



(12)发明专利申请

(10)申请公布号 CN 110398083 A

(43)申请公布日 2019.11.01

(21)申请号 201810378141.5

(22)申请日 2018.04.25

(71)申请人 杭州三花研究院有限公司

地址 310018 浙江省杭州市下沙经济开发
区12号大街289-2号

(72)发明人 不公告发明人

(51)Int.Cl.

F25B 5/02(2006.01)

F25B 49/00(2006.01)

F24F 11/89(2018.01)

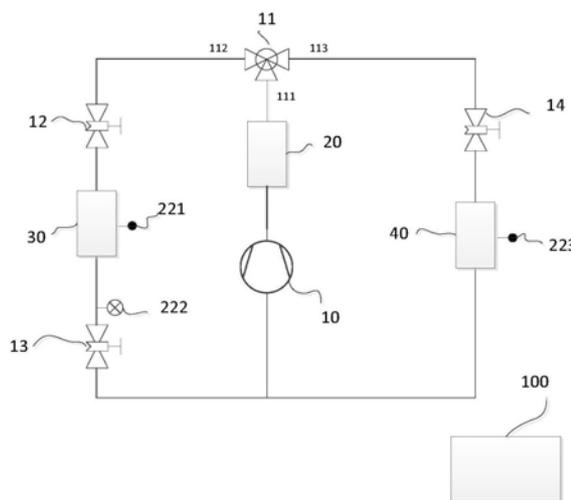
权利要求书6页 说明书9页 附图4页

(54)发明名称

热管理系统及其控制方法

(57)摘要

本发明公开一种热管理系统及其控制方法，热管理系统包括第一蒸发器和第二蒸发器，第一蒸发器的出口和压缩机的进口之间设置有调压阀，热管理系统能够根据第一蒸发器的当前温度与第一蒸发器的目标温度的关系调节调压阀的开度以及压缩机的转速，本发明有利于提高热管理系统的调节能力。



1. 一种热管理系统,包括压缩机,所述热管理系统还包括第一支路和第二支路,所述第一支路与所述第二支路并联设置,所述第一支路包括第一蒸发器和调压阀,所述第一蒸发器的出口与所述压缩机的进口之间设置所述调压阀,所述第一蒸发器的出口能够通过所述调压阀与所述压缩机的进口连通;所述第二支路包括第二蒸发器,所述第二蒸发器的出口能够与所述压缩机的进口连通,所述压缩机的出口能够与所述第一蒸发器的进口和/或第二蒸发器的进口连通;所述热管理系统还包括空调控制器,所述空调控制器与所述压缩机、所述调压阀信号连接,所述空调控制器能够调节所述压缩机的转速,所述空调控制器能够调节所述调压阀的开度;

所述空调控制器获取所述第一蒸发器的当前温度以及所述第一蒸发器的目标温度,判断所述第一蒸发器的当前温度与所述第一蒸发器的目标温度的关系,根据所述第一蒸发器的当前温度与所述第一蒸发器的目标温度的关系调节所述调压阀的开度以及调节所述压缩机的转速。

2. 根据权利要求1所述的热管理系统,其特征在于,定义第一温度区间、第二温度区间和第三温度区间,所述第一温度区间所包含的任一温度小于所述第二温度区间所包含的任一温度,所述第一温度区间所包含的任一温度小于所述第三温度区间所包含的任一温度,所述第二温度区间所包含的任一温度小于所述第三温度区间所包含的任一温度,定义所述第二温度区间为所述第一蒸发器的目标温度;“所述第一蒸发器的当前温度与所述第一蒸发器的目标温度的关系”包括:所述第一蒸发器的当前温度处于所述第一温度区间,所述第一蒸发器的当前温度处于所述第二温度区间,所述第一蒸发器的当前温度处于所述第三温度区间;

所述“根据所述第一蒸发器的当前温度与所述第一蒸发器的目标温度的关系调节所述调压阀的开度以及所述压缩机的转速”包括:所述第一蒸发器的当前温度处于所述第一温度区间,降低所述压缩机的转速,减小所述调压阀的开度;所述第一蒸发器的当前温度处于所述第二温度区间,保持所述压缩机的转速及所述调压阀的开度不变;所述第一蒸发器的当前温度处于第三温度区间,增大所述压缩机的转速,增大所述调压阀的开度。

3. 根据权利要求2所述的热管理系统,其特征在于,所述“降低所述压缩机的转速及减小所述调压阀的开度”包括:判断所述压缩机的转速是否所述压缩机的最低转速,若所述压缩机的转速等于所述压缩机的最低转速,则保持所述压缩机的转速不变;若所述压缩机的转速大于所述压缩机的最低转速,降低所述压缩机的转速;和/或,判断所述调压阀的开度是否所述调压阀的最小开度,若所述调压阀的开度等于所述调压阀的最小开度,保持所述调压阀的开度不变;若所述调压阀的开度大于所述调压阀的最低开度,降低所述调压阀的开度;

或者,所述“增大所述压缩机的转速及增大所述调压阀的开度”包括:判断所述压缩机的转速是否压缩机的最高转速,若所述压缩机的转速等于所述压缩机的最高转速,保持所述压缩机的转速不变;若所述压缩机的转速小于所述压缩机的最高转速,增大所述压缩机的转速;和/或,判断所述调压阀的开度是否所述调压阀的最大开度,若所述调压阀的开度等于所述调压阀的最大开度,则保持所述调压阀的开度不变;若所述调压阀的开度小于所述调压阀的最大开度,则增大所述调压阀的开度。

4. 根据权利要求2或3所述的热管理系统,其特征在于,所述第三温度区间包括第一子

区间、第二子区间和第三子区间,所述第三子区间所包含的任一温度大于所述第二子区间所包含的任一温度,所述第三子区间所包含的任一温度大于所述第一子区间所包含的任一温度,所述第二子区间所包含的任一温度大于所述第一子区间所包含的任一温度;

所述“第一蒸发器的当前温度处于第三温度区间,增大所述压缩机的转速”包括:判断所述第一蒸发器的当前温度与所述第一子区间、所述第二子区间和所述第三子区间的关系,根据所述第一蒸发器的当前温度与所述第一子区间、所述第二子区间和所述第三子区间的关系,调节所述压缩机的转速;

所述第一蒸发器的当前温度处于所述第一子区间时,所述压缩机的转速增加N1转;所述第一蒸发器的当前温度处于所述第二子区间时,所述压缩机的转速增加N2转;所述第一蒸发器的当前温度处于所述第三子区间时,所述压缩机的转速增加N3转;其中, $N3 > N2 > N1$ 。

5. 根据权利要求1-4任一所述的热管理系统,其特征在于,所述热管理系统还包括第一阀件和冷凝器,所述第一支路包括第一节流元件,所述第二支路包括第二节流元件,所述第一阀件包括第一接口、第二接口和第三接口,所述压缩机的出口通过所述冷凝器与所述第一接口连通,所述第二接口能够通过所述第一节流元件与所述第一蒸发器的进口连通,所述第三接口能够通过所述第二节流元件与所述第二蒸发器的进口连通;所述空调控制器与所述第一阀件信号连接;

所述“获取所述第一蒸发器的当前温度”之前,所述热管理系统的控制方法还包括,获取所述热管理系统的制冷需求,根据所述热管理系统的制冷需求,调节所述第一阀件;其中,所述热管理系统的制冷需求包括第一客体有制冷需求和/或所述第二客体有制冷需求;

若所述第一客体有制冷需求,所述空调控制器打开所述第一接口与所述第二接口之间的连通通道;若所述第二客体有制冷需求,所述空调控制器打开所述第一接口与所述第三接口之间的连通通道;若所述第一客体和第二客体均有制冷需求,所述空调控制器打开所述第一接口与所述第二接口之间连通通道,所述空调控制器打开所述第一接口与所述第三接口之间的连通通道。

6. 根据权利要求5所述的热管理系统,其特征在于,所述热管理系统的控制方法还包括:若所述第一客体有制冷需求,设置所述压缩机的第一转速和/或设置所述调压阀的第一开度;若所述第二客体有制冷需求,设置所述压缩机的第二转速;若所述第一客体和第二客体均有制冷需求,设置所述压缩机的第三转速和/或设置所述调压阀的第二开度,其中,所述第一转速小于所述第三转速,所述第二转速小于所述第三转速。

7. 根据权利要求5或6所述的热管理系统,其特征在于,若所述第一客体和所述第二客体均有制冷需求,或者所述第二客体有制冷需求,所述热管理系统的控制方法还包括:获取所述第二蒸发器的当前温度,获取所述第二蒸发器的目标温度,判断所述第二蒸发器的当前温度与所述第二蒸发器的目标温度的关系,根据所述第二蒸发器的当前温度与所述第二蒸发器的目标温度的关系,调节所述压缩机的转速;

所述第二蒸发器的当前温度大于所述第二蒸发器的目标温度,增加所述压缩机的转速;所述第二蒸发器的当前温度等于所述第二蒸发器的目标温度,保持所述压缩机的转速不变;所述第二蒸发器的当前温度小于所述第二蒸发器的目标温度,减小所述压缩机的转速。

