文章编号: 1002-6673 (2020) 04-013-03

船载经纬仪俯仰轴系防水动密封设计

邓健

(中国科学院长春光学精密机械与物理研究所,吉林长春 130033)

摘 要:针对船载经纬仪海洋工作环境下的防水密封需求,结合经纬仪的结构特点和工作方式,提出了一种俯 仰轴系的动密封设计方案。通过合理的方案选择和参数设计,解决了有限空间下,长寿命防水动密封的设计问 题。最后通过有限元仿真,得到了机械密封静环的温度场和应力变形情况,验证了密封结构的有效性。 关键词:船载经纬仪;俯仰轴系;动密封;机械密封 中图分类号: TH743 文献标识码: A doi:10.3969/j.issn.1002-6673.2020.04.005

Design of Waterproof Dynamic Seal for Pitching Shafting of Ship Borne Theodolite

DENG Jian

(Changchun Institute of Optics, Fine Mechanics and Physics, Chinese Academy of Sciences (Ciomp), Changchun Jilin 130033, China) Abstract: According to the water-proof sealing's requirement of the ship borne theodolite in the marine environment, combined with the structural characteristics and working mode of the theodolite, a dynamic sealing design scheme of the pitching shaft system is proposed. Through reasonable scheme selection and parameter design, the design problem of long-life waterproof dynamic seal in limited space is solved. Finally, through the finite element simulation, the stress deformation and temperature field of the mechanical seal ring are obtained, which verifies the effectiveness of the seal structure.

Key words: Ship borne theodolite; pitching shafting; dynamic seal; mechanical seal

0 引言

船载经纬仪作为陆基靶场测控的补充和延伸,可有 效提高测控任务中布站的范围和灵活性,满足大型航天 发射任务的需要。由于船载经纬仪要求在复杂的海洋环 境中工作,在遇到暴风雨等突发恶劣天气情况时,如果经 纬仪防护圆顶关闭不及时,可能出现雨水或海水冲击或 侵蚀光学设备造成严重的损坏,因此在船载经纬仪在设 计中应重点考虑防水密封性设计。

1 经纬仪俯仰轴系结构

俯仰轴系是地平式经纬仪跟踪架的重要组成部分, 是光学系统安装承载平台,其结构如图1所示。由于水平 轴与四通连接并随其旋转,贯穿了两侧的立柱,因此此处 的配合间隙需要进行动密封设计。由于立柱内的空间较 小,不利于密封结构的排布。并且密封结构受到外侧电机 和编码器遮挡,无法打开进行维修和更换。这就要求密封 结构具有高可靠性和较长的使用寿命,因此俯仰轴与立

修稿日期:2020-06-08

作者简介:邓健(1987-),男,辽宁营口人,硕士,助理研究员。主 要从事光学望远镜机械结构设计。



图1 经纬仪俯仰轴系结构示意图

柱之间的旋转间隙就成为了俯仰轴系的防水密封设计的 难点。本文根为解决上述问题,提出了一种俯仰轴系动密 封装置。

2 设计工况参数

设计参数如表1所示。

3 总体密封方案的确定

俯仰轴系的防水密封设 计,重点是解决回转轴系的动 密封问题。旋转轴动密封装置

可分为接触型密封和非接触型密封两大类印。常 触 型旋转密封包括合成橡胶唇形密封、聚四氟乙 容

表1 设计工况参数 设计条件 介质

密封介质 密封介质压

工作转速

密封轴直径

环境温度

见	的	接	角
烯	唇	形	范

水

0.2Mpa

10r/min

150mm

20°C

封、O型圈密封、机械密封等;非接触密封包括间隙密封、 迷宫密封等。基于俯仰轴系的结构特点,我们选择机械密 封为主,迷宫密封作为辅的动密封方案,密封垫和密封圈 作为静密封,其结构如图2所示。机械密封的优点是密封 性能可靠,能承受较高的压力;使用寿命长,而且运行中 基本不需要维护和修理,摩擦力矩小等。迷宫密封的作用 是降低海浪的冲击压力,减少灰尘等杂质的进入,同时并 不会增加俯仰轴系的摩擦力矩。



