



(12)发明专利

(10)授权公告号 CN 105451509 B

(45)授权公告日 2018.06.15

(21)申请号 201410483385.1

F25D 16/00(2006.01)

(22)申请日 2014.09.22

(56)对比文件

(65)同一申请的已公布的文献号

申请公布号 CN 105451509 A

CN 202799552 U, 2013.03.13,

CN 202799552 U, 2013.03.13,

CN 102213466 A, 2011.10.12,

CN 103115514 A, 2013.05.22,

US 2014094973 A1, 2014.04.03,

(43)申请公布日 2016.03.30

(73)专利权人 广东申菱环境系统股份有限公司

地址 528313 广东省佛山市顺德区陈村镇

机械装备园兴隆十路8号

审查员 袁晨

(72)发明人 陈宇劲 潘展华 陈华 谢春辉

李敏华

(74)专利代理机构 广州粤高专利商标代理有限公司

公司 44102

代理人 邱奕才 汪晓东

(51)Int.Cl.

H05K 7/20(2006.01)

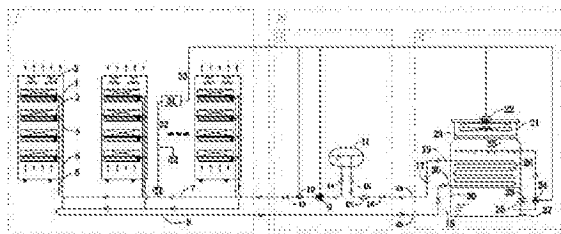
权利要求书2页 说明书6页 附图2页

(54)发明名称

一种氟泵一次环路服务器机柜散热系统的控制方法

(57)摘要

本发明公开一种氟泵一次环路服务器机柜散热系统的控制方法,包括机房单元和冷媒供回氟单元,所述冷媒供回氟单元包括循环动力单元和冷却单元,所述机房单元、循环动力单元和冷却单元依次连接形成闭合循环。本发明实现机柜冷风短距离精确输送,解决服务器机柜局部过热和存在热点的问题;同时利用自然冷却措施,换热温差大、效率高,采用主动防凝露,具备高可靠性、功耗低、噪音小的特点,满足节能环保理念。



1. 一种氟泵一次环路服务器机柜散热系统的控制方法,其特征在于,由氟泵一次环路服务器机柜散热系统实现,所述氟泵一次环路服务器机柜散热系统,包括机房单元和冷媒供回氟单元,所述冷媒供回氟单元包括循环动力单元和冷却单元,所述机房单元、循环动力单元和冷却单元依次连接形成闭合循环,所述控制方法包括冷媒循环、服务器机柜空气散热循环和冷却塔散热循环;所述机房单位包括多个机柜服务器散热系统和主动防凝露控制模块,所述机柜服务器散热系统包括多个服务器和对应设在服务器下方的热管散热器,所述循环动力单元由流量开关、循环氟泵、储液器和干燥过滤器依次串联组成,所述冷却单元包括冷却塔,所述冷却塔顶部设有变频风机,下侧设有进风格栅,内部设有换热盘管,所述换热盘管上端设有喷淋装置,所述喷淋装置上端设有脱水装置,还设有变频喷淋水泵与喷淋装置连接,所述流量开关、循环氟泵、变频喷淋水泵和变频风机与主动防凝露控制模块连接。

2. 根据权利要求1所述氟泵一次环路服务器机柜散热系统的控制方法,其特征在于,所述闭合循环为设有机房冷媒环路供氟干管和机房冷媒环路回氟干管,所述换热盘管一端依次通过换热盘管供氟管、供氟阀、室外供氟连接管、干燥过滤器、储液器、循环氟泵、流量开关与机房冷媒环路供氟干管连接,另一端依次通过换热盘管回氟管、回氟阀、室外回氟连接管与机房冷媒环路回氟干管连接。

3. 根据权利要求1所述氟泵一次环路服务器机柜散热系统的控制方法,其特征在于,所述冷媒循环为冷却单元提供的低温冷媒在循环氟泵的作用下,沿机房冷媒环路供氟干管进入机房单元,通过与之并联的多根冷媒环路供氟支管进入服务器机柜内;各冷媒环路供氟支管内的冷媒在循环氟泵动力作用下进入服务器机柜内的热管散热器内,与经过热管散热器的热空气间接换热后成为高温气态冷媒,继而经冷媒环路回氟支管后流入机房冷媒环路回氟干管并汇总,再经室外回氟连接管、回氟阀、换热盘管回氟管进入闭式冷却塔,高温气态冷媒在换热盘管内与换热盘管表面的喷淋水及通过换热盘管表面的干冷空气间接换热,成为低温液态冷媒;在循环氟泵动力作用下再依次经换热盘管供氟管、供氟阀、室外供氟连接管、干燥过滤器进入循环氟泵内。

