文章编号:1001-2060(2010)02-0190-06

纳米悬浮液热虹吸管的传热性能试验研究

向 军,李菊香

(南京工业大学能源学院,江苏南京 210009)

摘 要: 在相同的试验条件下, 对比研究了纳米 CuO-去离 子水(DW)悬浮液重力热管与普通 DW重力热管的启动性 和等温性,研究了纳米工质热管的充液率和颗粒浓度对热管 工作特性的影响,对纳米工质热管的强化传热机理进行了初 步探讨。研究表明:纳米工质热管比普通热管启动快:纳米 工质热管蒸发段外壁温的高低与充液率、纳米浓度和加热条 件有关;纳米颗粒浓度和充液率对热管的传热性能影响较 大,且存在最佳浓度(本研究为 5%)和最佳充液率(本研究 为 44 3%); 高浓度纳米工质热管比 普通 DW 重力热管易于 达到传热极限;试验中纳米悬浮液重力热管的传热强化率为 $16 \ 19\% \sim 146 \ 27\%$

关键 词: CuO纳米悬浮液: 热虹吸管: 强化传热: Brownian 运动;充液率;浓度

中图分类号: TK172 4, TK124 文献标识码: A

리 言

在大多数情况下,固体的导热系数比液体的导 热系数大 1~3个数量级^[1~2],可以预期,以添加固 体颗粒的流体作为传热的工质能大幅度地强化传 热。但事实上,由于所添加固体颗粒的粒径太大或 其与液体的密度差相差太大,固体颗粒易于沉降,其 不适合热工要求。但是,当颗粒的粒径达到纳米级 尺度时,颗粒具有较高的表面能和很大的比表面积, 以及比液体高得多的比热容等因素^[3],使得纳米固 体颗粒相对于毫米级或微米级固体颗粒而言不易沉 降,且在一定的浓度下,强化传热较流动功耗占优, 因而可以将其添加到液体工质中,使这种工质达到 更好的传热效果。宣益民等人在水中加入 1%~ 7.5% (VQ)的粒径为 100 mm的纳米 Cu颗粒制备 水基 Cu纳米流体^[4],其导热系数可比纯水提高 24%~78%。 Tsa 等人试验得出水基金纳米流体可 有效地降低热管传热过程中的总热^[3]。黄素逸等 人得出水基纳米 ZnQ SQ、AlQ、TQ 流体相对于

纯水而言可将热管的总换热系数提高 13.584% ~ 17.71%^[6]。彭玉辉等人将水基纳米 AlQ 用于热 虹吸管^[7].得出的结论是其强化传热增加率达 47% ~96%

本研究将纳米 CUO颗粒加入到 DW中作为两 相闭式热虹吸管的工质,对该种热管进行了传热性 能试验,并对其与普通 DW热管进行了启动性和等 温性的对比。研究了这种工质的充液率和纳米颗粒 浓度对热管蒸发段的传热系数的影响,同时简要分 析并归纳了该种热管的强化传热机理。

试验系统 1

图 1为试验装置, 热管的总有效长度为 1 657 mm,内径 26 mm,其中,冷凝段管外为夹水套,套管 有效长度 295 mm,内径 57 mm,在蒸发段的管外壁 和中心管内布置了 卫型热电偶,各热电偶的轴向位 置如图 2所示。



图 1 试验装置

纳米 CuO颗粒的平均粒径为 50 m,在为试验 而配置的悬浮液中,颗粒的体积浓度分别为 2%、 5%和 8%。试验所取热管蒸发段的充液率分别为

基金项目: 江苏省自然科学基金资助项目 (BK2004214)

作者简介: 向

收稿日期: 2009-03-06 修订日期: 2009-03-13

军 (1981—), 男, 四川达州人, 南京工业大学硕士研究生. 018 China Academic Journal Electronic Publishing House. All rights reserved. http://www.cnki.net