8. 根据权利要求1所述的热管理系统,其特征在于,获取所述热管理系统的制冷需求,若所述第一客体和所述第二客体均有制冷需求,所述“调节所述压缩机的转速以及所述调压阀的开度”之前还包括:获取所述第二蒸发器的目标温度以及所述第二蒸发器的当前温度,判断所述第二蒸发器的当前温度与所述第二蒸发器的目标温度的关系;

判定所述第二蒸发器的当前温度大于所述第二蒸发器的目标温度,所述第一蒸发器的当前温度小于所述第一蒸发器的目标温度,增大所述压缩机的转速,减小所述调压阀的开度;判定所述第一蒸发器的当前温度大于或等于所述第一蒸发器的目标温度,增大所述压缩机的转速,增大所述调压阀的开度或保持所述调压阀的开度不变;

判定所述第二蒸发器的当前温度等于所述第二蒸发器的目标温度,所述第一蒸发器的当前温度大于所述第一蒸发器的目标温度,保持所述压缩机的转速不变,增大所述调压阀的开度;判定所述第一蒸发器的当前温度小于所述第一蒸发器的目标温度,保持所述压缩机的转速不变,减小所述调压阀的开度;

判定所述第二蒸发器的当前温度小于所述第二蒸发器的目标温度,所述第一蒸发器的当前温度大于所述第一蒸发器的目标温度,减小所述压缩机的转速,增大所述调压阀的开度;所述第一蒸发器的当前温度小于所述第一蒸发器的目标温度,减小所述压缩机的转速,减小所述调压阀的开度或保持所述调压阀的开度不变。

9. 根据权利要求1所述的热管理系统,其特征在于,获取所述热管理系统的制冷需求,若所述第一客体和所述第二客体均有制冷需求,热管理系统的控制方法还包括:获取所述第二蒸发器的目标温度以及所述第二蒸发器的当前温度;根据所述第一蒸发器的当前温度以及所述第二蒸发器的当前温度计算所述热管理系统的当前温度,根据所述第一蒸发器的目标温度以及所述第二蒸发器的目标温度计算所述热管理系统的目标温度;判断所述热管理系统的当前温度与热管理系统目标温度的关系,根据所述热管理系统的当前温度与所述热管理系统的目标温度的关系调节所述压缩机的转速;根据所述第一蒸发器的当前温度与所述第一蒸发器的目标温度的关系调节所述调压阀的开度;

所述“根据所述第一蒸发器的当前温度与所述第一蒸发器的目标温度的关系调节所述调压阀的开度”包括:若所述第一蒸发器的当前温度大于所述第一蒸发器的目标温度,增大所述调压阀的开度,若所述第一蒸发器的当前温度等于所述第一蒸发器的目标温度,保持所述调压阀的开度,若所述第一蒸发器的当前温度小于所述第一蒸发器的目标温度,减小所述调压阀的开度;

所述“根据所述热管理系统的当前温度与所述热管理系统的目标温度的关系调节所述压缩机的转速”包括:若所述热管理系统的当前温度大于所述热管理系统的目标温度,增大所述调压阀的开度,若所述热管理系统的当前温度等于所述热管理系统的目标温度,保持所述调压阀的开度,若所述热管理系统的当前温度小于所述热管理系统的目标温度,减小所述调压阀的开度。

10. 一种热管理系统的控制方法,应用于一种热管理系统,所述热管理系统包括压缩机,所述热管理系统还包括第一支路和第二支路,所述第一支路与所述第二支路并联设置,所述第一支路包括第一蒸发器和调压阀,所述第一蒸发器的出口与所述压缩机的进口之间设置所述调压阀,所述第一蒸发器的出口能够通过所述调压阀与所述压缩机的进口连通;所述第二支路包括第二蒸发器,所述第二蒸发器的出口能够与所述压缩机的进口连通,所

述压缩机的出口能够与所述第一蒸发器的进口和/或第二蒸发器的进口连通;所述热管理系统还包括空调控制器,所述空调控制器与所述压缩机、所述调压阀信号连接,所述空调控制器能够调节所述压缩机的转速,所述空调控制器能够调节所述调压阀的开度;

所述空调控制器获取所述第一蒸发器的当前温度以及所述第一蒸发器的目标温度,判断所述第一蒸发器的当前温度与所述第一蒸发器的目标温度的关系,根据所述第一蒸发器的当前温度与所述第一蒸发器的目标温度的关系调节所述调压阀的开度以及调节所述压缩机的转速。

11. 根据权利要求10所述的控制方法,其特征在于,定义第一温度区间、第二温度区间和第三温度区间,所述第一温度区间所包含的任一温度小于所述第二温度区间所包含的任一温度,所述第一温度区间所包含的任一温度小于所述第三温度区间所包含的任一温度,所述第二温度区间所包含的任一温度小于所述第三温度区间所包含的任一温度,定义所述第二温度区间为所述第一蒸发器的目标温度;“所述第一蒸发器的当前温度与所述第一蒸发器的目标温度的关系”包括:所述第一蒸发器的当前温度处于所述第一温度区间,所述第一蒸发器的当前温度处于所述第二温度区间,所述第一蒸发器的当前温度处于所述第三温度区间;

步骤“根据所述第一蒸发器的当前温度与所述第一蒸发器的目标温度的关系调节所述调压阀的开度以及所述压缩机的转速”包括:所述第一蒸发器的当前温度处于所述第一温度区间,降低所述压缩机的转速,减小所述调压阀的开度;所述第一蒸发器的当前温度处于所述第二温度区间,保持所述压缩机的转速及所述调压阀的开度不变;所述第一蒸发器的当前温度处于第三温度区间,增大所述压缩机的转速,增大所述调压阀的开度。

12. 根据权利要求11所述的控制方法,其特征在于,步骤“降低所述压缩机的转速及减小所述调压阀的开度”之前包括:判断所述压缩机的转速是否所述压缩机的最低转速,若所述压缩机的转速等于所述压缩机的最低转速,则保持所述压缩机的转速不变;若所述压缩机的转速大于所述压缩机的最低转速,降低所述压缩机的转速;和/或,判断所述调压阀的开度是否所述调压阀的最小开度,若所述调压阀的开度等于所述调压阀的最小开度,保持所述调压阀的开度不变;若所述调压阀的开度大于所述调压阀的最低开度,降低所述调压阀的开度;

或者,步骤“增大所述压缩机的转速及增大所述调压阀的开度”之前还包括:判断所述压缩机的转速是否压缩机的最高转速,若所述压缩机的转速等于所述压缩机的最高转速,保持所述压缩机的转速不变;若所述压缩机的转速小于所述压缩机的最高转速,增大所述压缩机的转速;和/或,判断所述调压阀的开度是否所述调压阀的最大开度,若所述调压阀的开度等于所述调压阀的最大开度,则保持所述调压阀的开度不变;若所述调压阀的开度小于所述调压阀的最大开度,则增大所述调压阀的开度。

13. 根据权利要求11或12所述的控制方法,其特征在于,所述第三温度区间包括第一子区间、第二子区间和第三子区间,所述第三子区间所包含的任一温度大于所述第二子区间所包含的任一温度,所述第三子区间所包含的任一温度大于所述第一子区间所包含的任一温度,所述第二子区间所包含的任一温度大于所述第一子区间所包含的任一温度;

步骤“第一蒸发器的当前温度处于第三温度区间,增大所述压缩机的转速”包括:判断所述第一蒸发器的当前温度与所述第一子区间、所述第二子区间和所述第三子区间的关

系,根据所述第一蒸发器的当前温度与所述第一子区间、所述第二子区间和所述第三子区间的关系,调节所述压缩机的转速;

所述第一蒸发器的当前温度处于所述第一子区间时,所述压缩机的转速增加 N_1 转;所述第一蒸发器的当前温度处于所述第二子区间时,所述压缩机的转速增加 N_2 转;所述第一蒸发器的当前温度处于所述第三子区间时,所述压缩机的转速增加 N_3 转;其中, $N_3 > N_2 > N_1$ 。

14. 根据权利要求10-13任一所述的控制方法,其特征在于,所述热管理系统还包括第一阀件和冷凝器,所述第一支路包括第一节流元件,所述第二支路包括第二节流元件,所述第一阀件包括第一接口、第二接口和第三接口,所述压缩机的出口通过所述冷凝器与所述第一接口连通,所述第二接口能够通过所述第一节流元件与所述第一蒸发器的进口连通,所述第三接口能够通过所述第二节流元件与所述第二蒸发器的进口连通;所述空调控制器与所述第一阀件信号连接;

步骤“获取所述第一蒸发器的当前温度”之前,所述热管理系统的控制方法还包括,获取所述热管理系统的制冷需求,根据所述热管理系统的制冷需求,调节所述第一阀件;其中,所述热管理系统的制冷需求包括第一客体有制冷需求和/或所述第二客体有制冷需求;