4. 根据权利要求1所述氟泵一次环路服务器机柜散热系统的控制方法,其特征在于,所述服务器机柜空气散热循环为在服务器机柜内置散热风扇的动力作用下,服务器机柜外部的热空气经服务器机柜底部进风口进入服务器机柜,热空气首先经过热管散热器与其热管散热器内的低温冷媒热交换,成为温度较低的冷空气,再经过服务器对服务器机柜设备进行降温;换热后的循环空气温度又升高,在完成多个升温——降温——升温后,经服务器机柜顶部散热风扇排出。

5. 根据权利要求1所述氟泵一次环路服务器机柜散热系统的控制方法,其特征在于,所述冷却塔散热循环为在冷却塔顶部变频风机的作用下,室外的干冷空气经进风格栅进入冷却塔壳体,并由下至上通过换热盘管热湿交换、脱水装置成为饱和热湿空气,并经变频风机排出;冷却塔壳体底部的循环冷却水在变频喷淋水泵的作用下,经喷淋装置雾化或喷淋至换热盘管表面,与其内部的循环冷媒间接换热,吸热后的冷却水同时与进入冷却塔壳体的干冷空气热湿交换降温。

6. 根据权利要求1所述氟泵一次环路服务器机柜散热系统的控制方法,其特征在于,所述热管散热器由服务器联锁控制,当某一服务器停止工作时,其对应的热管散热器也自动

关断,不再有冷媒流通;当服务器重启时,热管散热器联锁自动重启并对服务器冷却。

7. 根据权利要求1所述氟泵一次环路服务器机柜散热系统的控制方法,其特征在于,设有供氟温度探头和机房室内空气露点温度探头,所述供氟温度探头设在机房冷媒环路供氟主管上,所述主动防凝露控制模块不间断采集供氟温度探头和机房室内空气露点温度探头测得的供氟温度和机房空气露点温度,若机房空气露点温度与设定值相同,各动力设备保持现有状态持续运行;若机房空气露点温度低于设定值时,所述主动防凝露控制模块发出动作调节输出信号至循环氟泵、冷却塔变频风机和变频喷淋水泵,降低各动力设备运行频率;若机房空气露点温度高于设定值而低于供氟温度时,所述主动防凝露控制模块发出动作调节输出信号至循环氟泵、冷却塔变频风机和变频喷淋水泵,提高各动力设备的运行频率;当机房的空气露点温度高于供氟温度时,所述主动防凝露控制模块发出动作调节输出信号至循环氟泵、冷却塔变频风机和变频喷淋水泵,降低各动力设备的功耗,降低供氟温度且控制供氟温度高于同一时刻采集的机房空气露点温度,所述各动力设备为循环水泵、冷却塔变频风机和变频喷淋水泵。

一种氟泵一次环路服务器机柜散热系统的控制方法

技术领域

[0001] 本发明涉及一种服务器机柜散热系统,尤其涉及一种氟泵一次环路服务器机柜散热系统的控制方法。

背景技术

[0002] 随着IDC互联网数据中心机房高密度机柜的不断增加,设备的集成度越来越高,处理能力也逐渐增高,但设备的功率消耗也随之增大,导致机柜内设备的发热量越多。据统计,目前国内大型IDC机房内机柜服务器发热量大,且基本为全年8760h运行,对于不采用新风的机房而言,全年均需供冷,导致空调系统能耗巨大,其空调能耗约占数据机房整体能耗的40%~50%。

[0003] 传统数据机房送风方式有底板风道送风、冷热通道隔离送风和全房间制冷送风等方式,该模式已不满足现代化机房高密度机柜的制冷需求,出现了局部过热、耗电量大、机房空调能耗过高、噪音大等问题。同时机房精密空调需反复加湿、除湿运转或配套专用除湿机进行机房空气湿度、露点控制,以确保设备内部不发生凝露,导致机房空调系统制冷效率降低、能耗增大。如果机房的散热问题解决不好,就会严重威胁机房设备的安全运行。因此如何在满足设备使用要求的情况下,有效降低机房内空调系统的能耗是空调行业和数据机房运营行业面临的一个重要问题。

