DOI:10.11973/fsyfh220671

CO₂驱油过程中输油管道的冲蚀特性

俞 航¹,常爱莲^{1,2},黄本清¹,邵明鲁³

(1.常州大学机械工程与轨道交通学院,常州 213164;2.江苏省能源动力高端装备工程研究中心(常州大学),常州 213164;3.常州大学石油与天然气工程学院,常州 213164)

摘 要:原油管道运输过程中掺杂的 CO₂ 和砂粒会加重管壁的冲蚀破坏。针对管道冲蚀问题展开研究。基于计算流体动力学方法研究了弯曲角度、砂粒粒径以及流量等对管壁冲蚀特性的影响。结 果表明:随着弯管弯曲角度的变化,冲蚀速率呈倒"U"形变化,当弯曲角度在 90°左右时,壁面冲蚀速 率最高;同时砂粒粒径以及流量与壁面冲蚀速率均呈现正相关。对管道直管与弯头连接段采取螺旋管 道式串联处理,对壁面进行优化设计,可有效缓解壁面冲蚀程度,提高原油管道的安全性及输送效率。

关键词: CO2;多相流;冲蚀速率;优化壁面;管道

中图分类号: TG174.4 文献标志码: A 文章编号: 1005-748X(2025)04-0083-08

管道内多相流的冲蚀研究始终是一个焦点,大 量的实践证明通过计算流体力学(CFD)方法对管道 的冲蚀磨损行为进行数值模拟具有极可靠的计算精 度的。ZHAO 等^[1]结合了计算流体动力学(CFD) 和离散元方法 (DEM),模拟了液固流动特性对 90° 弯管的冲蚀影响,结果证明随着颗粒体积分数的增 加、弯管表面冲蚀程度增加。LIU 等^[2]将两相流模 型与多颗粒冲击水平管壁表面的冲蚀预测模型相结 合,获得了预测水平壁侵蚀的简化方法,并得出管壁 均匀减薄的主要原因是颗粒在很小的冲击角度下不 断冲击壁面。ZHANG等^[3]通过流体速度、颗粒直径 和质量流量分析了三通管道冲蚀速率与壁面剪切应 力之间的关系。ZHU 等^[4] 基于欧拉-拉格朗日方法 和冲计算流体动力学离散相位模型 (CFD-DPM) 求 解了液固流并预测了冲蚀分布,结果表明冲蚀主要发 生在 U 型弯管的下表面和下游管的外表面。

目前对于管道冲蚀磨损的研究已经不再停留于 输送工况和影响参数等,对于管道本身结构对冲蚀 磨损的影响得到了国际上众多学者的密切关注。 ZHOU 等^[5]设计了具有双层壁结构的弯头,以呈 现冲蚀特性、颗粒破损率和压降,研究了弯管形状对

收稿日期:2023-11-10

冲蚀的影响规律。陈铮等^[6]在异径偏心弯管冲蚀 模拟中发现,变径后的直管段剪切应力较大,易发生 冲蚀。OTHAYQ等^[7]通过试验和计算研究了两 个弯头之间距离对第二弯头上固体颗粒冲蚀行为的 影响,发现距离越长,粒子在撞击第一个弯头后恢复 和增加其动能之前的时间就越多,在第二个弯头上 就有更大的冲蚀风险。ZHAO等^[8]研究表明串联 弯管下游弯头的冲蚀情况受连接距离的影响较大, 且当颗粒粒径很大时,最初弯头处冲蚀程度很大,在 后续串联弯头处的冲蚀程度反而相对较小。王森 等^[9]分析发现π形管连接长管条件下,第4个弯头 受冲蚀程度最大。SEDREZ等^[10]验证了串联弯管 方向的改变也会影响弯头处的冲蚀程度。

在实际工程应用中,CO₂驱油是一种高效、无 污染的油气开采技术,该技术使用条件广泛且成本 低,大量实践证明 CO₂是一种有效的驱油剂,可有 效降低原油黏度和油水间的界面张力。SUN 等^[11] 通过实验验证了 CO₂-水-原油混合流体的有效黏度 是随 CO₂ 溶液压力的增加呈指数下降的;但随着黏 度的降低,砂粒受到的黏性力束缚作用减弱,冲蚀速 率提高。MA 等^[12]研究发现,黏度是影响冲蚀的重 要物理化学特性,流体黏度越高,形成的冲蚀风险越 低。LUO 等^[13]也验证了高黏度液体会延迟颗粒对 壁面的射流冲击,降低冲击强度、减少冲蚀。同时 CO₂ 在注入油层发生混相效应的过程中,也会与混 合的水相发生反应,生成的碳酸对管壁具有较强的 腐蚀性,也会增加壁面冲蚀速率。综上,笔者对流动 条件下含 CO₂ 原油对管壁的冲蚀影响因素进行研