若所述第一客体有制冷需求,所述空调控制器打开所述第一接口与所述第二接口之间的连通通道;若所述第二客体有制冷需求,所述空调控制器打开所述第一接口与所述第三接口之间的连通通道;若所述第一客体和第二客体均有制冷需求,所述空调控制器打开所述第一接口与所述第二接口之间连通通道,所述空调控制器打开所述第一接口与所述第三接口之间的连通通道。

15. 根据权利要求14所述的控制方法,其特征在于,所述热管理系统的控制方法还包括:若所述第一客体有制冷需求,设置所述压缩机的第一转速和/或设置所述调压阀的第一开度;若所述第二客体有制冷需求,设置所述压缩机的第二转速;若所述第一客体和第二客体均有制冷需求,设置所述压缩机的第三转速和/或设置所述调压阀的第二开度,其中,所述第一转速小于所述第三转速,所述第二转速小于所述第三转速。

16. 根据权利要求14或15所述的控制方法,其特征在于,若所述第一客体和所述第二客体均有制冷需求,或者所述第二客体有制冷需求,所述热管理系统的控制方法还包括:获取所述第二蒸发器的当前温度,获取所述第二蒸发器的目标温度,判断所述第二蒸发器的当前温度与所述第二蒸发器的目标温度的关系,根据所述第二蒸发器的当前温度与所述第二蒸发器的目标温度的关系,调节所述压缩机的转速;

所述第二蒸发器的当前温度大于所述第二蒸发器的目标温度,增加所述压缩机的转速;所述第二蒸发器的当前温度等于所述第二蒸发器的目标温度,保持所述压缩机的转速不变;所述第二蒸发器的当前温度小于所述第二蒸发器的目标温度,减小所述压缩机的转速。

17. 根据权利要求10所述的控制方法,其特征在于,获取所述热管理系统的制冷需求,若所述第一客体和所述第二客体均有制冷需求,所述“调节所述压缩机的转速以及所述调压阀的开度”之前还包括:获取所述第二蒸发器的目标温度以及所述第二蒸发器的当前温度,判断所述第二蒸发器的当前温度与所述第二蒸发器的目标温度的关系;

判定所述第二蒸发器的当前温度大于所述第二蒸发器的目标温度,所述第一蒸发器的

当前温度小于所述第一蒸发器的目标温度,增大所述压缩机的转速,减小所述调压阀的开度;判定所述第一蒸发器的当前温度大于或等于所述第一蒸发器的目标温度,增大所述压缩机的转速,增大所述调压阀的开度或保持所述调压阀的开度不变;

判定所述第二蒸发器的当前温度等于所述第二蒸发器的目标温度,所述第一蒸发器的当前温度大于所述第一蒸发器的目标温度,保持所述压缩机的转速不变,增大所述调压阀的开度;判定所述第一蒸发器的当前温度小于所述第一蒸发器的目标温度,保持所述压缩机的转速不变,减小所述调压阀的开度;

判定所述第二蒸发器的当前温度小于所述第二蒸发器的目标温度,所述第一蒸发器的当前温度大于所述第一蒸发器的目标温度,减小所述压缩机的转速,增大所述调压阀的开度;所述第一蒸发器的当前温度小于所述第一蒸发器的目标温度,减小所述压缩机的转速,减小所述调压阀的开度或保持所述调压阀的开度不变。

18. 根据权利要求10所述的控制方法,其特征在于,获取所述热管理系统的制冷需求,若所述第一客体和所述第二客体均有制冷需求,热管理系统的控制方法还包括:获取所述第二蒸发器的目标温度以及所述第二蒸发器的当前温度;根据所述第一蒸发器的当前温度以及所述第二蒸发器的当前温度计算所述热管理系统的当前温度,根据所述第一蒸发器的目标温度以及所述第二蒸发器的目标温度计算所述热管理系统的目标温度;判断所述热管理系统的当前温度与热管理系统目标温度的关系,根据所述热管理系统的当前温度与所述热管理系统的目标温度的关系调节所述压缩机的转速;根据所述第一蒸发器的当前温度与所述第一蒸发器的目标温度的关系调节所述调压阀的开度;

步骤“根据所述第一蒸发器的当前温度与所述第一蒸发器的目标温度的关系调节所述调压阀的开度”包括:若所述第一蒸发器的当前温度大于所述第一蒸发器的目标温度,增大所述调压阀的开度,若所述第一蒸发器的当前温度等于所述第一蒸发器的目标温度,保持所述调压阀的开度,若所述第一蒸发器的当前温度小于所述第一蒸发器的目标温度,减小所述调压阀的开度;

步骤“根据所述热管理系统的当前温度与所述热管理系统的目标温度的关系调节所述压缩机的转速”包括:若所述热管理系统的当前温度大于所述热管理系统的目标温度,增大所述调压阀的开度,若所述热管理系统的当前温度等于所述热管理系统的目标温度,保持所述调压阀的开度,若所述热管理系统的当前温度小于所述热管理系统的目标温度,减小所述调压阀的开度。

热管理系统及其控制方法

【技术领域】

[0001] 本发明涉及热管理系统的技术领域。

【背景技术】

[0002] 随着技术的发展,热管理系统可以设置两部蒸发器以应对不同的制冷需求。一般情况下,两部蒸发器所在支路并联设置,热管理系统的蒸发器的出口均与压缩机的进口连通,因此,热管理系统的蒸发器出口的压力大致相同,若忽略蒸发器内部压损,不同蒸发器的蒸发压力大致相同,因此,难以根据制冷需求调节蒸发器的蒸发温度,相对增加热管理系统制冷能力的调节难度。

【发明内容】

[0003] 本发明的目的在于提供一种热管理系统及其控制方法,以有利于提高热管理系统制冷的调节能力。

[0004] 一种热管理系统,包括压缩机,所述热管理系统还包括第一支路和第二支路,所述第一支路与所述第二支路并联设置,所述第一支路包括第一蒸发器和调压阀,所述第一蒸发器的出口与所述压缩机的进口之间设置所述调压阀,所述第一蒸发器的出口能够通过所述调压阀与所述压缩机的进口连通;所述第二支路包括第二蒸发器,所述第二蒸发器的出口能够与所述压缩机的进口连通,所述压缩机的出口能够与所述第一蒸发器的进口和/或第二蒸发器的进口连通;所述热管理系统还包括空调控制器,所述空调控制器与所述压缩机、所述调压阀信号连接,所述空调控制器能够调节所述压缩机的转速,所述空调控制器能够调节所述调压阀的开度;

[0005] 所述空调控制器获取所述第一蒸发器的当前温度以及所述第一蒸发器的目标温度,判断所述第一蒸发器的当前温度与所述第一蒸发器的目标温度的关系,根据所述第一蒸发器的当前温度与所述第一蒸发器的目标温度的关系调节所述调压阀的开度以及调节所述压缩机的转速。

[0006] 一种热管理系统的控制方法,应用于一种热管理系统,所述热管理系统包括压缩机,所述热管理系统还包括第一支路和第二支路,所述第一支路与所述第二支路并联设置,所述第一支路包括第一蒸发器和调压阀,所述第一蒸发器的出口与所述压缩机的进口之间设置所述调压阀,所述第一蒸发器的出口能够通过所述调压阀与所述压缩机的进口连通;所述第二支路包括第二蒸发器,所述第二蒸发器的出口能够与所述压缩机的进口连通,所述压缩机的出口能够与所述第一蒸发器的进口和/或第二蒸发器的进口连通;所述热管理系统还包括空调控制器,所述空调控制器与所述压缩机、所述调压阀信号连接,所述空调控制器能够调节所述压缩机的转速,所述空调控制器能够调节所述调压阀的开度;

[0007] 所述空调控制器获取所述第一蒸发器的当前温度以及所述第一蒸发器的目标温度,判断所述第一蒸发器的当前温度与所述第一蒸发器的目标温度的关系,根据所述第一蒸发器的当前温度与所述第一蒸发器的目标温度的关系调节所述调压阀的开度以及调节

所述压缩机的转速。

[0008] 热管理系统包括第一支路和第二支路,第一支路和第二支路并联设置,其中,第一支路包括第一蒸发器和调压阀,第二支路包括第二蒸发器,第一蒸发器的出口与压缩机的进口之间设置调压阀,热管理系统能够根据第一蒸发器的当前温度与第一蒸发器的目标温度的关系调节调压阀的开度及压缩机的转速,以调节第一蒸发器出口的压力,进而调节第一蒸发器的温度,或者说热管理系统能够调节第一蒸发器的蒸发温度,进而有利于提高热管理系统制冷的调节能力。

【附图说明】

[0009] 图1是本发明一种技术方案的热管理系统示意图;

[0010] 图2是本发明另一种技术方案的热管理系统示意图;

[0011] 图3是为本发明的一个技术方案的热管理系统的控制流程示意图;

[0012] 图4是图3中调节调压阀的一种控制流程示意图;

[0013] 图5是图3中调节压缩机的一种控制流程示意图;

[0014] 图6是第一蒸发器和第二蒸发器均有制冷需求时的热管理系统的一种控制流程示意图;

[0015] 图7是第二蒸发器有制冷需求时的热管理系统的控制流程示意图;