[0004] 从节能角度考虑,目前有直接采用将室外空气引入室内为机房降温的方案,其优点是制冷效率高、初投资低、能耗低,但缺点是引入室外冷空气后,使得室内空气洁净度、湿度难以保证,带来了安全隐患,后期运行维护量较大。另外也有采用气气蜂窝式换热器,将热管热空气与室外冷空气间接换热,从而降低机房内温度;其优点是在利用室外冷源时不引入室外的空气,不影响机房内的空气的洁净度和湿度,缺点是初投资相对较高,换热器结构比较复杂,容易堵塞,需要定期清洗,维护工作量大。

[0005] 申请号为201320691041.0的中国专利《一种机柜服务器散热用前板系统》提供了一种机柜服务器散热用前板系统,换热前板、连接球阀、连接软管、进液总管、出气/回水总管、阀门、中间换热器、储液器、储液器进/出液管、氟泵串联组成冷媒制冷剂循环系统;中间换热器、阀门、回水管、冷水机组、出水管、水泵串联组成冷冻水冷却循环系统。该实用新型主要用于户外,且不能用于大型机房的服务器散热。该实用新型是采用换热前板安置于机柜一侧来进行散热,即对整个机柜整体进行散热处理,但是耗能大。

[0006] 申请号为201010033887.6的中国专利《一种机柜散热方法及装置》提供了一种机柜散热装置,包括:机柜,上部设置有热风出口,下部设置有冷风入口;吹风单元,将由冷风入口输入的冷风由机柜下部由下向上输送;液冷单元,将由热风出口排出的热空气进行冷却,并由冷风入口输入到机柜内。该专利虽然将垂直制冷与水冷方式进行有机结合,但是能耗大,且无法应用于大型机房的服务器散热。

发明内容

[0007] 本发明的目的在于克服现有技术的不足,提供一种节能增效、换热效率高、可靠性高、噪音小、寿命长的氟泵内循环式一次冷媒环路服务器机柜散热系统,实现系统主动防凝露,确保了机房内空气的洁净度和湿度。

[0008] 本发明的上述目的通过如下技术方案予以实现:

[0009] 一种氟泵一次环路服务器机柜散热系统,包括机房单元和冷媒供回氟单元,所述冷媒供回氟单元包括循环动力单元和冷却单元,所述机房单元、循环动力单元和冷却单元依次连接形成闭合循环。本发明通过闭合循环来实现冷媒循环、服务器机柜空气散热循环和冷却塔散热循环,节能增效、换热效率高、可靠性高、噪音小,确保不把冷媒水带进机房,不存在因爆管而造成水进机房的危险,无杂质进入循环氟系统中,能够保证机房内的循环氟制冷剂不受污染,延长使用寿命。

[0010] 进一步地,所述闭合循环为设有机房冷媒环路供氟干管连接机房单元和循环动力单元,设有室外供氟连接管连接循环动力单元和冷却单元,设有机房冷媒环路回氟干管和室外回氟连接管连接机房单元和冷却单元。

[0011] 所述机房单元包括多个并联的机柜服务器散热系统,所述机柜服务器散热系统包括服务器机柜、多个散热风扇、多个服务器和多个热管散热器,多个散热风扇设置于服务器机柜内部顶端,所述多个热管散热器分别设置在服务器下端。热管散热器直接换热冷却服务器,实现冷风的短距离输送,解决机柜局部过热和存在热点问题。同时,热管散热器由机柜服务器联锁控制,当某一机柜服务器停止工作时,其对应的热管散热器也自动关断,不再有冷媒流通;当机柜服务器重启时,热管散热器联锁自动重启并对服务器冷却。热管散热器结构类型包括但不限于翅片式热管散热器、微通道热管散热器和陶瓷式热管散热器等。

[0012] 更进一步地,所述机房冷媒环路供氟干管和机房冷媒环路回氟干管分别设有多个冷媒环路供氟支管和环路回氟支管,所述冷媒环路供氟支管和环路回氟支管之间接入多个并联的热管散热器。

[0013] 所述循环动力单元由循环氟泵、储液器和干燥过滤器依次串联设于机房冷媒环路供氟干管上。所述干燥过滤器与室外供氟连接管连接。所述循环氟泵采用变频控制技术。所述储液器能够适应不同工况下对氟利昂的不同需求,保证供氟充足,使系统保持稳定。