基金项目:国家自然科学基金(12302509);江苏省自然科学 青年基金(BK20220615,BK20220622);江苏省高等学校基础 科学面上项目(22KJB130001)

通信作者:常爱莲(1991-),讲师,博士,从事计算流体力学 相关研究,15295581059,cal@cczu, edu. cn

究,并对管道结构进行优化调整,以期有效减小管壁 冲蚀程度,提高管道寿命。

1 计算模型

1.1 流体控制方程

数值模拟用连续相介质的液相为 80%(体积 分数,下同)的油和 20%的水,气相为 CO₂,离散相 的固相为砂粒。由于油和水在流动过程中,并非 混合在一起,选用欧拉非均质模型。选用适合描 述管道内二次流迪恩涡的 Realizable *k*-ε 湍流模型 作为黏性模型进行湍流模拟,近壁面处理采用标 准壁面函数。本研究中不涉及温度对模拟结果的 影响,因此只采用 Naiver-Stokes 方程组中的质量 守恒和动量守恒方程:

$$\frac{\partial \rho}{\partial t} + \nabla \left(\rho u\right) = 0 \tag{1}$$

$$\frac{\partial}{\partial t}(\rho u) + \nabla(\rho u u) = -\nabla P + \nabla(\tau) + \rho_{g} S_{M}(2)$$

固相砂粒是微小颗粒,采用 DPM 模型可以较 准确地描述运动状态,与连续相能做到双向耦合。 离散相颗粒受力控制方程可以用来描述其运动轨 迹,具体为:

$$\frac{\mathrm{d}u_{\mathrm{p}}}{\mathrm{d}t} = F_{\mathrm{D}}(u - u_{\mathrm{p}}) + \frac{g_{x}(\rho_{\mathrm{p}} - \rho)}{\rho_{\mathrm{p}}} + F_{x} \quad (3)$$

$$F_{\rm D} = \frac{18\mu}{\rho_{\rm s} d_{\rm s}^2} \frac{C_{\rm D} R e_{\rm p}}{24}$$
(4)

$$Re_{p} = \frac{\rho d_{p} |u_{p} - u|}{u}$$
(5)

$$C_{\rm D} = a_1 + \frac{a_2}{Re_{\rm p}} + \frac{a_3}{Re_{\rm p}^2} \tag{6}$$

式中: ρ 为连续相密度(kg/m³);t 为时间(s);u 为 连续相速度(m/s);P 为压力(Pa); T 为作用在流体 微元的黏性应力(N); ρ_g 为连续相重力(N); S_M 为 离散相对连续相产生的动量增量(kg·m/s); u_p 为 离散相颗粒速度(m/s); μ 为连续相动力黏度(Pa· s); ρ_p 为离散相颗粒密度(kg/m³); g_x 为沿着 x 方 向的重力加速度分量(m/s²); F_x 为沿着 x 方向上 的其他作用力(N); d_p 为颗粒直径(m);Re 为雷诺 系数; C_p 为拖拽力系数。

1.2 冲蚀模型

目前,多种冲蚀模型已在国际上被提出。 PARSI等^[14]开发了 E/CRC 模型,可以预测弯头、 三通和其他一些管件的侵蚀。BISWAS等^[15]基于 冲击参数、表面材料特性和能量因素开发了一种可 以准确预测试验冲蚀值的冲蚀模型。但现有模型都 只是侧重于阐述冲蚀磨损的部分机理,并没有综合 其他的冲蚀理论。笔者选用固体微小颗粒在弯管壁 面的冲蚀速率(*R*_{erosion})表征弯管的冲蚀程度,且涉 及微小颗粒的质量流量、重力方向以及颗粒的大小 对冲蚀的影响,根据综合影响因素,选用 OKA 等^[16-17]的冲蚀模型最为合适。具体为:

$$R_{\text{erosion}} = 1.0 \times 10^{-9} \rho_{\text{w}} k_0 f(\alpha) (Hv)^{k_1} \left(\frac{u_p}{V'}\right)^{k_2} \left(\frac{d_p}{d'}\right)^{k_3}$$
(7)

$$f(\alpha) = (\sin \alpha)^{n_1} [1 + Hv(1 - \sin \alpha)]^{n_2} \quad (8)$$

式中: ρ_w 为靶材的密度(g/cm³); Hv 为靶材的维氏 硬度(HV); d_p 为粒子直径, (μm) ; d' 为参考直径 (μm) ; V' 为参考粒子的冲击速度(m/s), 参数如表 1 所示。

	衣 I	Oka I	甲四侯:	坚梦鉯	
Tab. 1	Paran	neters	for Ok	a erosion	model

k ₀	k_1	k_2	k 3	n_1	n_2	V'	d'
65	-0.12	2.3(HV) ^{0.038}	0.19	0.71(HV) ^{0.14}	$2.4(\mathrm{HV})^{-0.94}$	104	326

1.3 颗粒碰撞模型

固体颗粒对管壁的撞击是一种非弹性碰撞,且 存在动量损失,因此颗粒的反弹速度远不如其撞击 速度。为了使颗粒的运动路径在数值模拟中更为精 确,已有很多粒子壁面回弹模型^[18-20]。笔者采用了 一种经验弹性恢复计算公式:

$$e_{\rm N} = 0.993 - 0.0307\theta + 4.75 \times 10^{-4}\theta^2 - 2.61 \times 10^{-6}\theta^3$$
(9)
$$e_{\rm T} = 0.998 - 0.0290\theta + 6.43 \times 10^{-4}\theta^2 -$$

3. $56 \times 10^{-6} \theta^3$ (10)

式中: e_N 为法相弹性恢复系数; e_T 为切相弹性恢复 系数; θ 为入射角,(°)。

笔者采用分段线性方式设置冲击角函数与入射 角参数的关系,如表2所示。

表 2 冲击角函数和入射角的关系

Tab. 2 Relationship of impact angle function and incidence angle

$\theta/(^{\circ})$	0	20	30	45	90
$f(\theta)$	0	0.8	1.0	0.5	0.4

2 几何模型及网格划分

2.1 管道模型及物性参数

设置管道内径 D 为 50 mm,为确保管道内的流体能够充分流动,进口管长定为 26D,出口管长为 10D,弯头曲率半径为 1.5D,管道结构如图 1 所示。 壁面优化段在进口管处,长 13D,如图 2 所示,管内物性参数如表 3 所示。



Fig. 2 Schematic diagram of the pipe structure after wall optimization

表 3 管内物性参数



参数	数值
油水和砂粒混相初始流速/(m•s ⁻¹)	15
油相与水相边界的表面张力系数 $/(N \cdot m^{-1})$	0.018
油相密度/(kg•m ⁻³)	960
油相黏度(kg•m ⁻¹ •s ⁻¹)	0.048
水相密度/(kg•m ⁻³)	998.2
水相黏度/(kg•m ⁻¹ •s ⁻¹)	0.001 003
固相砂粒密度/(kg·m ⁻³)	1 500
气相 CO_2 速度/($m \cdot s^{-1}$)	10
气相 CO_2 密度/(kg•m ⁻¹)	1.787 8

2.2 管道网格剖分及无关性验证

通过 ICEM CFD 对优化前的管道进行了规则 化网格划分,为了使管道壁面冲蚀模拟结果更为准 确,在网格划分时,对管壁近壁面处添加 5 层边界 层。为了减小网格数目对模拟结果造成的影响,对 出口处水相流动参数进行了网格无关性验证。如图 3 所示,在网格数为 466 800,601 120,772 120, 988 080 条件下,出口处的水相平均流速分别为 15.113 10 m/s,15.113 07 m/s,15.113 44 m/s, 15.113 07 m/s,符合网格无关性要求,因此采用网格 总数 466 800 进行计算。通过 Fluent Meshing 模块对 壁面优化后的管道进行了蜂窝状网格划分,添加了五 层边界层,当网格数为 317 993 时达到了无关性要求。