4 机械密封设计

机械密封是指在密封流体压力和弹性元件压力的作 用下,使密封动环和静环接触面之间产生一个初始接触 应力,阻止流体产生泄漏的装置。本设计中的机械密封装 置主要由密封摩擦副、补偿缓冲机构、辅助密封圈、回转 限位机构等部分构成^[2]。在结构布局上将机械密封装置设 计到轴承的外侧,节省了轴向安装空间。

4.1 密封摩擦副材料的选择匹配

虽然经纬仪俯仰轴系的工作时长短、转动速度很低, 但是为了保证光学系统的清洁,无法使用油液冷却润滑, 机械密封装置始终处于干摩擦状态,这就要求密封摩擦 副材料具有较低的摩擦系数和较高的导热和耐热性能。 因此本设计中选用碳化钨硬质合金做为动环,浸树脂碳 石墨材料作为静环。浸树脂碳石墨具有自润滑性,再对二 者配合端面进行研磨加工,可保证其具有较低的摩擦系 数。同时他们都具有优良的耐磨性、耐热性和耐腐蚀性, 具有较长的使用寿命^[3]。

4.2 设计选型

补偿缓冲机构的作用是通过弹性元件为机械密封摩 擦副提供合理恒定的端面比压,对密封面的振动、磨损和 安装误差起到补偿缓冲作用,提高使用寿命。本设计中选 用多弹簧结构,使密封端面的受力与变形更加平滑。

为防止机械密封动环和静环与安装轴(座)之间发生 泄漏,必须在相应位置设计硅橡胶密封圈密或密封垫作 为辅助密封。它具有弹性恢复力强、耐腐蚀等优点,可以 补偿密封接触面的磨损和轴的转动不规则。

静环一般采用浮动支撑,因此需要设计一套具有一 定自由度回转限位机构。本设计中选用球头柱销机构,它 的优点是在动环旋转摩擦力矩的作用下只产生切向力, 减少静环振动或倾斜而造成的泄漏。

4.3 摩擦副尺寸参数的确定

通过合理的设计摩擦副的尺寸参数,可以提高机械密 封的密封性能和使用寿命。机械密封设计中通常将硬度低 的材料做成窄环,这样可以减轻软材料在运动过程中的 磨损程度,提高整体的使用寿命^[4]。窄环的端面宽度 b 和 高度 h 是重要的参数,主要由材料的强度、刚度以及耐磨 损能力确定,通过查手册确定本设计中 b=6mm,h=3mm。

动环与静环之间的间隙应合理选择,既能作为定位 配合,又要容许温升后的形变。本设计中静环与轴的间隙 取 3mm,动环与轴的间隙设计为 1mm。

5 机械密封性能仿真分析

机械密封在工作中,摩擦副在流体压力和摩擦作用 下会发生变形而产生泄漏。而机械密封的变形多发生在 硬度较低的浸树脂石墨环上,因此我们着重对其进行分 析,该材料的参数见表 2。

表2 碳石墨静环材料参数

弹性模量	泊松比	密度 p	线膨胀系	导热系数 k	比热容 C
E(N/m ²)	μ	(kg/m ³)	数 α1/℃	W/(m・℃)	J/(kg·℃)
2.5×10 ¹⁰	0.15	1810	6.5×10 ⁻⁶	35	710

5.1 温度场分析

由于干摩擦机械密封工作过程中会不断产生热量, 使密封端面产生热变形,因此我们首先对动环进行热分 析,求出它的温度场分布。为简化热分析边界条件,在分 析中假定动环与静环、静环与轴的接触边界绝热,只考虑 摩擦产生的热流密度以及静环与密封介质的对流换热。 摩擦产生的热流密度可由经验公式(1)近似计算;静环环 与密封介质间的对流换热系数可由公式(2)计算^[5]。设环 境温度为 20℃,热分析边界条件施加方式和温度场计算 结果如图 3 和图 4 所示。



式中:Re_c-密封介质旋转搅拌效应下的雷诺数;为 Re_f-密封介质产生轴向绕流现象下的雷诺数;Pr-普朗



特常数:d—静环外径:λ—流体的导热率。

由温度场分析结果可知,密封端面处的温度最高为 39.2℃,温度梯度也最大。碳石墨静环的温度沿轴向和径 向远离端面的方向逐渐降低,总体温度处于材料可承受 的温度范围内。