[0014] 所述循环氟泵的排放口处设有流量开关。当循环氟泵流量过小,超出了正常范围,认为可能管路堵塞,经过动作调节输入信号到主动防凝露控制模块产生告警。

[0015] 所述干燥过滤器和室外供氟连接管之间、干燥过滤器和储液器之间、储液器和循环氟泵之间和流量开关之前安装有维护球阀。

[0016] 所述冷却单元包括冷却塔,所述冷却塔顶部设有变频风机,下侧设有进风格栅,内部设有换热盘管与换热盘管供氟管和换热盘管回氟管分别连接,所述换热盘管上端设有喷淋装置,所述喷淋装置上端设有脱水装置,还设有变频喷淋水泵与喷淋装置连接。所述换热盘管供氟管和换热盘管回氟管分别与室外供氟连接管和室外回氟连接管连接,所述换热盘管供氟管和室外供氟连接管之间、换热盘管回氟管和室外回氟连接管之间分别设有供氟阀和回氟阀。

[0017] 所述冷却塔另一下侧设有溢水管、补水管和排水管,所述补水管设于溢水管和排水管之间并和变频喷淋水泵连接。通过排水管排水及排污和溢水管自由排水,保证封闭式冷却塔的安全可靠运行,同时确保了中间冷却器里的循环水不受污染,延长了设备的使用寿命。

命。

[0018] 所述机房单元还设有主动防凝露控制模块、供氟温度探头和机房室内空气露点温度探头,所述主动防凝露控制模块与供氟温度探头、机房室内空气露点温度探头、流量开关、循环氟泵、变频风机和变频喷淋水泵分别连接,所述供氟温度探头设在机房冷媒环路供氟干管上。所述供氟温度探头、机房室内空气露点温度探头测出的供氟温度和机房室内空气露点温度,所述主动防凝露控制模块根据通过采集信号的不断输入和动作调节信号的不断输出控制,彻底杜绝热管散热器换热存在的凝露风险。

[0019] 所述冷却单元可集成单独安装于室外;循环动力单元可单独集成安装于机房设备间,所述冷媒供回氟单元包括冷却单元和循环动力单元,可集成安装于室外。

[0020] 所述氟泵一次环路服务器机柜散热系统的控制方法,由一次冷媒环路服务器机柜散热系统实现,包括冷媒循环、服务器机柜空气散热循环和冷却塔散热循环。

[0021] 进一步地,所述冷媒循环为冷却单元提供的低温冷媒在循环氟泵的作用下,沿机房冷媒环路供氟干管进入机房单元,通过与之并联的多根冷媒环路供氟支管进入服务器机柜内;各支管内的冷媒在循环氟泵动力作用下进入服务器机柜内的热管散热器内,与经过热管散热器的热空气间接换热后成为高温气态冷媒,继而经冷媒环路回氟支管后流入机房冷媒环路回氟干管并汇总,再经室外回氟连接管、回氟阀、换热盘管回氟管进入闭式冷却塔,高温气态冷媒在换热盘管内与换热盘管表面的喷淋水及通过换热盘管表面的干冷空气间接换热,成为低温液态冷媒;在循环氟泵动力作用下再依次经换热盘管供氟管、供氟阀、室外供氟连接管、干燥过滤器进入循环氟泵内。

[0022] 所述服务器机柜空气散热循环为在服务器机柜内置散热风扇的动力作用下,服务器机柜外部的热空气经服务器机柜底部进风口进入服务器机柜,热空气首先经过热管散热器与其热管散热器内的低温冷媒热交换,成为温度较低的冷空气,再经过服务器对服务器机柜设备进行降温,实现短距离的冷风输送和精确送风;换热后的循环空气温度又升高,在完成多个升温——降温——升温后,经服务器机柜顶部散热风扇排出,进而完成服务器机柜内外空气循环,同时也完成对服务器的降温冷却处理。

[0023] 所述冷却塔散热循环为在冷却塔顶部变频风机的作用下,室外的干冷空气经进风格栅进入冷却塔壳体,并由下至上通过换热盘管热湿交换、脱水装置成为饱和热湿空气,并经变频风机排出;冷却塔壳体底部的循环冷却水在变频喷淋水泵的作用下,经喷淋装置雾化或喷淋至换热盘管表面,与其内部的循环冷媒间接换热,吸热后的冷却水同时与进入冷却塔壳体的干冷空气热湿交换降温。当室外干冷空气温度较低时,系统自控控制停止变频喷淋水泵运行,仅采用室外干冷空气与换热盘管间接换热,起到节水效果。其中,冷却塔壳体内部的冷却水由自动控制调节补水管对冷却水量进行补充,通过排水管排水及排污和溢水管自由排水,保证闭式冷却塔的安全可靠运行,同时确保了冷却塔里的循环水不受污染,延长了设备的使用寿命。