Fig. 3 Grid independence verification before (a) and after (b) wall optimization

3 计算结果与分析

3.1 管壁冲蚀速率的优化表现

数值模拟默认工况如下:砂粒粒径 0.002 m,流 量 0.1 kg/s,弯曲角度 90°。在此工况下,如图 4~6 所示,在弯管特别是弯头与下游直管过渡段的外侧 形成了严重的冲蚀区域。这是由于当携带固体颗粒 的流体在弯管内流动时,受惯性的影响,并不会直接 进入弯管的后半段管道,而是先冲击弯管靠近弯头 处外侧的内壁。通入 CO₂ 后,壁面优化前弯管管壁 外侧的冲蚀速率明显增大,在弯管后半段壁面外侧 也开始出现冲蚀区域,冲蚀区域面积逐渐增大。采 取壁面优化设计(将管道直管与弯头连接段采取螺 旋管道式串联处理)后,冲蚀严重的壁面外侧区域冲

	Rander Kalling and State States and States
	冲蚀速率/(kg·m ⁻² ·s ⁻¹)
	1.05×10^{-5}
	9.45×10^{-5}
	7.35×10^{-6}
	6.30×10^{-6}
	5.25×10^{-6}
	4.20×10^{-6}
	3.15×10^{-6}
5	-2.10×10^{-6}
	1.05×10^{-6}
	0.00

图 4 通入 CO₂ 前冲蚀速率云图(壁面优化前)

Fig. 4 Erosion rate cloud diagram before CO₂ introduced

(before wall optimization)



图 5 通入 CO₂ 后冲蚀速率云图(壁面优化前)

Fig. 5 Erosion rate cloud diagram after CO₂ introduced

(before wall optimization)

冲蚀速率/(kg·m ⁻² ·s	
5.69×10^{-6}	-1
$\begin{array}{c} 5.121\times10^{-6}\\ 4.552\times10^{-6}\\ 3.983\times10^{-6}\\ 3.414\times10^{-6}\\ 2.845\times10^{-6}\\ 2.276\times10^{-6}\\ 1.138\times10^{-6}\\ 5.69\times10^{-7}\\ 0.00 \end{array}$	

图 6 通入 CO₂ 后冲蚀速率云图(壁面优化后)

Fig. 6 Erosion rate cloud diagram after CO₂ introduced

(after wall optimization)

的冲蚀区域。本文后续都是以通入 CO₂ 为前提条 件进行数值模拟分析的。

3.2 弯曲角度与管壁冲蚀

默认工况下,仅改变弯曲角度计算管壁冲蚀速率。由图7可见,上游直管处基本没有被冲蚀,最大





冲蚀速率出现在弯头与下游直管过渡段壁面外侧,下 游直管壁出现点蚀。随着弯曲角度的增大,点蚀分布 明显增多且分散不规则。

为了探究弯头与下游直管过渡段冲蚀严重区域 的形成,以90°弯管为研究对象,考虑了管道中油水 混合相中水相流动对管壁冲蚀的影响,如图8所示。 过渡段处水相体积分数明显增大。在水相体积分数 增大阶段,管内液相流动也较为剧烈,此时砂粒受到 的惯性作用增大,对过渡段外侧内壁处的冲击程度 也增大,所以在过渡段壁面外侧形成冲蚀严重区域。 但由于 CO₂ 的通入和砂粒自身重力的影响,随着管 道内流体的流动,只有部分砂粒在冲蚀外侧内壁,部 分砂粒混在流体内被带出管道,所以最大冲蚀速率 并不在水相体积分数最大的位置,而是在靠近此位 置的上端,水相体积分数较大处出现。随着水相体 积分数的减小,管道内液相流动趋于平缓,冲击壁面 的砂粒数量也减少,管壁外侧的冲蚀速率整体不断 减小。由于砂粒粒径很小,在管道下游直管会有极 少量的砂粒被流体携带着冲击管道内壁,造成点蚀, 但冲击程度很弱,壁面外侧的冲蚀速率很低。





Fig.8 Distribution of water phase volume fractgion (a) and erosion rate (b) on 90 ° elbow wall