36. 86%、38 92%、41. 44%和 44. 30%,以此获得不 同颗粒浓度和不同充液率对热管蒸发段传热性能的 影响。





2 试验结果与分析

本研究对纳米 CuO-DW 热管与普通 DW 热管的启动性能、蒸发段管壁的等温性和传热极限进行了对比试验,对不同充液率和不同纳米颗粒浓度的纳米 CuO-DW 热管进行了传热性能的测试。

2.1 启动性能

将浓度分别为 2%、5% 和 8% 的纳米 C·O-DW 热管和相同充液率下的普通 DW热管进行了启动性 能的对比试验。结果发现不同浓度的纳米 C·O-DW 热管由环境温度 28 ℃升到 80 ℃所需的时间为 3.5 ~4^{min} 而 普 通 DW热管 则需要 8^{min} 即 纳米



CuO-DW热管的起动速度为普通 DW热管的 2倍以 上。其原因是由纳米 CuO颗粒的高比热容和小尺 度效应、大比表面效应等因素使热管内壁与工质间 的接触热阻大大减小;同时,纳米 CuO颗粒在液体 中起到了沸腾核化点的作用,降低了沸腾所需的过 冷度,从而使沸腾加速。

2.2 蒸发段壁温分布

对比研究发现:纳米 CuO-DW 热管蒸发段的外 壁平均温度高低除与加热热流密度有关外,还与纳 米颗粒浓度、工质充液率有关。

(1)当充液率为 36 86%时,如图 3(³)所示,对 于纳米 ^{CuO}浓度为 2%和 5%时的热管蒸发段的外 壁平均温度与普通 ^{DW}热管的壁温相比级别接近; 而浓度为 8%的纳米 ^{CuO}-DW热管壁温与普通 ^{DW} 热管相比,低热流加热时高出 1~2 [℃],高热流加热 时高出 4~5 [℃]。

(2)当充液率为 38 92%时,如图 3(b)所示,无 论是高热流加热还是低热流加热,纳米 CuO-DW热 管的各外壁温度都比普通 DW热管的低,且纳米浓 度越高,其对应的壁温越低。浓度为 2%、5%和 8% 的纳米 CuO-DW热管壁温分别比 DW热管壁温低 2 ~6 ℃、6~10 ℃和 6~15 ℃。





?1994-2018 China Academic Journal Electronic Publishing House. All rights reserved. http://www.cnki.net

2010年

(3)当充液率为 41. 44%时, 如图 3([©])所示, 纳 米 CuO-DW热管的各外壁温度都比普通 DW热管 的高, 浓度为 2%时高出 2~5 [°]C; 浓度为 5%时高出 2~7 [°]C, 浓度为 8%时高出 13~15 [°]C。

(4) 当充液率为 44. 30%时, 如图 3(d)所示, 纳
米 CuO-DW热管与普通 DW热管的各外壁温度相
比, 浓度 2%时低 2~6 ℃; 浓度 5%时低 1~5 ℃; 浓
度 8%时高 6~12 ℃(此时,可能是高浓度导致的热管内部的汽一液界面热阻加大, 颗粒积聚加重).

由此可见,在其它条件相同时,热管壁温高低与浓度和充液率密切相关。出现以上的现象的原因是由纳米颗粒的高导热性、颗粒的量子效应和颗粒的Brownjar运动等因素所引起的。同时,充液率对这种热管传热性能的影响较大,纳米颗粒的上述特性是导致如此的管壁壁温特性的主因。单就热管工作温度而言,其充液率在36.86% ~44.30%范围内、浓度为2%、5%、8%时,36.86%和38.92%两种充液率在低纳米浓度(比如试验中的2%和5%)时,可以保证其壁温较低,这样有利于热管长期稳定工作。

23 纳米浓度和充液率对热管蒸发段换热性能的 影响 对于普通热管,充液率和加热的热流密度是影响热管换热的两个最重要的因素^[8]。经过试验发现,对在基液中加入纳米颗粒的热管,影响换热系数的大小除以上因素外还与纳米颗粒的体积浓度高低 有关。其纳米 CuO-DW热管蒸发段传热性能相对 于普通 DW热管的强化率随充液率和浓度的变化而 变化,如图 4所示。蒸发段的平均换热系数定义为:

$$h = \frac{Q}{A_{i} (T_{ve} - T_{y})}$$
(1)