[0024] 对于不引入室外新风的数据机房,其内部环境空气干湿球温度要求保持恒定,故对应的露点温度也保持恒定。所述主动防凝露控制模块不间断采集供氟温度探头和机房室内空气露点温度探头测得的供氟温度和机房空气露点温度,当机房空气露点温度低于供氟温度时,说明热管散热器换热不存在凝露风险,以控制机房空气温度为主;若此时机房空气露点温度与设定值相同,各动力设备保持现有状态持续运行;若机房空气露点温度低于设

定值时,所述主动防凝露控制模块发出动作调节输出信号至循环氟泵、变频风机和变频喷淋水泵,降低各动力设备运行频率,以达到提升机房空气露点温度和节能的目的;若机房空气露点温度高于设定值而低于供氟温度时,所述主动防凝露控制模块发出动作调节输出信号至内循环氟泵、冷却塔变频风机和变频喷淋水泵,提高各动力设备的运行频率,以达到降低机房空气温度而满足机柜服务器的散热需求;当机房的空气露点温度高于供氟温度时,说明热管散热器的换热存在凝露风险,以控制供氟温度为主,所述主动防凝露控制模块发出动作调节输出信号至循环氟泵、冷却塔变频风机和变频喷淋水泵,降低各动力设备的功耗,降低供氟温度且必须保证温度值高于同一时刻采集的机房空气露点温度。通过采集信号的不断输入和动作调节信号的不断输出控制,彻底杜绝热管散热器换热存在的凝露风险。所述各动力设备为循环水泵、冷却塔变频风机和变频喷淋水泵。

[0025] 与现有技术相比,本发明的有益效果如下:

[0026] (1)实现机柜冷风短距离精确输送,解决服务器机柜局部过热和存在热点的问题;

[0027] (2)具备不引入室外的空气,不影响机房内的空气的洁净度和湿度;

[0028] (3)系统主动防凝露控制根据凝露发生和预防机理设计出节能型主动防凝露控制方案,整个系统设计简单,投资低,系统机房内部无动力、运行无噪音、安全环保,实现数据机房节能增效、安全可靠的目的。

[0029] 说明书附图

[0030] 图1为本发明的结构示意图;

[0031] 图2为本发明的机房单元示意图;

[0032] 图3为本发明的冷媒供回氟单元示意图;

[0033] 其中,1. 服务器机柜;2. 散热风扇;3. 服务器;4. 热管散热器;5. 冷媒环路供氟支管;6. 冷媒环路回氟支管;7. 机房冷媒环路供氟干管;8. 机房冷媒环路回氟干管;9. 循环氟泵;10. 流量开关;11. 储液器;12. 干燥过滤器;13~16. 维护球阀;17. 供氟阀;18. 回氟阀;19. 换热盘管供氟管;20. 换热盘管回氟管;21. 冷却塔壳体;22. 变频风机;23. 脱水装置;24. 变频喷淋水泵;25. 喷淋装置;26. 换热盘管;27. 排水管;28. 补水管;29. 溢水管;30. 进风格栅;31. 控制模块;32. 动作调节输入信号;33. 动作调节输出信号;34. 室外供氟连接管;35. 室外回氟连接管;I. 机房单元;II. 冷却单元;III. 循环动力单元;IV. 冷媒供回氟单元。

具体实施方式

[0034] 下面结合说明书附图和具体实施例对本发明作出进一步地详细阐述,但实施例并不对本发明做任何形式的限定。

[0035] 实施例1

[0036] 如图1,一种氟泵一次环路服务器机柜散热系统,包括机房单元I和冷媒供回氟单元IV,所述冷媒供回氟单元IV包括循环动力单元III和冷却单元II,所述机房单元I、循环动力单元III和冷却单元II依次连接形成闭合循环。

[0037] 进一步地,所述闭合循环为设有机房冷媒环路供氟干管7连接机房单元I和循环动力单元III,设有室外供氟连接管34连接循环动力单元III和冷却单元II,设有机房冷媒环路回氟干管8和室外回氟连接管35连接机房单元I和冷却单元II。

[0038] 如图2,所述机房单元I包括多个并联的机柜服务器散热系统,所述机柜服务器散热系统包括服务器机柜1、多个散热风扇2、多个服务器3和多个热管散热器4,多个散热风扇2设置于服务器机柜1内部顶端,所述多个热管散热器4分别设置在服务器3下端。热管散热器4直接换热冷却服务器3,实现冷风的短距离输送,解决机柜局部过热和存在热点问题。同时,热管散热器4由服务器3联锁控制,当某一服务器3停止工作时,其对应的热管散热器4也自动关断,不再有冷媒流通;当服务器3重启时,热管散热器4联锁自动重启并对服务器冷却。热管散热器4结构类型包括但不限于翅片式热管散热器、微通道热管散热器和陶瓷式热管散热器等。