目前,众多学者致力于管道的冲蚀磨损研究,目 的是延长管道的使用寿命。XU等^[21]建立了管道 冲蚀有限元模型,并通过现场数据验证提出了最大 冲蚀速率预测方程,有效提高了预测输气站中气固 两相流管道侵蚀速率的准确性。对于管道整体的冲 蚀程度,采用平均冲蚀速率进行表征,这也是量化冲 蚀的重要依据。WANG等^[22]通过不同流壁上的平 均冲蚀速率确定了蜗壳的主要冲蚀区域。如图 9 所 示,最大冲蚀速率和平均冲蚀速率的峰值均在弯曲 角度 90°左右,小于 90°时呈正相关,大于 90°时为负 相关。其中,在弯曲角度小于 90°的区间内,平均冲 蚀速率增长较为平缓,最大冲蚀速率在弯曲角度大 于 60°后增长明显。但在弯曲角度大于 90°后,冲蚀 速率有了显著下降。因此在实际管道布局中,在符 合工程需求的前提下,尽可能对 90°弯管的弯曲角 度进行适当调整。

3.3 砂粒与管壁冲蚀

默认工况下,仅改变砂粒粒径计算管壁冲蚀速率。如图 10 所示,在砂粒流量 0.1 kg/s 的条件下,随着管道内颗粒变大,下游直管壁外侧点蚀逐渐消失,冲蚀区域下端开始呈现倒三角形状,冲蚀区域面积明显减小,最大冲蚀速率的位置上移。且随着砂粒直径



Fig.9 Variation of erosion rate with bending angle: (a) maximum erosion rate; (b) average erosion rate

变大,壁面冲蚀速率增大。曹学文等^[23]研究发现大 粒径颗粒更容易引起冲蚀。本工作中,砂粒粒径足够 大,流体对砂粒的携带作用以及弯管内二次流的影响 已不再重要,惯性力起着决定性作用。随着砂粒直径 增大,碰撞能变大,惯性力也随之增大,砂粒沿着流动 方向对管壁内侧冲击程度增大,冲蚀速率变大。

默认工况下,仅改变流量计算管壁的冲蚀速率。 如图 11 所示,在砂粒粒径 0.002 m 条件下,随着砂 粒流量的增大,点蚀只出现在靠近弯头与下游直管 壁过渡段的区域,且点蚀区域面积减小。从图 11 中 可知,随着砂粒流量的增大,最大冲蚀速率明显变 大,平均冲蚀速率几乎呈线性增加。这是由于处于 弯管内的流体,在流动中具有较强的旋流和波动作 用。此时,砂粒的质量流量越大,说明同一时间流体 携带的砂粒数目越多,对过渡段的冲击程度增大,碰 撞作用增强,壁面冲蚀速率也随之增大。











Fig. 11 Erosion rate of pipe wall under different sand flow rates: (a) maximum erosion rate; (b) average erosion rate

3.4 优化壁面设计与管壁冲蚀

由图 6 和图 12 可知,默认工况下,优化壁面端 口形状越接近圆面,管壁所受到的最大冲蚀速率越 高,且采取优化壁面设计后的管道壁面冲蚀速率相 对于优化前大幅度减小。如图 13 所示,对管道壁面 优化前和优化后同一截面处的流体流动情况进行了 剖面分析。未优化前,管道内二次流形成双螺旋流动,砂粒更易积聚,加剧了冲蚀;优化后,成功避免了 砂粒在局部富集的问题。这是因为这种设计会使 弯管上游的流体产生旋涡流动,使砂粒不停移动,对











流体携带砂粒起到了重新分散的作用。这样既能减 少过渡段受到砂粒直接冲击的次数,又能防止这些 砂粒对过渡段的某些区域进行重复冲击,因此管壁 外侧的冲蚀速率降低。如图 12 所示,随着优化管段 端面由形状 c 变成形状 a,这种旋流的作用也得到 了加强,壁面冲蚀速率也随之减小。沈雅欣等 ^[24]研究发现管内二次流的形成加剧了冲蚀,这对于 本文的数值模拟结果具有很好的验证,并为采取优 化设计改变管内流体双螺旋流动状态提供了方向。

4 结 论

(1) 当弯曲角度为 90°左右时,弯管壁面外侧的 冲蚀速率最大。冲蚀速率在弯曲角度小于 90°时, 与弯曲角度呈正相关且增长缓慢,当弯曲角度大于 90°时,与其呈负相关且下降幅度较大。对 90°弯管 的弯曲角度进行适当调整,有助于延长管道的使用 寿命。