式中:h-热管蒸发段的平均换热系数;Q-传热量 (冷却水带走热量计);T_w-热管蒸发段的平均外壁 温;T₋-热管的管内蒸汽温度(以中心管内所测温度 近似);A₋-热管蒸发段的内表面积。

23.1 充液率的影响

热管的充液率分别取为 36 86%、38 92%、41. 44%和 44 30%,4种情况蒸发段的平均换热系数的 试验结果是:普通 DW热管的蒸发段换热系数在各 个工作温度时基本接近,即在所试验的范围内充液 率对蒸发段换热系数的影响较小;而对于纳米 CuO-DW热管,如图 4所示,在各个不同的纳米浓度时, 蒸发段换热系数在各个工作温度随充液率的变化较



图 4 充液率对热管蒸发段换热系数的影响

?1994-2018 China Academic Journal Electronic Publishing House. All rights reserved. http://www.cnki.net

大,说明充液率对纳米 CuO-DW热管蒸发段的换热 性能的影响较大。当浓度为 2%和 5%时,纳米 CuO-DW热管蒸发段的换热系数随充液率的增加而 增大,但当浓度为 8%时,其纳米 CuO-DW热管蒸发 段的换热系数随充液率的增加而降低。 8%浓度的 工质的热管换热效果被恶化了的主要原因是:高浓 度工质导致工质的流动热阻、蒸发热阻增加。所以 对比可知,以纳米 CuO-DW热管的最佳充液率应该 比普通 DW热管的最佳充液率大。

232 浓度的影响

由图 5可知,在 4种充液率条件下,纳米 CuO

颗粒的浓度为 2%和 5%时,蒸发段的换热系数随浓 度的增加而增大,但当浓度达 8%时,换热系数出现 了不稳定现象,有时比 2%浓度的更大,有时甚至低 于普通 DW的情况,其原因在于,高浓度的纳米颗粒 在水中发生了团聚,当加热热流密度较小时,这种团 聚体几乎不运动;但是,当高热流密度时,团聚体遭 到破坏,粒子就会发生 Brownjan运动。所以纳米 CuO-DW热管存在一个最优浓度,本试验中当纳米 浓度为 5%时,热管的换热效果最好,其换热被强化 了(87.05%~146 27%)而高浓度(8%)的热管换 热效果被恶化(本试验为 16 19%)。



图 5 纳米浓度对热管蒸发段换热系数的影响

图 6为不同纳米浓度的纳米 CuO-DW热管与 普通 DW热管相比,蒸发段传热性能的强化率随充 液率的变化。由图可知,作为热管工质的纳米悬浮 液存在一个最佳的颗粒体积浓度,在该浓度时,强化 传热效果最明显,本研究中的最佳颗粒体积浓度为 5%,其强化传热增加率为 87.05% ~146 27%。同 时由图 4和图 6可知,纳米 CuO-DW热管的最佳充 液率应该比普通 DW热管的最佳充液率大。 DW热管和 2%、5%纳米浓度的纳米 CuO-DW热管 的传热极限相差不大。当充液率增大时,随着炉膛 加热功率的不断增大,纳米 CuO-DW热管出现传热 极限的工作温度比普通 DW热管要高,但 8%纳米 浓度的 CuO-DW热管出现传热极限的工作温度反 而比普通 DW热管的更低。这主要是因为高纳米浓 度会引起热管管壁的出现溪流现象,导致管壁局部 干涸,从而出现局部过热现象。

2.4 传热极限

· 试验中还发现, 在小充液率 (36 86%) 时, 普通 ?1994-2018 China Academic Journal Electronic Publishing House. All rights reserved. http://www.cnki.net



图 6 纳米 CuO-DW热管蒸发段传热性能的强化率随充液率和浓度的变化



图 7 管壁上的薄液膜

3 强化换热机理分析

由试验可知,加入纳米 C^{CO}后热管的换热性能 得到了明显的改善,可能原因在于:

(1)由于纳米颗粒本身的导热能力比水的导热 能力强,所以纳米颗粒的加入增强了热管工质的有 效导热系数。

(2)在小热流密度时, 热管的蒸发段的液池内 进行的不再是自然对流换热, 而转变为弱势的强制 对流换热。其依据是: 工质中的纳米颗粒在液池内 进行着 Brownian运动, 当工质被加热时, 粒子的 Brownian运动会变得异常激烈, 每一个粒子的 Brownian运动都会引起其周围的液体一种微对 流^{[9}, 因而变成了弱势的强制对流。这种微对流的 存在也强化了热管在低热流密度时的换热。

(3)在高的热流密度时,液池和管壁液膜内进行的是核态沸腾。而大量的纳米颗粒被吸附在管壁上,当纳米颗粒的粒径大于液体均质成核的临界半径时^[10],纳米颗粒在液体中就能起到核化点的作用,这样的纳米颗粒对流体内部汽泡成核起到促进作用,即纳米颗粒在工质中充当了核态沸腾时所需

的大量汽泡形成的汽化核心,导致汽泡产生的密度 与纯水相比大得多,而且汽泡尺寸均匀且小,因为纳 米颗粒本身的 Brownian运动,导致这些汽泡形成后 很快就被带离了管壁,让出部位以便下一批纳米颗 粒吸附并形成汽泡。这就使得纳米颗粒的加入既强 化的核态沸腾又扰动了加热壁面微层液膜(即降低 了核态沸腾的热阻)。又由于纳米颗粒易过热^[3], 将导致含有这种纳米颗粒的流体发生汽泡成核所需 的过热度就应更小。

(4) 在冷凝段, 考虑到水与管壁的润湿性, 可以 认为该蒸汽进行的是膜状凝结,所以蒸汽凝结放出 的相变热 (潜热)必需穿过液膜才能传到冷凝段管 壁上。这时,液膜层就成为传热的主要热阻。而在 加入一定量的纳米颗粒后,则可以降低这种热阻,原 因在于:如图 7所示,其中图 (b)代表纳米的浓度不 高(比如本试验的 2%、5%浓度)的液膜,其所加纳 米几乎不会发生团聚且能够均匀分布在水中,这种 情况下发生了表面吸附的纳米颗粒有两种作用:其 一,固体颗粒的导热系数大于水,这样就导致纳米流 体导热性高于纯水;其二,没有团聚的纳米颗粒可以 发生剧烈的 Brownian运动,即纳米颗粒扰动了管壁 的液膜层,从而降低了该层液膜的热阻。但在高浓 度下如图 7 中的 (^{C)}, 大量的纳米团聚形成大的集 团,这种集团是不会发生 Brownian运动的或者只是 很微弱的 Brown an运动, 所以在这种情况下, 其强 化换热只能依靠大量团聚体的导热系数高于基液水 的导热系数来强化换热。当高浓度(比如 8%) 江质 的充液率达到 41.44%、44.30%时,在高热流下加 热,这时蒸汽与液膜层的剪切力使得冷凝段的热阻 变得很大,冷凝液的流动阻力增大,其综合效果是各 种阻力的耗散大于强化的效果。同时高浓度(8%) 引起蒸发时汽一液界面浓度增加,导致蒸发热阻增 加,以上总的情况是换热被恶化了,从而出现图 4中 浓度为 8%的传热情形。

(5)纳米颗粒有大的比表面、高的比热容和小 尺寸效应,使得当工质与管壁接触时^[3],其接触热 阻变得非常小,即出现了热短路现象。这种热短路 现象的结果就使得 C^uO纳米热管的启动性变得很 快,同时对于同样的热源,它会使同样的工质在单位 时间内传输的热流密度比纯水热管大。但是,也正 是这些因素,使得纳米颗粒的在高温时的耐热能力 有限,如文献 [3]所测的数据表明,材料在纳米级 时,其熔化温度比普通块状材料低得多,将纳米悬浮 液用于常温热管中是不会出现这种问题的。

