# 漏磁内检测器磁路系统通过性能提升

雷海

(中海石油(中国)有限公司天津分公司 天津 300450)

摘要:为进一步提升海底管道漏磁内检测器通过性能,使内检测器在直管段及最小弯头处能通过更大的缩径,对内检测器在管道中运行时的整体受力情况进行了分析,并对漏磁节焊接强度及螺丝所需提供的拉力进行了进一步计算。在通过 ANSYS 进行整体有限元强度分析后,对内检测器漏磁节结构系统进行了整体优化,包括受力轴直径、磁路浮动限位销轴和磁路系统,最后在直管和弯头处进行了通过性模拟仿真。

关键词: 漏磁内检测器; ANSYS; 磁路浮动限位; 磁路系统; 弯头

# 0 引言

油气管道是能源输送大动脉。近年来,油气管道安 全得到社会广泛关注。管道内检测技术是用于判断管道 腐蚀失效风险并使之量化的一种管道完整性管理工具。 漏磁检测是目前较为成熟且工业应用最为广泛的管道内 检测技术。应用该技术能检测出管道内/外腐蚀产生的 金属损失缺陷,对被检测管道清洁度要求低,可兼用于 输油和输气管道。通过在线检测,可以对缺陷进行识别、 定位和量化统计,是指导管道合理维修、开展管道完整 性管理工作的重要手段。但由于海底管道特殊的作业条 件要求,基于管道机械测径数据,目前许多海底管道因 变形不满足常规内检测器的管道通过性要求。基于以上 现状,对现有海底管道漏磁内检测器磁路系统通过性升 级,从而实现漏磁内检测器在整体通过性水平上的技术 提升。 使用过程中受到管内压力的作用,推动漏磁检测器在 管内向前移动的动力来源于设备两端的压力差。基 于之前的作业经验,内检测器两端的压力差不超过 1MPa,考虑100%的安全系数,内检测器两端压力 按2MPa计算。在管道末端,需要采用拖拉的方式 将漏磁检测器从管道中取出,动力源来自2t的牵拉 倒链。

主要校核内容为整体强度校核、主轴焊接强度校核 及受拉时螺丝的强度校核。

2.2 计算校核

在整个计算校核中,按照内检测器两端的压力差 2MPa、管内径 170mm 计算,漏磁检测器受到的压力根 据公式 *F=PA* 计算:

 $F = PA = 2 \times 3.14 \times 170 \times 170 \div 4 = 45373$ N

式中:P-管内压力(MPa);

A—管内截面积 (mm<sup>2</sup>)。

通过计算可知,内检测器两端的压力差所产生的拉力约为 45.4kN,远大于倒链最大拉力 20kN,故后续计算按 45.4kN 计算。

# 1 研究目标

内检测器磁路系统主要由耐磨垫、衬铁、永磁铁、 轭铁、传感器和其他机械

结构组成(图1)。 在保证设备强度满足 作业的条件下,将8吋漏 磁内检测器直管段通过性 能提升到170mm,将8吋 漏磁内检测器弯头通过性 能提升到弯曲半径3D。

# 2 内检测器磁路系统强度计算

# 2.1 计算任务

8 吋 漏 磁 检 测 器 在 图 1 内检测器磁路系统





2022年 第20期

# 3 漏磁内检测器磁路系统优化设计

# 3.1 漏磁内检测器磁路系统形式

由于漏磁检测器的每瓣结构是铰接形式,可以通过 摆杆绕支点摆动,每瓣机构的末端通过导向柱在导轨上 滑动,所以漏磁检测的外径是变化的。

#### 3.2 受力轴尺寸确定

(1) 轴内径需要穿线, 定义内径为 30mm;

(2)考虑轴受力情况,初步假定轴壁厚确定10mm。3.3 后法兰盘确定

内检测器磁路系统在空间足够大的情况下,磁路系 统后端的限位法兰决定了其浮动的上限和下限。

(1) 当导向柱到达最高点时,整个漏磁检外径最大(图 2)。

(2)当导向柱到达最低点时,整个漏磁检测器的外径最小(图3)。

根据需求重新设计了后法兰的上/下限位孔,张开 后最大外径 210mm。收缩后最小尺寸 164mm,此时侧 向间隙 1.47mm (图 4),满足 8 时漏磁内检测在最小 170mm 管道中应用的条件。

# 3.4 磁路浮动机构优化

上述两方面的优化给后续的磁路系统优化提供了足够空间,在保证总体强度的前提下,减小了受力轴的直径,降低了最低限位点的位置。通过机械计算,设备磁路浮动机构总体厚度小于 60mm,长度需小于 246.91mm (图 5)。

根据有后续的磁路系统磁场仿真结果,设备磁路浮动机构总体厚度 46.8mm,长度需 177mm,满足了前期 机械计算要求。



图 2 导向柱最高点



图 3 导向柱最低点

# 4 强度计算

#### 4.1 整体强度仿真计算

使用分析软件 ANSYS17.0 对漏磁检测器的整体强 度进行分析。为简化分析过程,对漏磁检测器进行了简 化处理,主要是对主轴进行了强度分析校核。

计算结果显示,漏磁检测器所受的最大应力为200MPa,远远小于主材外钛合金TC4的屈服强度860MPa,故漏磁检测器的强度满足使用要求。

# 4.2 焊接强度计算

漏磁检测器的主轴通过如图 6 所示的 4 个坡口焊连 接固定在一起,其中 1 和 2 两个焊口将左侧法兰与轴连 接在一起,3 和 4 两个焊口将右侧法兰与轴连接在一起。 在受力过程中,1 和 2 共同受力,3 和 4 共同受力。



