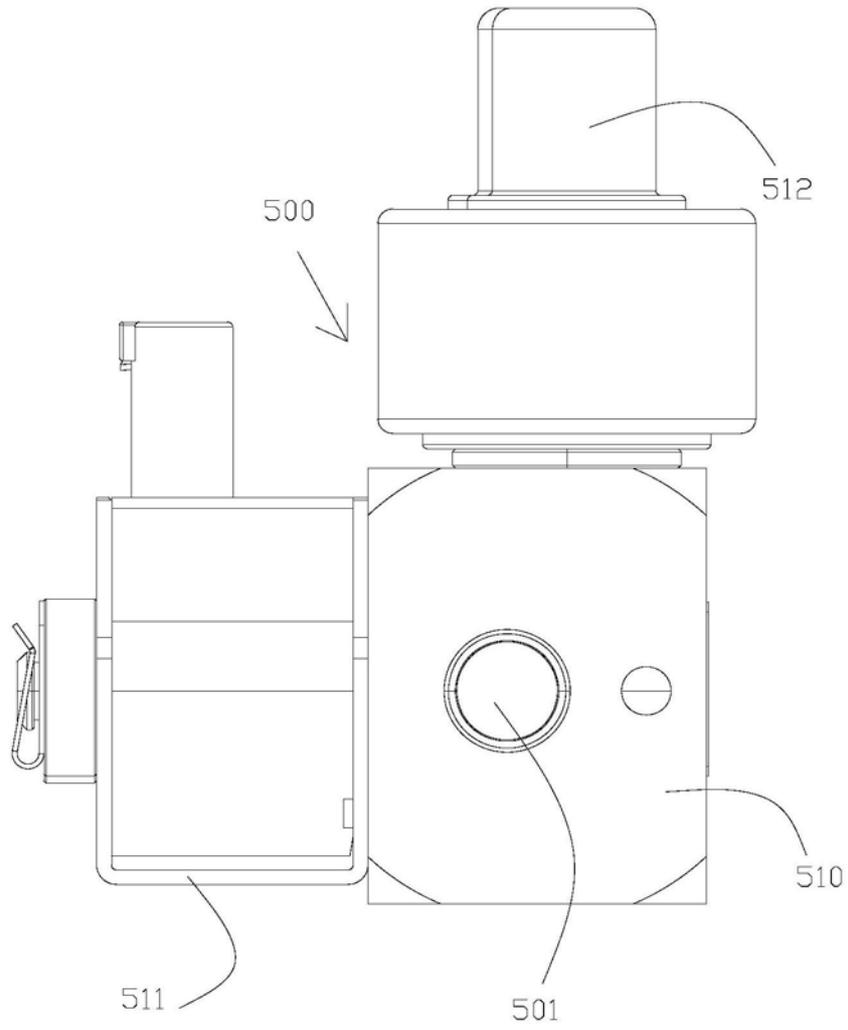


图12

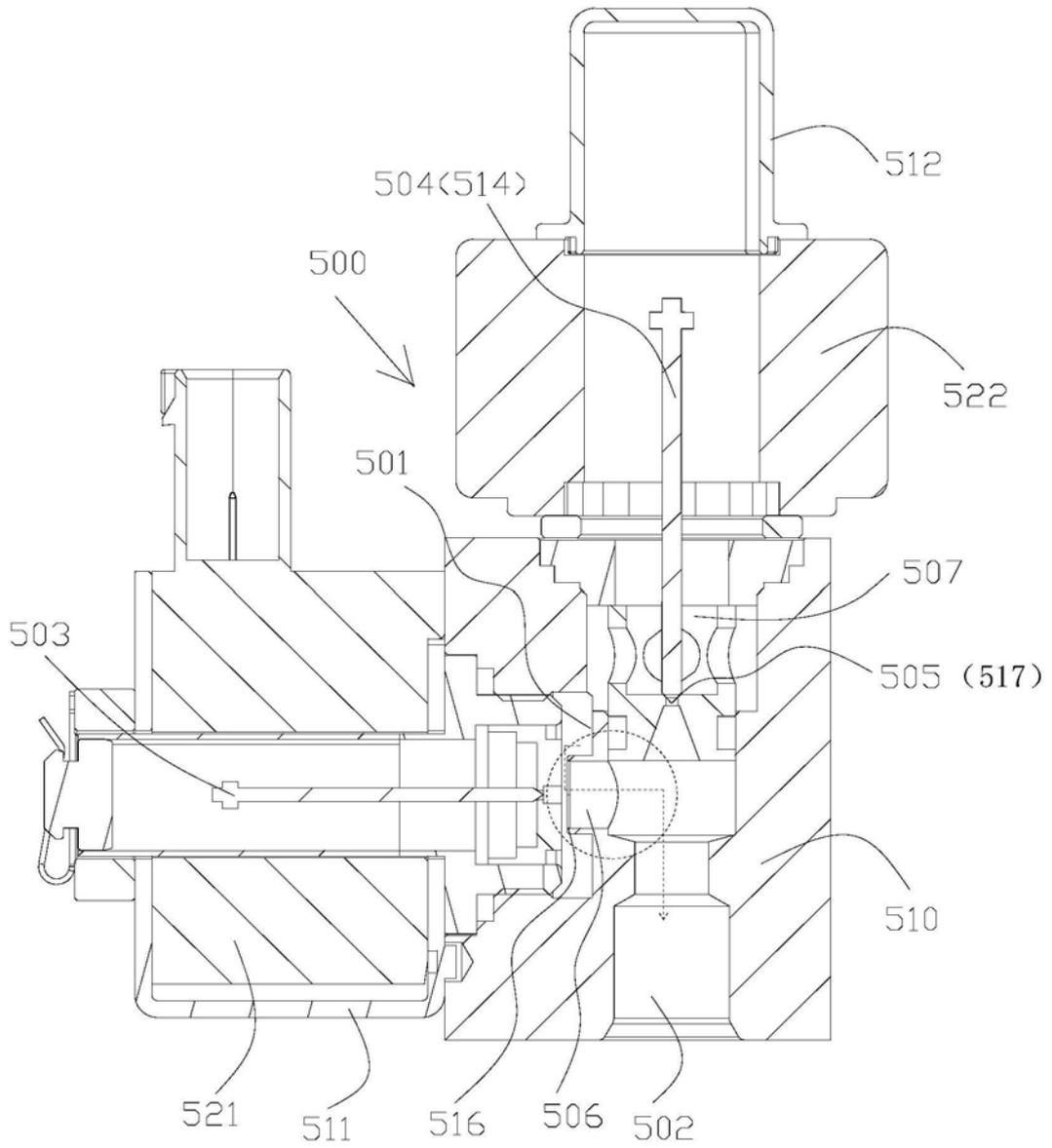