[0039] 更进一步地,所述机房冷媒环路供氟干管7和机房冷媒环路回氟干管8分别设有多个冷媒环路供氟支管5和环路回氟支管6,所述冷媒环路供氟支管5和环路回氟支管6之间接入多个并联的热管散热器4。

[0040] 如图3,所述循环动力单元Ⅲ由循环氟泵9、储液器11和干燥过滤器12依次串联设于机房冷媒环路供氟干管7上。所述干燥过滤器12与室外供氟连接管34连接。所述循环氟泵9采用变频控制技术。所述储液器11能够适应不同工况下对氟利昂的不同需求,保证供氟充足,使系统保持稳定。

[0041] 所述循环氟泵9的排放口处设有流量开关10。当循环氟泵9流量过小,超出了正常范围,认为可能管路堵塞,经过动作调节输入信号32到主动防凝露控制模块31产生告警。

[0042] 所述干燥过滤器12和室外供氟连接管34之间、干燥过滤器12和储液器11之间、储液器11和循环氟泵9之间和流量开关10之前安装有维护球阀13~16。

[0043] 所述冷却单元Ⅱ包括冷却塔,所述冷却塔顶部设有变频风机22,下侧设有进风格栅30,内部设有换热盘管26与换热盘管供氟管19和换热盘管回氟管20分别连接,所述换热盘管26上端设有喷淋装置25,所述喷淋装置25上端设有脱水装置23,还设有变频喷淋水泵24与喷淋装置25连接。所述换热盘管供氟管19和换热盘管回氟管20分别与室外供氟连接管34和室外回氟连接管35连接,所述换热盘管供氟管19和室外供氟连接管34之间、换热盘管回氟管20和室外回氟连接管35之间分别设有供氟阀17和回氟阀18。

[0044] 所述冷却塔另一下侧设有溢水管29、补水管28和排水管27,所述补水管28设于溢水管29和排水管27之间并和变频喷淋水泵24连接。通过排水管27排水及排污和溢水管29自由排水,保证闭式冷却塔的安全可靠运行,同时确保了中间冷却器里的循环水不受污染,延长了设备的使用寿命。

[0045] 所述机房单元I还设有主动防凝露控制模块31、供氟温度探头T1和机房室内空气露点温度探头T2,所述主动防凝露控制模块31与供氟温度探头T1、机房室内空气露点温度探头T2、循环氟泵9、变频风机22和变频喷淋水泵24分别连接,所述供氟温度探头T1设在机房冷媒环路供氟干管7上。所述供氟温度探头T1、机房室内空气露点温度探头T2测出的供氟温度和机房室内空气露点温度,所述主动防凝露控制模块31根据通过动作调节输入信号32和动作调节信号输出信号33的控制,彻底杜绝热管散热器换热存在的凝露风险。

[0046] 所述氟泵一次环路服务器机柜散热系统的控制方法,包括冷媒循环、服务器机柜空气散热循环和冷却塔散热循环。

[0047] 进一步地,所述冷媒循环为冷却单元Ⅱ提供的低温冷媒在循环氟泵9的作用下,沿机房冷媒环路供氟干管7进入机房单元I,通过与之并联的多根冷媒环路供氟支管5进入服

务器机柜1内;各支管内的冷媒在循环氟泵9动力作用下进入服务器机柜1内的热管散热器4内,与经过热管散热器4的热空气间接换热后成为高温气态冷媒,继而经冷媒环路回氟支管6后流入机房冷媒环路回氟干管8并汇总,再经室外回氟连接管35、回氟阀18、换热盘管回氟管20进入闭式冷却塔,高温气态冷媒在换热盘管26内与换热盘管26表面的喷淋水及通过换热盘管26表面的干冷空气间接换热,成为低温液态冷媒;在循环氟泵9动力作用下再依次经换热盘管供氟管19、供氟阀17、室外供氟连接管34、干燥过滤器12进入循环氟泵9内。

[0048] 所述服务器机柜空气散热循环为在服务器机柜1内置散热风扇2的动力作用下,服务器机柜1外部的热空气经服务器机柜1底部进风口进入服务器机柜1,热空气首先经过热管散热器4与其热管散热器4内的低温冷媒热交换,成为温度较低的冷空气,再经过服务器3对服务器机柜1设备进行降温,实现短距离的冷风输送和精确送风;换热后的循环空气温度又升高,在完成多个升温——降温——升温后,经服务器机柜1顶部散热风扇2排出,进而完成服务器机柜1内外空气循环,同时也完成对服务器3的降温冷却处理。