[0016] 图8是第一蒸发器和第二蒸发器均有制冷需求时的热管理系统的另一种控制流程示意图。

【具体实施方式】

[0017] 本发明技术方案的热管理系统可以有多种实施方式,可以应用于车用热管理系统,其中部分或全部实施方式也可以应用于家用热管理系统或商用热管理系统,下面以车用热管理系统为例结合附图进行说明。

[0018] 本发明的一个实施方式提供一种热管理系统,本发明的实施方式还提供一种热管理系统的控制方法,该方法可以应用于热管理系统,可用于控制热管理系统。请参阅图1及图2,热管理系统包括压缩机10、冷凝器20、第一阀件11,热管理系统还包括第一支路和第二支路,其中,第一阀件11包括第一接口111、第二接口112和第三接口113,第一阀件11能够打开或者截止或者调节第一阀件11的第一接口与第一阀件11的第三接口之间的连通通道,和/或第一阀件11能够打开或者截止或者调节第一阀件的第一接口与第一阀件的第二接口之间的连通通道;压缩机的出口与冷凝器的第一端口连通,冷凝器的第二端口与第一阀件的第一接口111连通;第一支路与第二支路并联设置,第一支路包括第一节流元件12、第一蒸发器30和调压阀13,第一节流元件12、第一蒸发器30和调压阀13串行连通,具体地,第一阀件的第二接口112能够与第一蒸发器30的进口连通,其中,第一节流元件12设置于第一阀件的第二接口和第一蒸发器的进口之间,第一节流元件12可以是热力膨胀阀、电子膨胀阀或者毛细管等节流元件,第一节流元件用于节流降压进入第一蒸发器的冷媒;调压阀13设置于第一蒸发器的出口和压缩机的进口之间,第一蒸发器的出口能够与压缩机的进口连通,调压阀13用于调节第一蒸发器的出口的冷媒压力,在本发明的技术方案,调压阀13可以是电子膨胀阀或者流量调节阀等开度可调的阀件,当调压阀13的开度变化时,第一蒸发器

出口的压力发生变化,具体地,在其他条件相对不变的情况下,调压阀的开度增大,第一蒸发器出口的压力变小,调压阀的开度减小,第一蒸发器出口的压力增大。调压阀13和第一蒸发器的出口之间还设置有压力传感器222,压力传感器222用于检测第一蒸发器出口的冷媒压力。热管理系统还设置有第一温度传感器221,具体地,当第一蒸发器内仅流通冷媒,第一蒸发器内的冷媒与气流热交换,沿气流方向,第一温度传感器设置于第一蒸发器与被冷却对象之间,以反映被冷媒冷却后气流的温度,或者说第一温度传感器检测的温度用以反映吸收冷量后的气流的温度水平;若第一蒸发器为双流道换热器,第一蒸发器包括冷媒流道和冷却液流道,第一温度传感器设置于冷却液流道的出口,用以反映吸收冷量后冷却液的温度水平;或者第一蒸发器为直冷板,温度传感器221设置于直冷板内,用以反映冷媒释放冷量后的温度,其中,第一蒸发器的冷却对象定义为第一客体。第二支路包括第二节流元件14和第二蒸发器40,第二节流元件14和第二蒸发器40串行连通,具体地,第一阀件11的第三接口通过第二节流元件14与第二蒸发器40的进口连通。具体地,第二节流元件14设置于第一阀件11的第三接口与第二蒸发器的进口之间,第二节流元件14可以热力膨胀阀、电子膨胀阀或者毛细管等节流元件,第二节流元件用于节流降压进入第二蒸发器的冷媒;第二蒸发器的出口与压缩机的进口连通;另外,热管理系统还设置有第二温度传感器223,第二蒸发器内仅流通冷媒,第二蒸发器内的冷媒与气流热交换,沿气流方向,第二温度传感器设置于第二蒸发器与第二蒸发器的冷却对象之间,以反映被冷却气流的温度,或者说第二温度传感器检测的温度用以反映吸收冷量后的气流的温度水平,其中,第二蒸发器的冷却对象定义为第二客体。另外,第二支路也可以设置一个调压阀(未图示),第二支路的调压阀设置于第二蒸发器的出口和压缩机的进口之间,第二蒸发器的出口能够与压缩机的进口连通,第二支路的调压阀用于调节第一蒸发器出口的冷媒压力,在本发明的技术方案,第二支路的调压阀可以是电子膨胀阀或者流量调节阀等开度可调的阀件。可以知道,第一阀件可以是三通阀或者三通流量调节阀,请参阅图1;第一阀件也可以是截止阀1101和截止阀1102或两个流量调节阀的组合,请参阅图2。在本发明的技术方案,连通的方式包括直接连通和间接连通,具体地,间接连通指两器件的接口或两部件的接口可以通过另一器件或部件连通。

[0019] 热管理系统还包括空调控制器100,空调控制器100包括控制电路,控制电路至少包括通信单元、处理单元和存储单元,存储单元与通信单元和/或处理单元信号连接,用于存储通信单元和/或处理单元输入的相关参数;处理单元与存储单元以及通信单元信号连接,用于处理存储单元和/或通信的输入信息,通信单元用于信息的接收及发送。空调控制器100与第一温度传感器221、第二温度传感器223和压力传感器222信号连接,空调控制器100能够接收压力传感器222的检测信号,并能够解析出压力传感器的压力,以获取压力传感器检测位置的压强;空调控制器100能够接收第一温度传感器以及第二温度传感器的检测信号,并能够解析出相应传感器的温度,以获取第一温度传感器、第二温度传感器检测位置的压强。空调控制器100还能够接收热管理系统以外的信息输入,如空调控制器与其他设备信号连接,空调控制器能够接收其他设备的信号并进行处理,其他设备包括整车控制器等;空调控制器也可以包括人机交互界面,用户通过人机交互界面输入相应指令,如,开启压缩机,温度设置等。空调控制器与压缩机信号连接,以控制压缩机的启动、关闭、转速调节等,其中,空调控制器可以包括第一驱动单元,空调控制器通过第一驱动单元驱动压缩机,第一驱动单元也可以设置于压缩机,空调控制器输出信号给压缩机的第一驱动单元,第一

驱动单元驱动压缩机的转子转动。空调控制器与调压阀13信号连接,空调控制器能够向调压阀发送指令,以开启或关闭调压阀13,或者调节调压阀的开度等,其中,空调控制器可以包括第二驱动单元,空调控制器通过第二驱动单元驱动调压阀,第二驱动单元也可以设置于调压阀13,空调控制器输出信号给第二驱动单元,第二驱动单元驱动调压阀动作。

[0020] 热管理系统的控制方法可以应用于前述热管理系统,下文以车用热管理系统系统为例,介绍该热管理系统的控制方法,其中,热管理系统包括第一蒸发器,热管理系统工作时,第一蒸发器能够释放冷量冷却电池等发热设备,以使电池等发热设备在正常的温度范围内工作;热管理系统包括第二蒸发器,第二蒸发器设置于车辆的空调箱,热管理系统工作时,第二蒸发器能够为乘客舱提供冷量,用于调节乘客舱内的温度;在本发明的技术方案,电池等发热设备指车辆内能够产生大量热量,需要冷却以满足正常工作的设备,例如动力电池、电动机、电子设备等,例如,动力电池是车辆运行的动力,在工作时产生大量的热,如果动力电池的温度较高会影响电池的工作性能,因而需要对动力电池进行冷却。本领域的技术人员应理解的是,本发明的热管理系统的控制方法可以适用于任何与图1或图2所示相同或相似的热管理系统。

[0021] 热管理系统控制流程的第一实施方式,请参阅图3-图8,热管理系统的控制方法包括:

[0022] S1、空调控制器获取第一蒸发器的当前温度,获取第一蒸发器的目标温度;其中,第一蒸发器的当前温度由第一温度传感器检测。其中,空调控制器接收第一温度传感器的信号并解析出第一蒸发器的当前温度,获取第一蒸发器的当前温度后存储于存储单元或者直接传送至处理单元。第一蒸发器的目标温度可以预先设置并存储于空调控制器,也可以由外界输入至空调控制器,如用户通过人机交互界面输入,也可以是空调控制器根据相关参数技术得出,第一蒸发器的目标温度可以一个温度值 $T1s$,如 25°C ,或者是一个温度区间 $[T1s1, T1s2]$,如 $[20^{\circ}\text{C}, 30^{\circ}\text{C}]$,或者如 $[T1s-1, T1s+1]$,在本发明的技术方案,第一蒸发器的当前温度等于第一蒸发器的目标温度,包括:当第一蒸发器的当前温度为温度值时,第一蒸发器的当前温度与第一蒸发器的目标温度相等;当第一蒸发器的目标温度为温度区间时,第一蒸发器的当前温度处于第一蒸发器的目标温度。

[0023] S2、判断第一蒸发器的当前温度与第一蒸发器的目标温度的关系;