图13

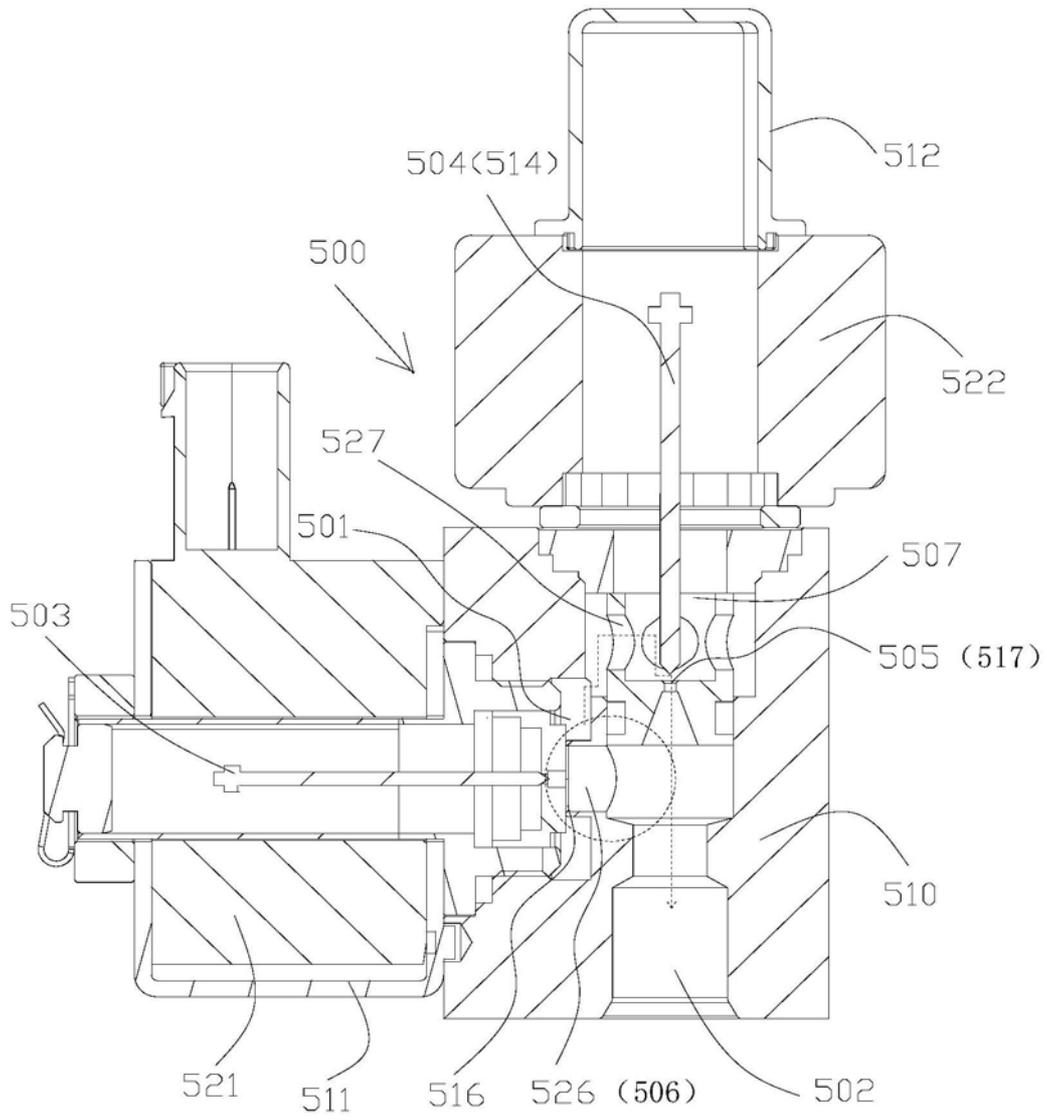


图14