4 结 论

(1)与普通热管相比,纳米 CuO-DW 热管具有 很好的启动性,其蒸发段壁温的高低与工质的充液 率和工质中的纳米浓度、外部加热条件有密切的关 系。

(2)与普通热管一样,充液率是其决定纳米悬 浮液热管传输功率的重要因素。在本研究的充液率 36.86%~44.30%范围内,纳米 CuO-DW热管的最 佳充液率为 44.30%。同时,纳米悬浮液的热管的 最佳充液率大于传统热管的最佳充液率。

(3)从纳米 CuO-DW 热管蒸发段的总体传热 性能强化效果的角度来看,在一定的纳米浓度范围 内,随着浓度的增加,强化效果也会增加;但超过这 个范围后,热管的传热反而会被恶化。本试验研究 中的最佳浓度为 5%,其强化传热效果达 87.05% ~ 146 27%。而浓度为 8%时,传热被恶化可达 16.19%。

(4)高纳米浓度的 CuO-DW热管在大充液率 时与普通 DW热管相比,更易于出现传热极限。 参考文献:

- [1] 程能林. 溶剂手册 [^M]. 第二版 北京: 化学工业出版社, 1994.
- [2] 马庆芳, 方荣生, 项立成. 实用热物理性质手册 [^{M]}. 北京: 中 国农业机械出版社, 1986
- [3] 张立德, 牟季美. 纳米材料和纳米结构 [^{M]}. 北京: 科学出版 社, 2001.
- [4] XUAN Y, LIQ Heattransferenhancementofnanofluids J. Heat Fluid F by 2000 21 58-64.
- [5] TSAICY, CHIEN HT Effect of structural character of gold nano. particles in nano fluid on heat pipe them al performance J. Materials Letters 2004 58 (9): 1461-1465
- [6] 黄素逸,李中洲,黄锟剑.纳米材料在热管中的应用[].华中
 科技大学学报(自然科学版),2006 34(5),105-107.
- [7] 彭玉辉, 彭玉辉, 黄素逸, 等. 纳米颗粒强化热虹吸管传热特性 的实验研究[]. 热能动力工程, 2005, 20(2), 138-141.
- [8] 庄 骏,张 红.热管技术及工程应用[^{M]}.北京:化学工业出版社,2000.
- [9] GUPTE SUNL K ADVANI SURESH G Role of micro convection due to non affinemotion of particles in a mono-disperse suspension
 [1]. HeatMass Transfer 1995 38 (16): 2945-2958
- [10] 王金照. 汽泡成核的分子动力学研究及纳米颗粒对成核的影响[D.北京:清华大学,2005

(本文责任编辑 何静芳)

新技术、新工艺

球面滚柱轴承技术的应用

据《Marine Engineers Review》2009年6月号报道,总吨位为121878 、航速达到24节的大型旅游船于2008年年末建成。该船使用了具有先进轴承技术的传动系统。

Celebrity Solstics旅游船的推进传动装置使用了一个高速自动增益(FAG)径向球面滚柱轴承和二个球面滚柱推力轴承。

该旅游船的推进和操舵是利用一对 20 MW吊舱推力器,在运行过程中的振动和噪声级都非常低,从而能保证旅客旅途的舒适性。

Schaeffer的轴承使驱动装置的轴支承在两 (吊 舱的每 (吊 舱内的定位轴承侧, 接纳来自发动机和螺旋 桨的推力和负荷。

大的球面滚柱推力轴承具有 850 mm的外径,充当主推力轴承并在 135 r/m in最大速度下承受 多达 150 t 的推力负荷。在极端的情况下,该轴承甚至可以在短时间内承受更大的 多达 430 的负荷。

较小的副轴承也是一个FAG球面滚柱推力轴承,外径为 620 mm,它经受机动运行时反向的推力负荷。 该轴承被设计成承受多达 20 的推力负荷,在极端的情况下,可以在短时间内承受多达 200 的负荷。