[0024] 在本发明的技术方案,第一蒸发器的目的用于降低电池等发热设备的温度,以保证电池等发热设备能够在合理范围内工作。定义第一温度区间、第二温度区间和第三温度区间,其中,第二温度区间是电池等发热设备的合理工作区间,或者说第二温度区间为第一蒸发器的目标温度,第一温度区间所包含的任一温度小于第二温度区间所包含的任一温度,也小于第三温度区间所包含的任一温度,第二温度区间所包含的任一温度小于第三温度区间所包含的任一温度。第一蒸发器的当前温度与第一蒸发器的目标温度的关系包括:第一蒸发器的当前温度处于第一温度区间,第一蒸发器的当前温度处于第二温度区间,第一蒸发器的当前温度处于第三温度区间,具体地,第一蒸发器的当前温度处于第二温度区间,或者说第一蒸发器的当前温度与第一蒸发器的目标温度相等;第一蒸发器的当前温度处于第一温度区间,或第一蒸发器的当前温度处于第二温度区间。第一温度区间、第二温度区间和第三温度区间可以是较大的区间范围,如 10°C 的范围,也可以是极小的范围,如 0.001°C 的范围。

[0025] S3、根据第一蒸发器当前温度与第一蒸发器的目标温度的关系调节调压阀的开度及压缩机的转速。步骤S3具体包括：

[0026] S31、根据步骤S2判定的第一蒸发器的当前温度与第一蒸发器的目标温度的关系，调节调压阀的开度及压缩机的转速。

[0027] 具体地，当判定第一蒸发器的当前温度处于第一温度区间，或者说第一蒸发器的当前温度小于第一蒸发器的目标温度，这时第一蒸发器的制冷能力超出电池的发热设备的需求能力，因此降低压缩机的转速，减小调压阀的开度，以减小第一蒸发器的制冷能力；当判定第一蒸发器的当前温度处于第二温度区间，或者说第一蒸发器的当前温度与第一蒸发器的目标温度相等，或者说第一蒸发器的当前温度处于第一蒸发器的目标温度范围内，这时第一蒸发器的制冷能力能够满足电池的发热设备的需求能力，保持压缩机的转速及调压阀的开度不变，保持第一蒸发器的制冷能力相对不变；当判定第一蒸发器的当前温度处于第三温度区间，或者说第一蒸发器的当前温度大于第一蒸发器的目标温度，这时，第一蒸发器的制冷能力不能满足电池等发热设备的需求，因此增大压缩机的转速，增大调压阀的开度，增强第一蒸发器的制冷能力。

[0028] 更为具体地，第一蒸发器的当前温度处于第一温度区间时，减小压缩机的转速及减小调压阀的开度之前，热管理系统的控制方法还包括：判断压缩机是否最低转速，若压缩机的转速等于压缩机的最低转速，判断调压阀的开度是否最小开度，若调压阀的开度等于调压阀的最小开度，保持调压阀的开度及压缩机的转速不变，若调压阀的开度大于调压阀的最小开度，降低调压阀的开度；若压缩机的转速大于压缩机的最低转速，降低压缩机的转速，判断调压阀的开度是否最小开度，若调压阀的开度等于调压阀的最小开度，保持调压阀的开度不变，若调压阀的开度等大于调压阀的最小开度，减小调压阀的开度。

[0029] 或者，步骤“降低压缩机的转速及减小调压阀的开度”包括：判断调压阀的开度是否最小开度，若调压阀的开度等于调压阀的最小开度，判断压缩机的转速是否最小转速，若压缩机的转速等于压缩机的最低转速，保持调压阀的开度及压缩机的转速不变，若压缩机的转速大于压缩机的最低转速，降低压缩机的转速；若调压阀的开度大于调压阀的最小开度，降低调压阀的开度，判断压缩机的转速是否最小转速，若压缩机的转速等于压缩机的最低转速，保持压缩机的转速不变，若压缩机的转速大于压缩机的最低转速，减小压缩机的转速。在降低压缩机的转速及降低调压阀的开度之前，进行压缩机最小转速的判断以及调压阀最小开度的判断，有利于对压缩机及调压阀的保护。在本发明的技术方案，压缩机的最小转速指压缩机工作时的能够允许的最小转速，而非转速为零，压缩机的最大转速指压缩机工作时的能够允许的最大转速；调压阀的最小开度指调压阀工作时能够允许的最小开度，而非开度为0，调压阀的最大开度指调压阀工作时能够允许的最大开度。

[0030] 同样地，第一蒸发器的当前温度处于第三温度区间时，增大压缩机的转速及增大调压阀的开度之前，热管理系统的控制方法还包括：判断调压阀的开度是否最大开度，若调压阀的开度等于最大开度，判断压缩机的转速是否最大转速，若压缩机的转速等于最大转速，保持调压阀的开度及压缩机的转速不变，若压缩机的转速小于最大转速，增大压缩机的转速；若调压阀的开度小于最大开度，增大调压阀的开度，判断压缩机的转速是否最大转速，若压缩机的转速等于最大转速，保持压缩机的转速不变，若压缩机的转速小于最大转速，增大压缩机的转速。

[0031] 或者,在步骤“增大压缩机的转速及增大调压阀的开度”之前包括:判断压缩机是否最高转速,若压缩机的转速等于最大转速,判断调压阀的开度是否最大开度,若调压阀的开度等于最大开度,保持调压阀的开度及压缩机的转速不变,若调压阀的开度小于最大开度,增大调压阀的开度;若否,增大压缩机的转速,判断调压阀的开度是否最大开度,若调压阀的开度等于最大开度,保持调压阀的开度不变,若调压阀的开度小于最大开度,增大调压阀的开度;在增大压缩机的转速及增大调压阀的开度之前,进行压缩机最大转速的判断以及调压阀最大开度的判断,有利于对压缩机及调压阀的保护。

[0032] 在其他实施方式,第三温度区间还包括第一子区间、第二子区间和第三子区间,其中,第三子区间所包含的任一温度大于第二子区间所包含的任一温度,第三子区间所包含的任一温度大于第一子区间所包含的任一温度,第二子区间所包含的任一温度大于第一子区间所包含的任一温度,其中,第一子区间、第二子区间和第三子区间的并集可以是第三温度区间,第一子区间、第二子区间和第三子区间的并集也可以是第三温度区间的子集。当第一蒸发器的当前温度处于第三温度区间,在增大所述压缩机的转速之前,热管理系统的控制方法还包括,判断第一蒸发器的当前温度与第一子区间、第二子区间和第三子区间的关系,根据第一蒸发器的当前温度与第一子区间、第二子区间和第三子区间的关系,调节压缩机的转速。具体地,第一蒸发器的当前温度与第一子区间、第二子区间和第三子区间的关系包括:第一蒸发器的当前温度处于第一子区间,第一蒸发器的当前温度处于第二子区间,第一蒸发器的当前温度处于第三子区间。当第一蒸发器的当前温度处于第一子区间时,压缩机的转速增加 N_1 转;当第一蒸发器的当前温度处于第二子区间时,压缩机的转速增加 N_2 转;当第一蒸发器的当前温度处于第三子区间时,压缩机的转速增加 N_3 转,其中, $N_3 > N_2 > N_1$, N_1 、 N_2 和 N_3 为正整数。可以知道,第一蒸发器的当前温度越大或者说第一蒸发器的当前温度越远离第一蒸发器的目标温度,压缩机的转速增加越大。增大压缩机的转速之前,判断第一蒸发器的当前温度与上述子区间的关系,有利于快速调节压缩机的转速,以有利于快速增加第一蒸发器的当前温度。

[0033] 在热管理系统的控制流程的第二实施方式,热管理系统的控制方法还包括步骤S0,具体地,步骤S0包括步骤S01,步骤S01包括:获取热管理系统的制冷需求,根据热管理系统的制冷需求调节第一阀件。具体地,热管理系统的制冷需求包括第一客体有制冷需求和/或第二客体有制冷需求,也即,第一客体有制冷需求,或者第二客体有制冷需求,或者第一客体和第二客体均有制冷需求。

[0034] 在本发明的技术方案,第一蒸发器用于冷却电池等发热设备,第一蒸发器可以通过直冷的方式调节电池等发热设备的温度;或者第一蒸发器也可以是双流道换热器,该双流道换热器内流动两种不同的流体,如冷媒和冷却液,冷媒和冷却液在第一蒸发器能够进行热交换,吸收冷却液从冷媒吸收冷量后冷却电池等发热设备。第二蒸发器用于冷却车用乘客舱,以调节乘客舱的温度,满足乘客的舒适度。若第一客体有制冷需求,热管理系统打开第一阀件的第一接口与第一阀件的第二接口之间的连通通道,冷媒从冷凝器排出后,从第二接口流入第一节流元件;若第二客体有制冷需求,热管理系统打开第一接口与第三接口的连通通道,冷媒从冷凝器排出后,从第三接口流入第二蒸发器;若第一客体和第二客体均有制冷需求,热管理系统打开第一接口与第二接口之间的连通通道,热管理系统打开第一接口与第三接口之间的连通通道,冷媒从冷凝器排出后流入第一节流元件和第二节流元