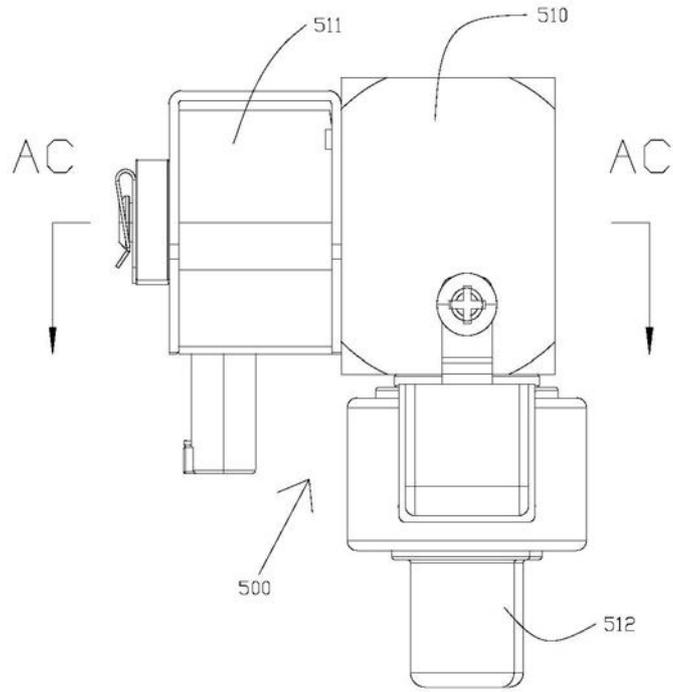


图15

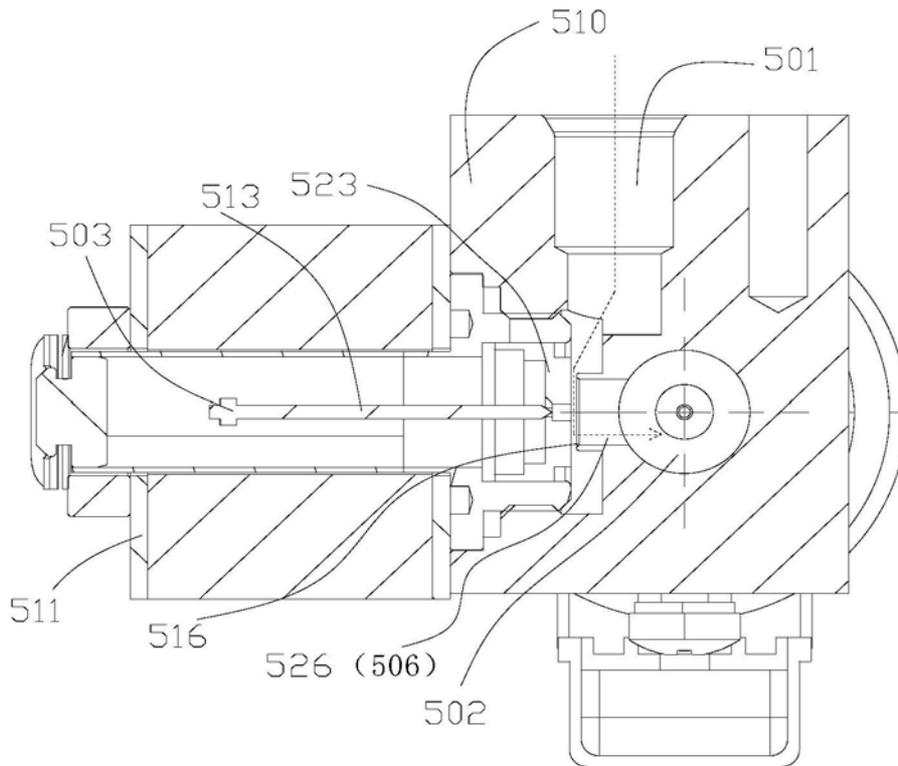