也是由 Schaeffler Group供应的 FAG径向球面滚柱轴承被设计成接纳来自发动机的径向负荷、螺旋桨的重量和动态力。该径向轴承以这样的方式布置在 Schaeffle的 推力组件装置中,通过 一个公共点使它们对中,从而能够补偿传动轴的任何不对中。

先进的传动技术使用了专门涂层的球面滚柱轴承,有助于保证船舶平稳、安全的机动,同时也减少了振动和噪声级,减少了燃油的消耗。

(吉桂明 摘译) ?1994-2018 China Academic Journal Electronic Publishing House. All rights reserved. http://www.cnki.net Share holling Co. Ltd., Tianjin China, PostCode 300452), WANG Xiao jun (Thermal Company Haibin In vestment Corporation, Haibin, China, PostCode 150001)// Journal of Engineering for Thermal Energy & Power - 2010, 25(2). -184 ~189

On the basis of an analysis comparison and argumentation of USA. Great Britain and German standard calculation methods as well as our country's same calculation ones, determined was the variety of calculation loads and the location of the examination and check points, and chosen were a stress concentration coefficient and the low cycle fatigue design curve. In addition, the strength criterion for calculating the main stress difference and the method for calculating the fatigue and damage safety criterion were determined. The method for calculating the radial temperature difference and its thermal stress as well as the method for synthesizing the inner pressure stress and radial temperature difference, caused thermal stress were established. On this basis, the method for calculating the low cycle fatigue life of a supercharged boiler drum was determined to meet the maneuverability requirements for steam power plants. The establishment of the method in question can not only offer guidance for the design of supercharged boil er drums, but also lay a foundation for the exploratory study concerning the final determination of the method for calculating the low cycle fatigue life of supercharged boiler drums and other relevant problems K ey words super charged boiler boiler drum. Jow cycle fatigue life calculation method

纳米悬浮液热虹吸管的传热性能试验研究 = Experimental Study of the Heat Transfer Performance of a Nano_suspension_based Thermosyphon Pipe[刊,汉]/XIANG jun LI Ju-xiang (College of Energy Source Nan jing Polytechnical University Nanjing China Post Code 210009)// Journal of Engineering for Thermal Energy & Power - 2010 25(2). -190~195

Under the same test conditions contrasted and studied were the starup and isothermal characteristics of a gravity heat pipe filled with nano CuO-deioned water (DW) suspension and a common DW gravity heat pipe. Moreover the influence of the lifu id-filling rate and the particle concentration of the nanoworking medium heat pipe on its working characteristics was studied with a preliminarly exploration of the mechanism governing the intensified heat transfer of the heat pipe. It has been found that the nano-working medium heat pipe can start up quicker than a common heat pipe. The exterior wall surface temperature of the evaporative section of the nanoworking medium heat pipe depends on its liquid filling rate nano-working medium concentration and heating conditions. The nanoparticle concentration and the liquid filling rate exercise a relatively big influence on the heat transfer performance of the heat pipe and there exist an optimum concentration (5%) and an optimum liquid filling rate (44, 3%). It is easier for the high concentration nano-working medium heat pipe to reach its heat transfer limits than the common DW heat pipe. The intensified heat transfer rate of the nano-suspension gravity heat pipe is within a range from _ 16, 19% to 146, 27% for the present test K ey words CuO nano-suspension, thermosyphon pipe intensified heat transfer nano-working medium. Brownian motion

重力辅助平板型环路热管实验研究 = Experimental Study of a Gravity_assisted Plate Type of Loop Heat $PPe[\Pi, \chi] / GAIDong_xing LIU Zhi-chun, LIUW ei YANG Jin_guo (College of Energy Source and Power Engineering CentralChinaUniversity of Science and Technology Wuhan, China, PostCode 430074) // Journal of Engineering for Thermal Energy & Power - 2010, 25 (2). -196~201$

Developed was a set of plate type evaporator and air cooled condenser with stainless steel wires serving as capillary cores, and loop heat pipes with methanol serving as the working medium. The emphasis was put on the study of their startup characteristics under different heat load conditions and their operating characteristics under off design ?1994-2018 China Academic Journal Electronic Publishing House. All rights reserved. http://www.cnki.net