图 4 侧向间隙



图 5 磁路浮动机构尺寸



图 6 内检测器主轴

- 29 -

# 机械制造与智能化

参考《机械设计手册》第一卷第三章,及GB 50017-2017《钢结构设计规范》第七章第一节,焊接强度计算公式为:

$$\sigma^{N} = \frac{F}{h_{e1}l_{w1} + h_{e2}l_{w2}}$$

式中:  $\sigma^{N}$ —轴向拉力 F 产生的应力;

h。一焊缝计算厚度;

i<sub>w</sub>一焊缝计算长度。

如图 6 所示, 焊口 1 的焊接长度为 171.21mm, 焊 口 2 的焊接长度为 175.9mm。根据 GB 50017-2017《钢 结构设计规范》, 计算焊接长度与实际长度减去 10mm, 焊缝计算厚度按照 1mm 计算, 则:

$$6^N = \frac{F}{h_{-1}L_{1}+h_{-2}L_{2}} = \frac{45373}{1 \times 171 \ 2 + 1 \times 175 \ 9} = 133.6$$

根据规范,焊口强度要大于母材强度,而母材为钛 合金 TC4,其屈服强度是 860MPa,远远大于计算所得 的 133.6MPa,故焊接强度满足使用要求。

# 4.3 螺纹连接机构强度计算

内六角螺丝所需提供的拉 力最大为45.4kN,当前设计 为8个螺栓M6(图9),这样 每个螺栓的需提供的拉力最 大约为5.7kN,而单个钛合金 M6螺丝能承受的极限拉力为 13.7kN,故满足使用要求。

根据漏磁检测器的整体强 度及焊口、螺丝的分析计算结 果可知,漏磁检测器满足使用 要求。

# 5 漏磁内检测器磁路通过性 模拟

为进一步验证内检测器磁 路系统优化后的通过性能,在 进行机械计算的基础之上,对 优化后的结构又进行了三维仿 真模拟。

#### 5.1 直管段模拟

(1) 漏 磁 检 测 器
模 拟 钢 管 内 径: 200.1mm、
壁 厚 9.5 的 直 管 段 通
过性。

(2) 漏磁检测器模拟钢管 内径:190.5mm、壁厚14.3 的 直管段通过性。

(3) 漏磁检测器模拟钢管

- 30 -

内径:170mm的直管段通过性。

对直管段进行三维仿真模拟得出,在弯曲半径是 3D 和 1.5D 的情况下,新的漏磁检测器可以通过内径为 190mm 的管线。

5.2 弯头模拟

(1) 漏磁检测器模拟 3D (D=219) 弯头内径 190mm 的通过性。

(2) 漏磁检测器模拟 1.5D (D=219) 弯头内径 190mm 的通过性。

结论:在弯曲半径是 3D 和 1.5D 的情况下,新的漏 磁检测器可以通过内径为 190mm 的管线。

# 6 试验测试

为进一步验证优化后的漏磁内检测器磁路系统的通 过性,依托中海油海底管道检测技术验证评价试验平台 (图 7)进行了环路通过性试验。

试验条件为直管段内径 170mm (图 8),弯管弯曲 半径 1.5D,输送介质为水,入口压力 1MPa。



图 7 中海油海底管道检测技术验证评价试验平台



图 8 直管道端照片 (170mm)

(下转第34页)

# 机械制造与智能化

(1)为保证夹紧力测试的精度和准确性,在测试过程 中增加温度补偿是有必要的。

(2)温度对螺纹连接副的夹紧力影响比较明显并且 呈线性强正相关。

(3)通过理论计算和试验可以得出,在标定
温度以下(-12~22℃),温度对夹紧力的影响为
0.56kN/℃,在标定温度以上(22~44℃),其影响度为
0.21kN/℃。

### 参考文献:

[1] 钱祖文. 非线性声学 [M]. 北京: 科学出版社, 1993: 234-360.

[2] 闻邦椿. 机械设计手册 (第6版) [M]. 北京: 机械工业 出版社, 2018.

[3] 酒井智次. 螺纹紧固件联接工程 [M]. 柴之龙,译. 北京: 机械工业出版社,2016.

[4] 何桢主. 六西格玛管理(第三版)[M]. 北京:中国人民 大学出版社,2014.

作者简介:王莉梅(1985-),女,汉族,四川泸州人,本科, 工程师,研究方向:整车紧固件模拟装配;徐波(1989-), 男,汉族,浙江宁波人,本科,工程师,研究方向:整车 紧固件模拟装配。

#### (上接第30页)

优化后的内检测器,在170mm 直管内径、1.5D 弯 头半径通过性试验中,全程压力运行平稳,取球后检查 设备结构完整,试验取得成功。

# 7 结语

优化后的漏磁检测器磁路系统,可以通过直管段 的最小内径为170mm,可以通过弯头最小弯曲半径为 1.5D。优化效果超出预期指标要求,实现了漏磁内检测 器在通过性的水平上的技术提升,使混输及天然气介质 条件下内检测器通过性能进一步提升,降低内检测作业 风险,避免因部分管道变形无法进行常规内检测。对该 类型管道进行完整性管理,可进一步提升高风险管道完 整性管理水平,降低管道溢油风险。

#### 参考文献:

[1] 武万辉,郭勇,王同德,等.管道漏磁检测技术及应用[J].管道技术与设备,2009(2):33-34.
[2] 陈正阁,王长龙,梁四洋.基于 ANSYS 软件的管道漏磁场分析[J].火力与指挥控制,2008,33(12):26-29.
[3] 张喜艳,谭跃刚,管道缺陷漏磁检测信号的仿真[J].测量与检测技术学,2008,35(08):58-61.

**作者简介:** 雷海(1973.05-),男,汉族,河南灵宝人, 本科,研究方向: 机械设备。

- 34 -