图16

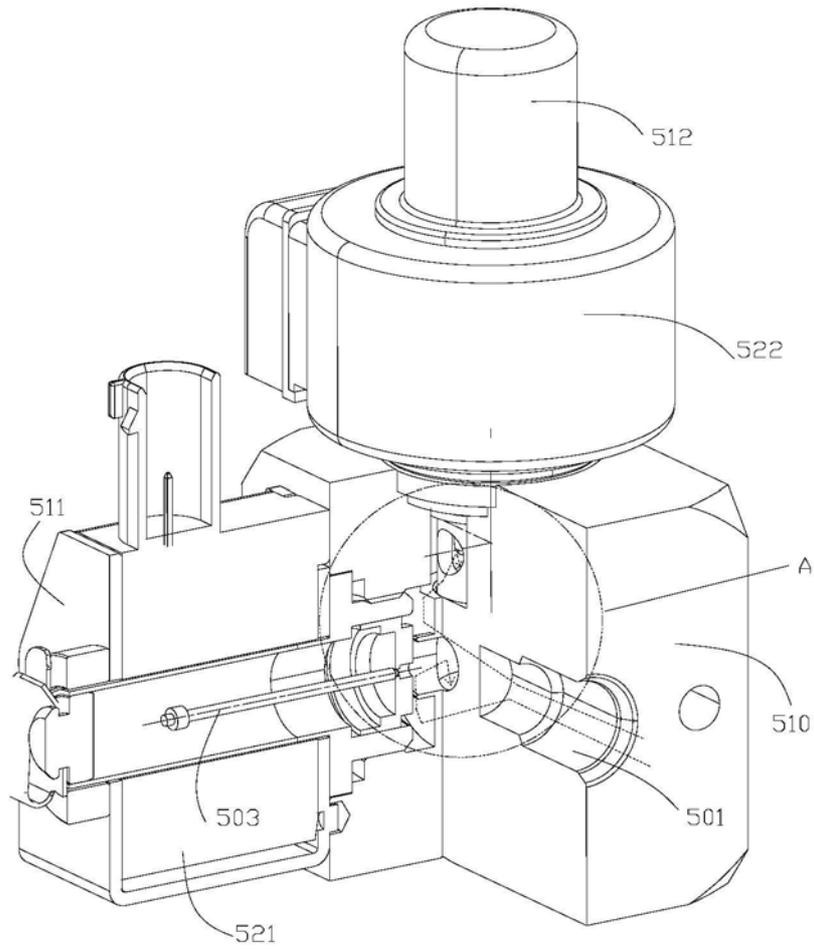


图17