(2) 当砂粒粒径较小时,弯管下游直管壁外侧 会出现点蚀,且随着弯管弯曲角度增大,点蚀分布区 域变大且不规则。而随着砂粒质量流量的增加,点 蚀区域只出现在弯头与下游直管的过渡段管壁外 侧,且点蚀区域面积不断减小,管壁外侧的冲蚀速率 随之增加。当砂粒粒径足够大时,下游直管壁处的 点蚀区域消失,此时,弯管壁面外侧的冲蚀速率随着 砂粒粒径的增大而增大。

(3)采取优化壁面设计后,弯管壁面的冲蚀速率明显降低,且在优化壁面端口形状越接近未优化前的。在实际工程应用中,可根据需求采取适当的壁面调整,从而提高管壁的抗冲蚀性。

参考文献:

[1] ZHAO R J, ZHAO Y L, SI Q R, et al. Effects of different characteristics of the dilute liquid-solid flow on the erosion in a 90° bend[J]. Powder Technology, 2022,398:117043.

- [2] LIU G Q, ZHANG W Z, ZHANG L, et al. Theoretical prediction method for erosion damage of horizontal pipe by suspended particles in liquid-solid flows[J]. Materials, 2021, 14(15): 4099.
- [3] ZHANG J, ZHU P, ZHANG H, et al. The erosion wear mechanism of liquid-solid two-phase high pressure manifold tee pipes [J/OL]. Revista Internacional de Métodos Numéricos Para Cálculo y Diseño En Ingeniería, 2021, 37 (2). [2021-4-15] https://www.scipedia.com/public/Zhang_et_al_ 2020h.
- [4] ZHU H J, QI Y H. Numerical investigation of flow erosion of sand-laden oil flow in a U-bend[J]. Process Safety and Environmental Protection, 2019, 131:16-27.
- [5] ZHOU F, LI J P, YANG D L, et al. Experimental study on collision characteristics of large coal particles (7-15 mm) in 90° elbows of pneumatic conveying systems[J]. Powder Technology, 2022, 396: 305-315.
- [6] 陈铮,路伟,赵志顶,等. 基于 Fluent 的异径偏心弯管 环烷酸冲蚀分析[J]. 腐蚀与防护,2016,37(4):335-339.

CHEN Z, LU W, ZHAO Z D, et al. Naphthenic acid erosion-corrosion analysis of eccentric reducing elbow pipe based on fluent[J]. Corrosion & Protection, 2016, 37(4):335-339.

- [7] OTHAYQ M, HAIDER G, VIEIRA R E, et al. Effect of distance between two elbows in series on erosion for gas dominated conditions[J]. Wear, 2021, 476: 203618.
- [8] ZHAO X Y, CAO X W, XIE Z Q, et al. Numerical study on the particle erosion of elbows mounted in series in the gas-solid flow[J]. Journal of Natural Gas Science and Engineering, 2022, 99:104423.
- [9] 王森,朱丽云,王振波,等.弯头间连接管长对 π 形管冲
 蚀影响的数值模拟[J].油气储运,2021,40(11):1285-

1292.

WANG S, ZHU L Y, WANG Z B, et al. Numerical simulation on effect of connection pipe length between elbows on erosion of π -shaped pipeline[J]. Oil & Gas Storage and Transportation, 2021, 40(11):1285-1292.

- [10] SEDREZ T A, SHIRAZI S A. Erosion evaluation of elbows in series with different configurations [J]. Wear, 2021, 476: 203683.
- [11] SUN G Y,ZHANG H,WEI G Q, et al. Experimental study on the effective viscosity of unstable CO₂ flooding produced fluid with the energy dissipation method [J]. Industrial & Engineering Chemistry Research, 2020, 59(3):1308-1318.
- [12] MA Y T, XIAO M, KERMANI B. Experimental investigation of the effects of fluid's physicochemical characteristics on piping erosion of a sandy soil under turbulent flow [J]. Geotechnical Testing Journal, 2020,43(2):436-451.
- [13] LUO J, XU W L, ZHAI Y W, et al. Experimental study on the mesoscale causes of the influence of viscosity on material erosion in a cavitation field[J]. Ultrasonics Sonochemistry, 2019, 59:104699.
- [14] PARSI M, NAJMI K, NAJAFIFARD F, et al. A comprehensive review of solid particle erosion modeling for oil and gas wells and pipelines applications[J]. Journal of Natural Gas Science and Engineering, 2014, 21:850-873.
- [15] BISWAS S, WILLIAMS K, JONES M. Development of a constitutive model for erosion based on dissipated particle energy to predict the wear rate of ductile metals[J]. Wear, 2018, 404:166-175.
- [16] OKA Y I, OKAMURA K, YOSHIDA T. Practical estimation of erosion damage caused by solid particle impact part 1: effects of impact parameters on a predictive equation[J]. Wear, 2005, 259 (1/2/3/4/5/ 6):95-101.
- [17] OKA Y I, YOSHIDA T. Practical estimation of