件,然后在分别进入第一蒸发器和第二蒸发器。热管理系统的制冷需求可以根据空调控制器计算得出,也可以是由其他设备发送给空调控制器,也可以是用户通过人机交互界面输入。

[0035] 在步骤S1“获取第一蒸发器的当前温度”之前还可以包括步骤S02:开启调压阀。调压阀的开度为0-100%,其中,0为关闭,100%为全开。具体地,若第一客体有制冷需求,开启调压阀或者以第一开度开启调压阀或保持调压阀的开启状态,其中,这里所述的“开启”或“开启状态”为调压阀的开度大于0且小于100%,反之,关闭调压阀指调压阀的开度为0;若仅第二客体有制冷需求,关闭调压阀;若第一客体和第二客体均有制冷需求,开启调压阀或者以第二开度开启调压阀,根据不同的制冷需求,以不同的开度开启调压阀,有利于热管理系统的快速启动以及快速达到制冷目标。其中,第一开度和第二开度可以相等也可以不等。在本发明的技术方案,第一节流元件和第二节流元件可以热力膨胀阀或节流管,这时,压缩机开启前,无需进行调节,如果第一节流元件和/或第二节流元件是电子膨胀阀,则压缩机开启前,开启第一节流元件和/或第二节流元件,防止损坏调压阀或压缩机。

[0036] 在步骤S1“获取第一蒸发器的当前温度”之前,步骤S0还包括步骤S03:开启压缩机。具体地,在步骤S03,空调控制器也可以同时设置压缩机的转速,也即:当第一客体有制冷需求时,开启压缩机或者以第一转速开启压缩机,若第二客体有制冷需求,开启压缩机或者以第二转速开启压缩机;若第一客体和第二客体均有制冷需求,开启压缩机或者以第三转速开启压缩机,其中,因为第一客体和第二客体同时有制冷需求大于第一客体有制冷需求,因此第一转速小于第三转速;其中,因为第一客体和第二客体同时有制冷需求大于第二客体有制冷需求,因此第二转速小于第三转速。在步骤S1前,开启压缩机或者以一定转速开启压缩机,开启调压阀或者以一定开度开启调压阀,热管理系统能够快速进入运行状态,因此,第一蒸发器获取的温度才具有意义。

[0037] 因此,根据步骤S0,空调控制器获知仅第一客体有制冷需求时,第一阀件打开第一接口与第二接口之间的连通通道,关闭第一接口与第三接口之间的通道,开启压缩机或者以第一转速开启压缩机,开启调压阀或者以第一开度开启调压阀。根据步骤S0,若空调控制器获知第一客体第二客体均有制冷需求时,第一阀件打开第一接口与第二接口之间的连通通道,第一阀件打开第一接口与第二接口之间的连通通道,开启压缩机或者以第三转速开启压缩机,开启调压阀或者以第二开度开启调压阀。根据步骤S0,若空调控制器获知第二客体均有制冷需求时,第一阀件打开第一接口与第二接口之间的连通通道,开启压缩机或者以第二转速开启压缩机。

[0038] 当空调控制器获知第一客体和第二客体均有制冷需求时,在一实施方式,获取第一蒸发器当前温度和第二蒸发器的当前温度,步骤S2具体包括:

[0039] S20、获取第二蒸发器的当前温度以及第二蒸发器的目标温度,判断第二蒸发器的当前温度与第二蒸发器的目标温度的关系;在本发明的技术方案,第二蒸发器用以降低乘客舱的温度,以保证乘客的舒适度。第二蒸发器的当前温度与第二蒸发器的目标温度的判断结果包括:第二蒸发器的当前温度等于或处于第二蒸发器的目标温度,此时乘客有较佳的体验,第二蒸发器的当前温度小于第二蒸发器的目标温度,此时乘客有较冷的体验,第二蒸发器的当前温度大于第二蒸发器的目标温度,此时乘客有较热的体验。其中,第二蒸发器的目标温度可以存储于空调控制器,也可以由外界输入,如用户通过人机交互界面输入,也

可以是空调控制器根据相关参数计算得出,第二目标温度可以一个值 T_{2s} ,如 15°C ,或者是一个温度区间 $[T_{2s1}, T_{2s2}]$,如 $[10^{\circ}\text{C}, 20^{\circ}\text{C}]$ 。在本发明的技术方案,第二蒸发器的当前温度等于第二蒸发器的目标温度包括:当第二蒸发器的当前温度为温度值时,第二蒸发器的当前温度与第二蒸发器的目标温度相等;当第二蒸发器的目标温度为温度区间时,第二蒸发器的当前温度处于第二蒸发器的目标温度。

[0040] 步骤S3还包括:根据第二蒸发器的当前温度与第二蒸发器的目标温度的关系,调节压缩机的转速。

[0041] 具体地,第二蒸发器的当前温度大于第二蒸发器的目标温度时,增大压缩机的转速以提高第二蒸发器的制冷量,降低第二蒸发器的当前温度;第二蒸发器的当前温度等于第二蒸发器的目标温度,保持压缩机的转速不变,以保持第二蒸发器的当前温度;第二蒸发器的当前温度小于第二蒸发器的目标温度,减小压缩机的转速,减少第二蒸发器的制冷量,增大第二蒸发器的当前温度。这时以第二蒸发器的当前温度与第二蒸发器的目标温度的关系调整压缩机的转速。在这之前或之后,根据第一蒸发器的当前温度与第一蒸发器的目标温度的关系调整压缩机的转速以及调压阀的开度。

[0042] 当第一客体和第二客体均有制冷需求时,在另一实施方式,热管理系统还可以综合第一蒸发器的当前温度与第一蒸发器的目标温度的关系,以及第二蒸发器的当前温度与第二蒸发器的目标温度的关系调节压缩机及调压阀。具体地,当判定第二蒸发器的当前温度大于第二蒸发器的目标温度,第一蒸发器的当前温度小于第一蒸发器的目标温度,增大压缩机的转速,减小调压阀的开度;增大压缩机的转速以降低第二蒸发器的当前温度,此时,压缩机的转速增大使第一蒸发器的当前温度降低,而减小调压阀的开度能够使第一蒸发器的温度升高,因此,第一蒸发器的当前温度可能出现高或低的情况,这时还可以进一步判断第一蒸发器的温度是否升高,若升高,则保持调压阀的开度不变,反之,增大调压阀的开度。第二蒸发器的当前温度小于第二蒸发器的目标温度,第一蒸发器的当前温度大于第一蒸发器的目标温度,减小压缩机的转速,增大调压阀的开度,此时,压缩机的转速减小使第一蒸发器的当前温度升高,而增大调压阀的开度能够使第二蒸发器的温度降低,因此,第一蒸发器的当前温度可能出现高或低的情况,这时还可以进一步判断第一蒸发器的温度是否升高,若升高,则减小调压阀的开度,反之,保持调压阀的开度不变。此种方法以满足第二客体的制冷需求。当第一蒸发器和第二蒸发器对压缩机的转速要求一致时,可以相应调节压缩机的转速及调压阀的开度,具体地,判定第二蒸发器的当前温度大于第二蒸发器的目标温度,判定所述第一蒸发器的当前温度大于或等于所述第一蒸发器的目标温度,增大所述压缩机的转速,增大所述调压阀的开度或保持所述调压阀的开度不变;判定第二蒸发器的当前温度等于第二蒸发器的目标温度,第一蒸发器的当前温度大于第一蒸发器的目标温度,保持压缩机的转速不变,增大调压阀的开度;判定第一蒸发器的当前温度小于第一蒸发器的目标温度,保持压缩机的转速不变,减小调压阀的开度;判定第二蒸发器的当前温度小于第二蒸发器的目标温度,第一蒸发器的当前温度小于第一蒸发器的目标温度,减小压缩机的转速,减小调压阀的开度或保持调压阀的开度不变。

[0043] 若第一客体和第二客体均有制冷需求,在又一实施方式,热管理系统的控制方法包括:获取第二蒸发器的目标温度以及第二蒸发器的当前温度;根据第一蒸发器的当前温度以及第二蒸发器的当前温度计算热管理系统的当前温度,根据第一蒸发器的目标温度以

及第二蒸发器的目标温度计算热管理系统的目标温度,具体地,根据第一蒸发器的当前温度以及第二蒸发器的当前温度计算热管理系统的当前温度,热管理系统的当前温度可以是以第一蒸发器的当前温度和第二蒸发器的当前温度作为变量的函数,这里所述的函数可以是一次函数或者二次函数或者更高阶的函数,如热管理系统的当前温度等于第一蒸发器的当前温度和第二蒸发器的当前温度之和;同样地,根据第一蒸发器的目标温度以及第二蒸发器的目标温度计算热管理系统的目标温度”,热管理系统的目标温度可以是以第一蒸发器的目标温度和第二蒸发器的目标温度作为变量的函数,这里所述的函数可以是一次函数或者二次函数或者更高阶的函数,如热管理系统的目标温度等于第一蒸发器的目标温度和第二蒸发器的目标温度之和。判断热管理系统的当前温度与热管理系统目标温度的关系,根据热管理系统的当前温度与热管理系统的目标温度的关系调节压缩机的转速,根据第一蒸发器的当前温度与第一蒸发器的目标温度的关系调节调压阀的开度。具体地,步骤“根据第一蒸发器的当前温度与第一蒸发器的目标温度的关系调节调压阀的开度”包括:若第一蒸发器的当前温度大于第一蒸发器的目标温度,增大调压阀的开度,若第一蒸发器的当前温度等于第一蒸发器的目标温度,保持调压阀的开度,若第一蒸发器的当前温度小于第一蒸发器的目标温度,减小调压阀的开度。步骤“根据热管理系统的当前温度与热管理系统的目标温度的关系调节所述压缩机的转速”具体包括:若热管理系统的当前温度大于热管理系统的目标温度,增大压缩机的转速,若热管理系统的当前温度等于热管理系统的目标温度,保持压缩机的转速,若热管理系统的当前温度小于热管理系统的目标温度,减小压缩机的转速。这样根据热管理系统的当前温度与热管理系统的目标温度的关系调节压缩机的转速,根据第一换热器的当前温度与第一蒸发器的目标温度调节调压阀的开度,兼顾了第一蒸发器和第二蒸发器,有利于压缩机及调压阀的调节。