5.2 结构热-力耦合分析

碳石墨静环的结构力学边界条件如图 5 所示,在密



封端面处施加轴向约束,在回转 限位机构作用处施加径向位移 约束。由于转速较低可忽略气膜 反压的影响,静环主要受到密封 介质压力、弹簧压力和摩擦力矩 的作用。

利用分析软件的热力学模块 <u>從向位移约束</u>和静力学模块对密封静环进行 热-结构分析,将热分析结果作为 热载荷施加到静力学分析模型 中,得到静环的变形云图如图 6

(上接第9页) 增加到 80V 的过程中,放电电流峰值 会随着脉冲激光能量的升高而升高,放电时间保持不变, 都维持在 20µs 左右。当电极电压为 20V 时产生的放电峰 值仅为 0.36A,随着激光能量进一步的增加会导致放电电 流峰值的增加,当电极间电压达到 80V 时,放电电流峰值 达到 1.58A。

分析原因是因为当脉冲激光产生的等离子体在电极 间生成后,由于等离子体的运动主要受到电场的作用以 及等离子体的自身膨胀,而电极间电压越高,意味着累积 在电极两端的电荷量越多,在充足的等离子体形成放电 通道后会导致放电产生的电流值越大,而放电时间保持 不变说明了电极之间电场的作用对等离子体诱导放电的 持续时间影响很小。

3 结论

综合实验结果分析,得出以下结论:脉冲激光辐照带 电电极会诱导放电的产生,且存在产生放电的激光能量 阈值,实验中的放电阈值在4.25mJ左右,放电电流峰值 和持续时间会随着激光能量的升高而升高,脉冲激光辐



所示。可以看到静 环的最大变形发生 在接触面上,总体 的变形量较小。

6 结论

本文根据船载 经纬仪俯仰轴系的 使用要求和工况参 数,通过比较各类 动密封装置的优缺 点,设计了一套机

图 6 静环在热--结构边界条件下的变形 云图

械密封裝置。在设计中着重考虑了机械密封的摩擦副材料的选型以及尺寸参数、密封结构的组成、优化了结构布局以适应紧凑的轴向安装空间。最后通过有限元仿真得到了密封静环的温度场分布以及热-结构边界条件下的变形,验证了该机械密封装置的有效性。

参考文献:

- [1] 刘令勋,刘英贵.动态密封设计技术[M].北京:中国标准出版社, 1993.
- [2] 吴昊.机械密封热力耦合变形及流场分析[D].兰州:兰州理工大学 硕士论文,2014.
- [3] 曾涛.机械密封的摩擦副材料[J].润滑与密封,1999,6.
- [4] 张忠波.一种串联机械密封的设计[J].液压气动与密封,2019,6.
- [5] 肖云鹏.干摩擦机械密封摩擦磨损机理及端面性能的研究[D].北 京:北京化工大学硕士论文,2019.

照带电电极诱导形成放电的电流峰值主要受到电极之间 累积的电荷量影响,电荷累积越多产生的电流峰值越大。 放电电流持续时间主要受到脉冲激光能量的影响,能量 越高形成的等离子体浓度和持续时间越长导致形成的放 电通道持续时间越长,从而导致放电时间越长。

参考文献:

- [1] 薛梅.高压砷化镓太阳阵 ESD 效应及防护技术研究[D].天津:天津 大学,2007.
- [2] Archer J , Rauschenbach H , Stevens N . Investigation of ESD hazard for large space solar arrays configured with GFRP/Kapton substrate[C]. Aerospace Sciences Meeting, 1989.
- [3] Payan D, François Sévérin, Catani J P, et al. Electrostatic Discharges on Solar arrays Physical Model of Inverted Potential Gradient Electrostatic Discharge[J]. procspacecraft charging technology conf, 2001.
- [4] Toyoda K, Okumura T, Hosoda S, et al. Degradation of High–Voltage Solar Array Due to Arcing in Plasma Environment [J]. Journal of Spacecraft and Rockets, 2005, 42(5):947–953.
- [5] 唐恩凌,张立佼,张庆明.诱发供电太阳能电池阵放电的临界碰撞 速度研究[J].真空科学与技术学报,2015,11.
- [6] 李宏伟,韩建伟,蔡明辉.激光诱导等离子体模拟微小空间碎片 撞击诱发放电研究[J].物理学报,2014,11.