[0049] 所述冷却塔散热循环为在冷却塔顶部变频风机22的作用下,室外的干冷空气经进风格栅30进入冷却塔壳体21,并由下至上通过换热盘管热26湿交换、脱水装置23成为饱和热湿空气,并经变频风机22排出;冷却塔壳体21底部的循环冷却水在变频喷淋水泵24的作用下,经喷淋装置25雾化或喷淋至换热盘管26表面,与其内部的循环冷媒间接换热,吸热后的冷却水同时与进入冷却塔壳体21的干冷空气热湿交换降温。当室外干冷空气温度较低时,系统自控控制停止变频喷淋水泵24运行,仅采用室外干冷空气与换热盘管26间接换热,起到节水效果。其中,冷却塔壳体21内的冷却水由自动控制调节补水管28对冷却水量进行补充,通过排水管27排水及排污和溢水管29自由排水,保证闭式冷却塔的安全可靠运行,同时确保了冷却塔里的循环水不受污染,延长了设备的使用寿命。

[0050] 对于不引入室外新风的数据机房,其内部环境空气干湿球温度要求保持恒定,故对应的露点温度也保持恒定。所述主动防凝露控制模块31不间断采集供氟温度探头T1和机房室内空气露点温度探头T2测得的供氟温度和机房空气露点温度,当机房空气露点温度低于供氟温度时,说明热管散热器4换热不存在凝露风险,以控制机房空气温度为主;若此时机房空气露点温度与设定值相同,各动力设备保持现有状态持续运行;若机房空气露点温度低于设定值时,所述主动防凝露控制模块31发出动作调节输出信号33至循环氟泵9、变频风机22和变频喷淋水泵24,降低各动力设备运行频率,以达到提升机房空气露点温度和节能的目的;若机房空气露点温度高于设定值而低于供氟温度时,所述主动防凝露控制模块31发出动作调节输出信号33至内循环氟泵9、冷却塔变频风机22和变频喷淋水泵24,提高各动力设备的运行频率,以达到降低机房空气温度而满足机柜服务器的散热需求;当机房的空气露点温度高于供氟温度时,说明热管散热器4的换热存在凝露风险,以控制供氟温度为主,所述主动防凝露控制模块31发出动作调节输出信号33至循环氟泵9、冷却塔变频风机22和变频喷淋水泵24,降低各动力设备的功耗,降低供氟温度且必须保证温度值高于同一时刻采集的机房空气露点温度。通过采集信号的不断输入和动作调节信号的不断输出控制,彻底杜绝热管散热器换热存在的凝露风险。所述各动力设备为循环水泵、冷却塔变频风机和变频喷淋水泵。