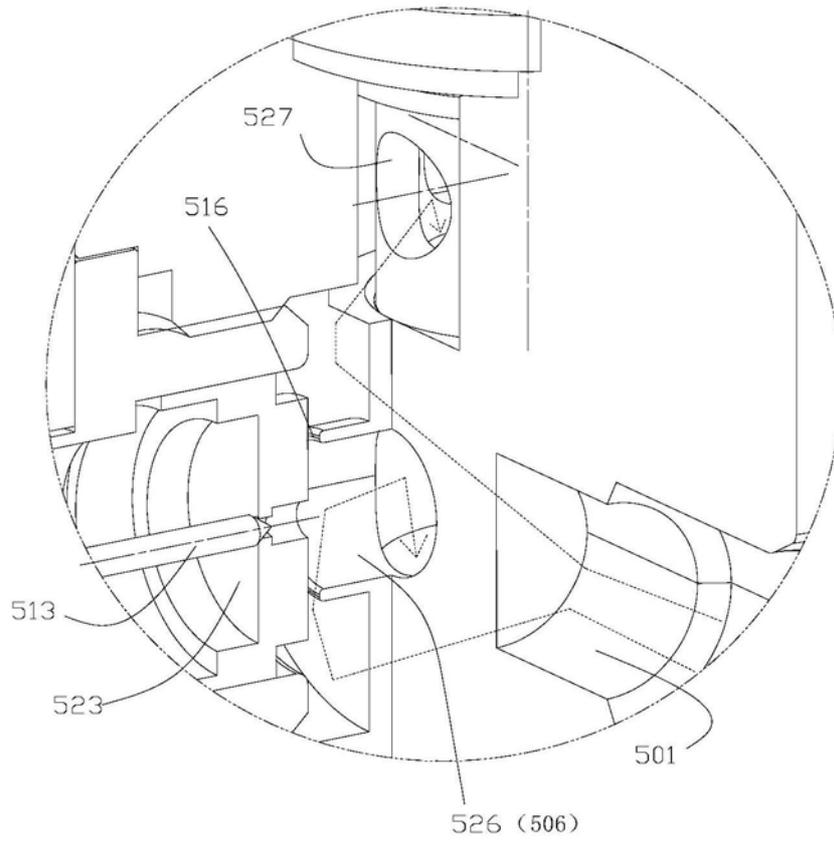


图18

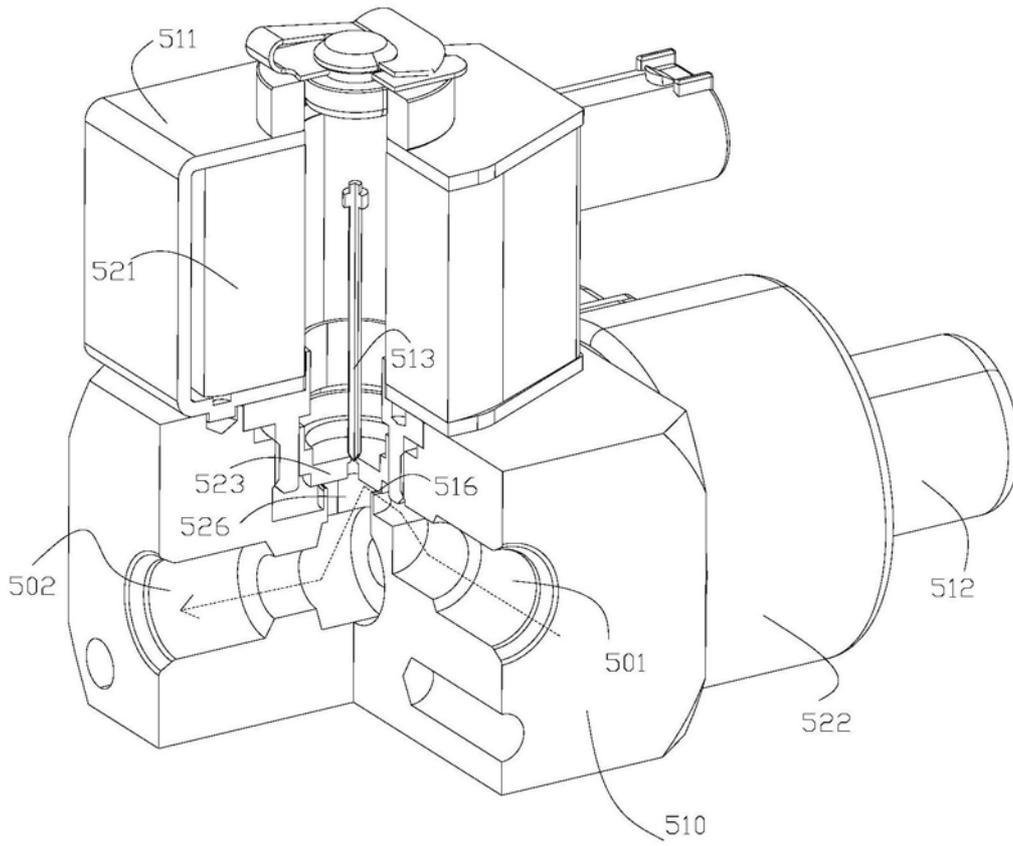