[0044] 热管理系统的控制方法,应用于热管理系统,热管理系统包括第一支路和第二支路,第一支路和第二支路并联设置,其中,第一支路包括第一蒸发器和调压阀,第二支路包括第二蒸发器,第一蒸发器的出口与压缩机的进口之间设置调压阀,热管理系统能够根据第一蒸发器的当前温度与第一蒸发器的目标温度的关系调节调压阀的开度及压缩的转速,以调节第一蒸发器出口的压力,进而调节第一蒸发器的温度,或者说热管理系统能够调节第一蒸发器的蒸发温度,进而有利于提高热管理系统制冷的调节能力。

[0045] 需要说明的是:以上实施例仅用于说明本发明而并非限制本发明所描述的技术方案,例如对“前”、“后”、“左”、“右”、“上”、“下”等方向性的界定,尽管本说明书参照上述的实施例对本发明已进行了详细的说明,但是,本领域的普通技术人员应当理解,所属技术领域的技术人员仍然可以对本发明进行相互组合、修改或者等同替换,而一切不脱离本发明的精神和范围的技术方案及其改进,均应涵盖在本发明的权利要求范围内。

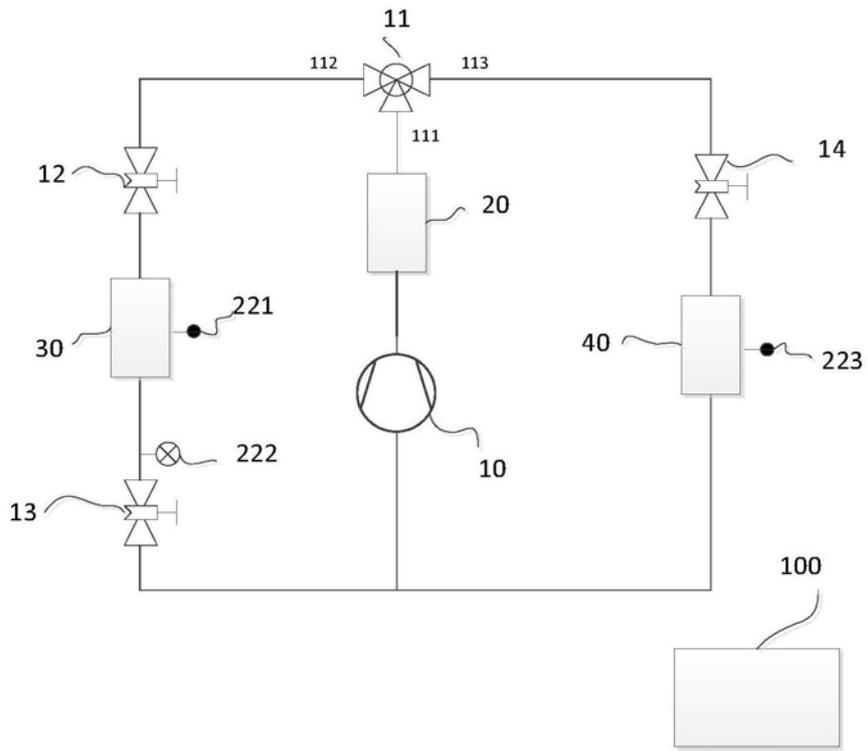


图1

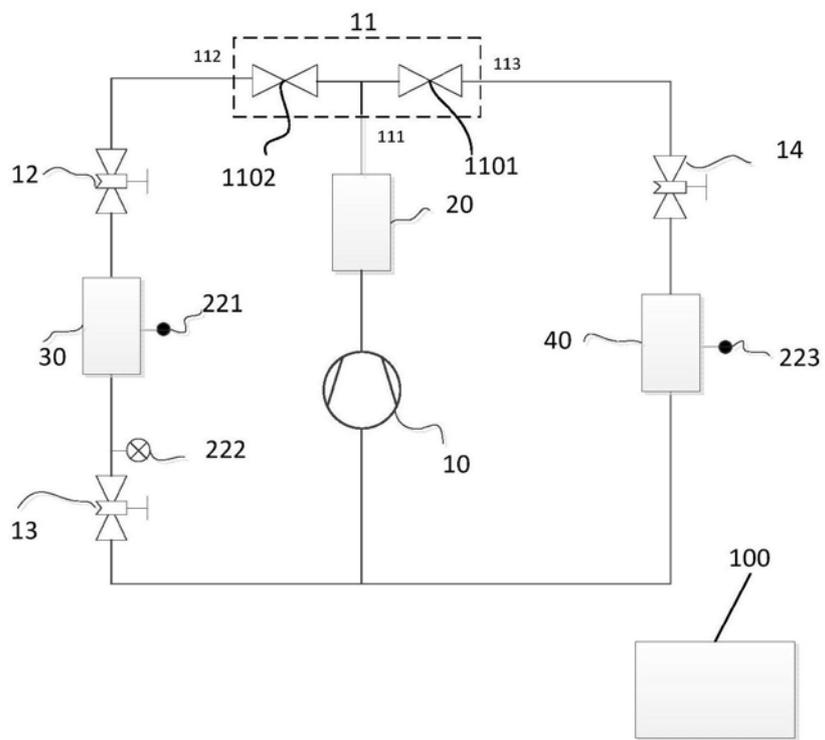


图2

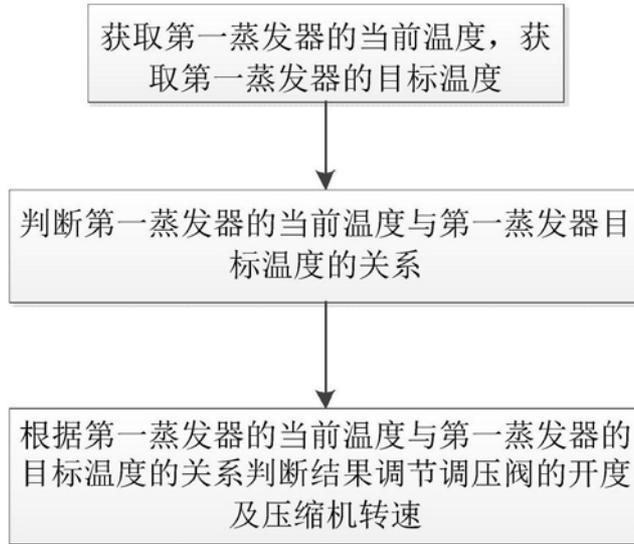


图3

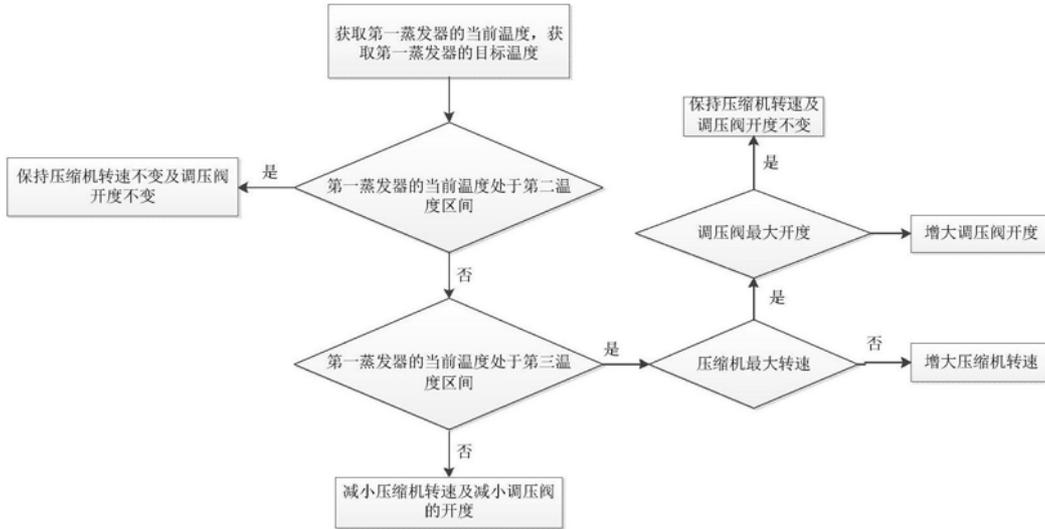


图4

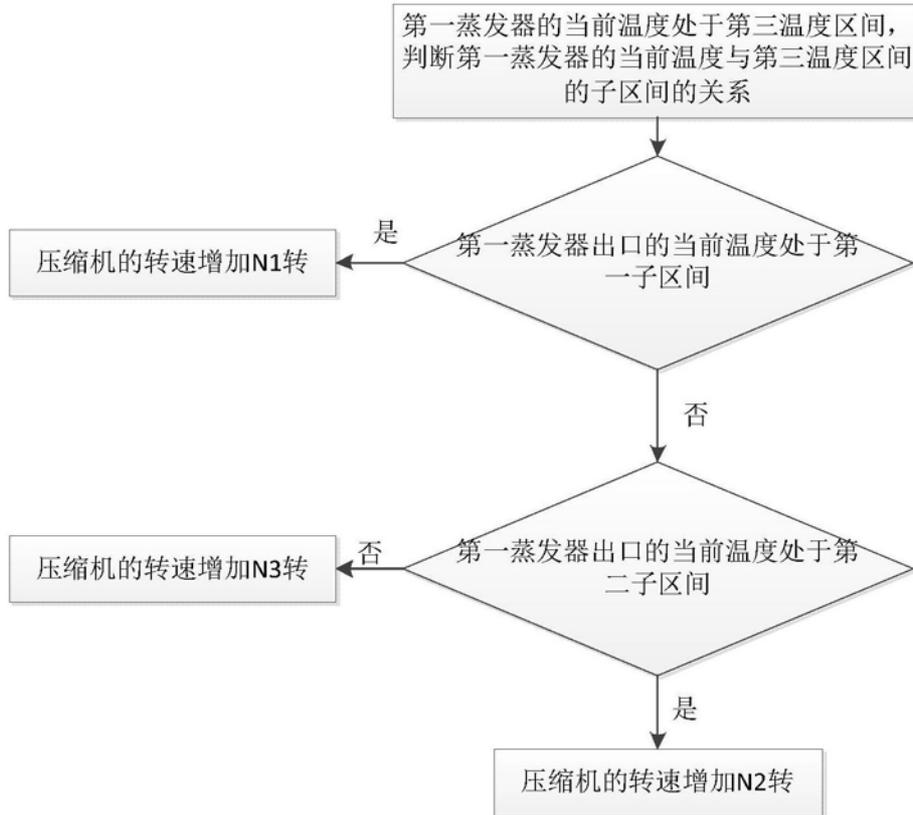


图5

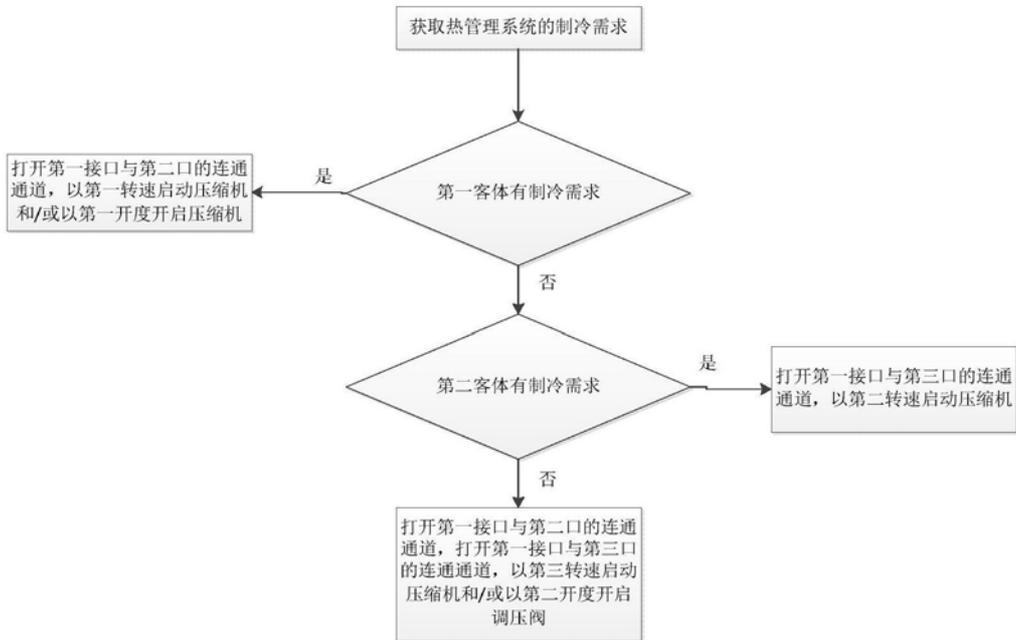


图6

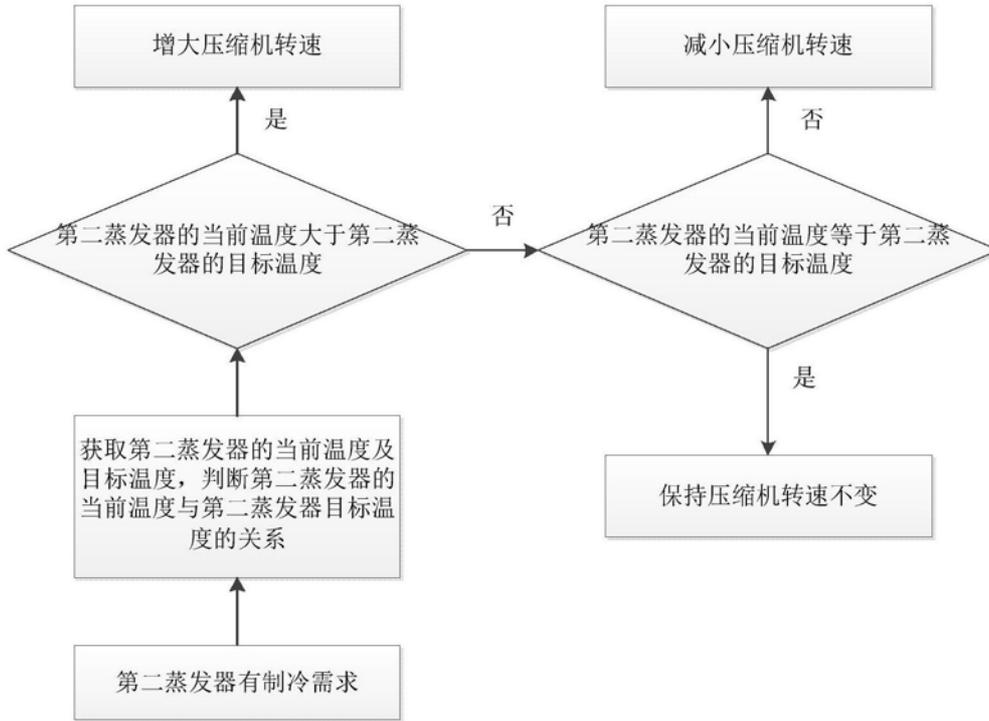


图7

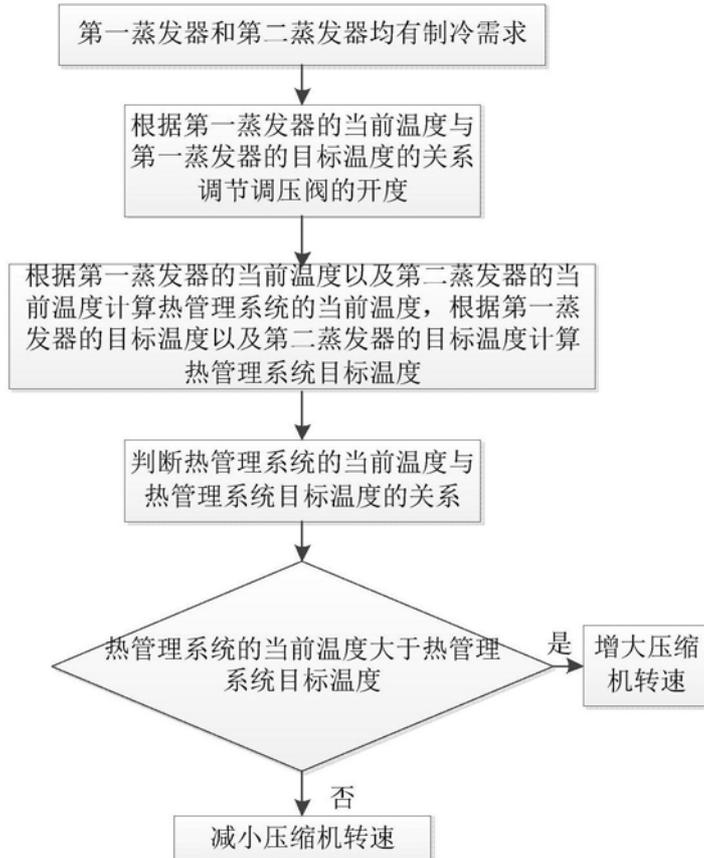


图8