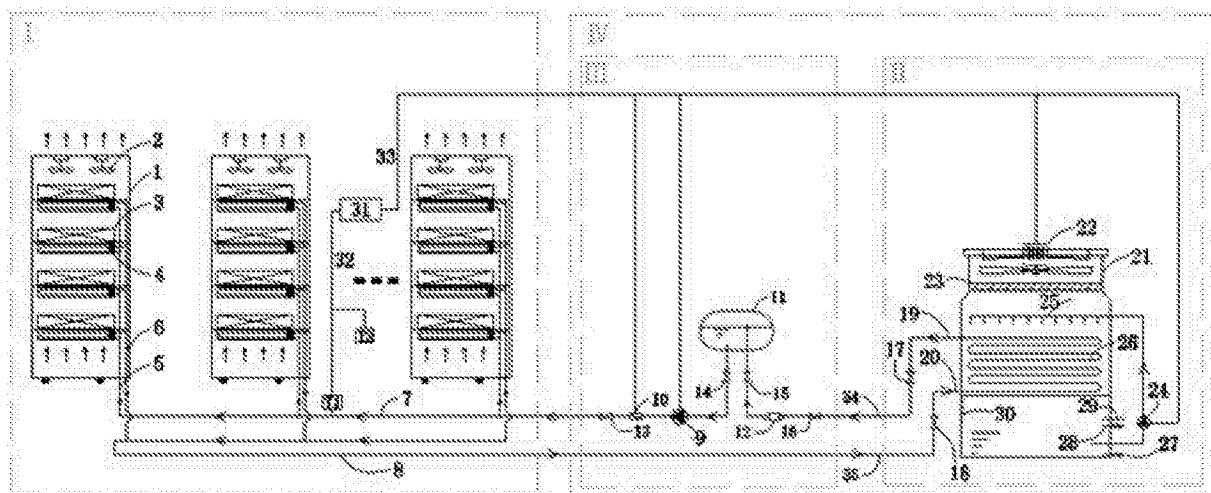


图1

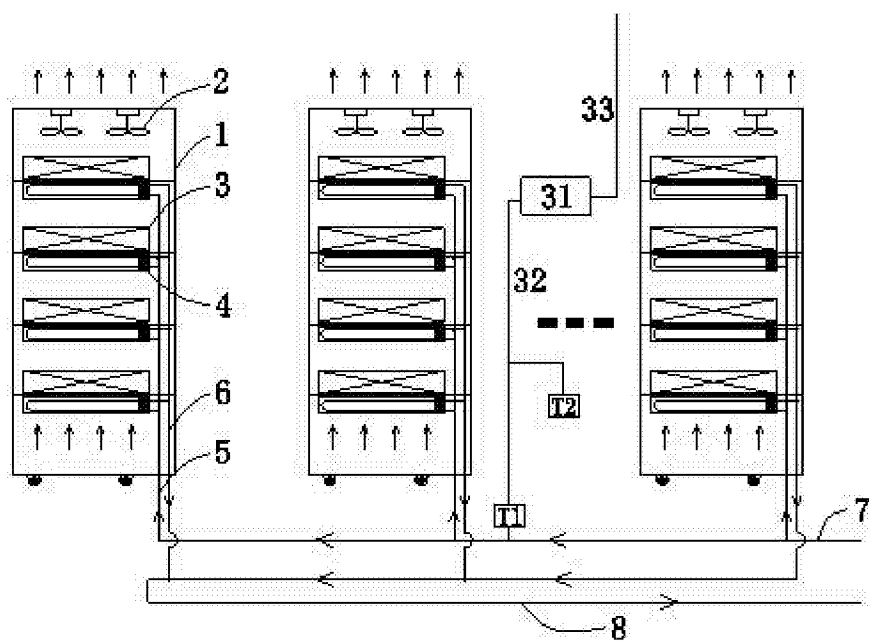


图2

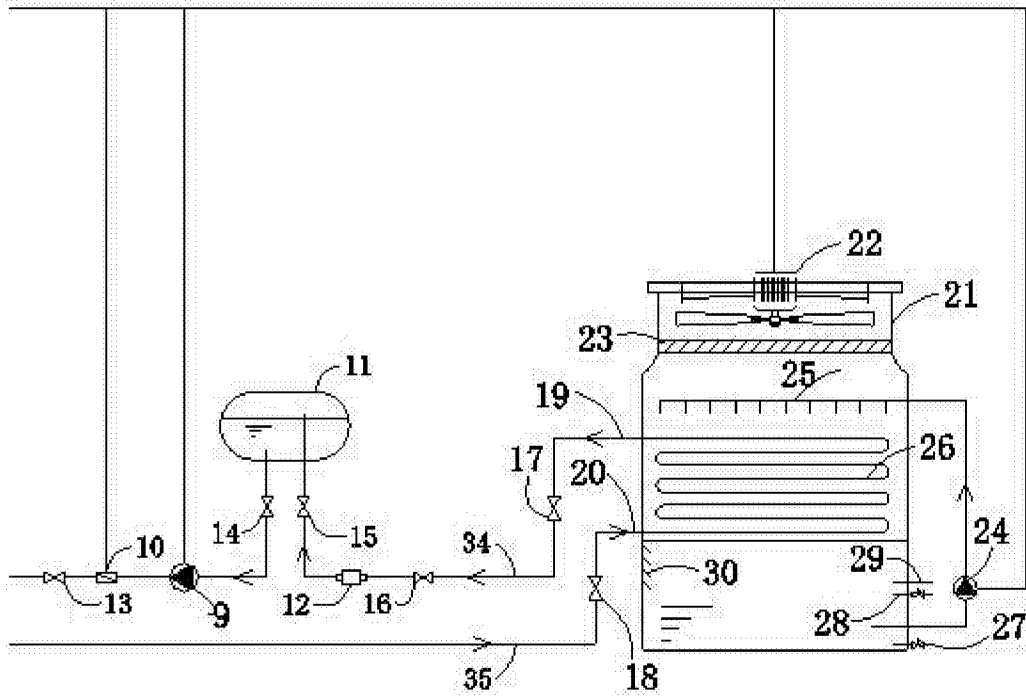


图3