图19

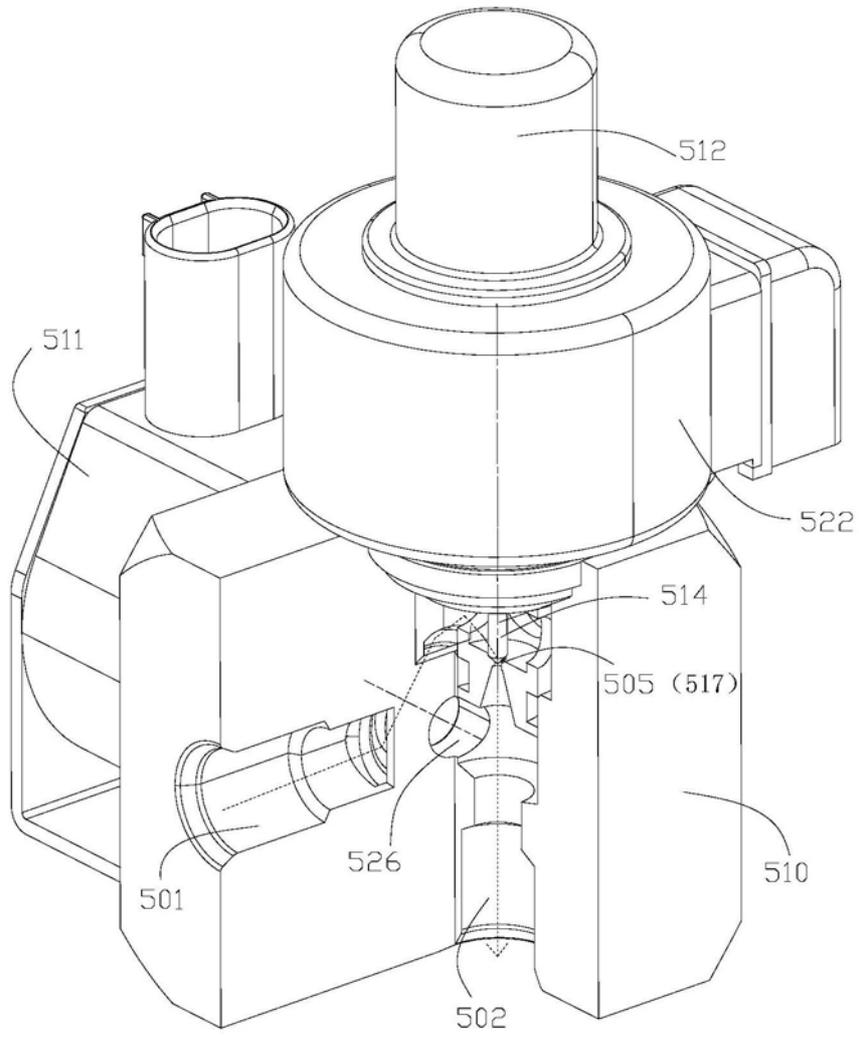


图20