erosion damage caused by solid particle impact part 2: mechanical properties of materials directly associated with erosion damage[J]. Wear, 2005, 259 (1/2/3/4/5/6):102-109.

- [18] PEREIRA G C, DE SOUZA F J, DE MORO MARTINS D A. Numerical prediction of the erosion due to particles in elbows[J]. Powder Technology, 2014,261:105-117.
- [19] FORDER A, THEW M, HARRISON D. A numerical investigation of solid particle erosion experienced within oilfield control valves[J]. Wear, 1998, 216(2): 184-193.
- [20] SOMMERFELD M, HUBER N. Experimental analysis and modelling of particle-wall collisions[J]. International Journal of Multiphase Flow, 1999, 25(6/ 7): 1457-1489.
- [21] XU J Y, LIAN Z H, HU J, et al. Prediction of the maximum erosion rate of gas - solid two-phase flow pipelines[J]. Energies, 2018, 11(10):2773.
- [22] WANG Y, WANG X L, CHEN J, et al. Numerical simulation of the influence of mixed sand on erosion characteristics ofcentrifugal pump [J]. Engineering Computations, 2022, 39(6):2053-2080.
- [23] 曹学文,张依弛,孙晓阳,等. 固体颗粒对 T 型盲管弯头结构冲蚀的数值模拟[J]. 腐蚀与防护,2021,42
 (1):30-35.
 CAO X W,ZHANG Y C,SUN X Y,et al. Numerical simulation of the erosion characteristics of T-shape blind elbow by solid particles [J]. Corrosion &.
- Protection,2021,42(1):30-35.
 [24] 沈雅欣,赵会军,彭浩平,等.90°竖直弯管的液固两相流 冲刷腐蚀模拟[J].腐蚀与防护,2020,41(1):50-57.
 SHEN Y X, ZHAO H J, PENG H P, et al. Erosion corrosion simulation of liquid-solid two-phase flow in 90 degree vertical bend pipes [J]. Corrosion &. Protection,2020,41(1):50-57.

(下转第 95 页)

CUI G,LIZL,WEIX, et al. Cathodic protection design of station area based on boundary element method[J]. Journal of China University of Petroleum (Edition of Natural Science),2014,38(6):161-166.

 [5] 黄亮,费克勋,潘姚凡,等.基于数值模拟的核电海水管 道电位监测优化研究[J].全面腐蚀控制,2020,34(3): 9-12.

HUANG L, FEI K X, PAN Y F, et al. Study on

optimization of potential monitoring for nuclear power seawater pipeline based on numerical simulation[J]. Total Corrosion Control,2020,34(3):9-12.

- [6] 胡士信. 阴极保护工程手册[M]. 北京:化学工业出版 社,1999.
 - HU S X. Handbook of cathodic protection engineering [M]. Beijing: Chemical Industry Press, 1999.

Sacrificial Anodes Cathodic Protection Effect on Adjacent Heat Exchange Tubes of a Water Cooler by Numerical Simulation

LI Junwei, ZHU Wei

(Shanghai SECCO Petrochemical Co., Ltd., Shanghai 201424, China)

Abstract: When there is cooling water in the tube side of the water cooler, heat exchange tube sections adjacent tube box often experience corrosion and leakage. By arranging sacrificial anodes in the tube box, corrosion on the inner wall of the tube box can be effectively alleviated, but whether it can provide protection for adjacent heat exchange tubes remains to be studied. By using numerical simulation method to design sacrificial anodes for a certain type of water cooler tube box, 6 anodes were added and a coating was added to the inner wall of the tube box. The inner wall area of the tube box could be well protected while providing protection for adjacent heat exchange tubes. Although the protection range was only 0. 75 meters, it had already covered the parts of the heat exchange tubes that were prone to corrosion and leakage. In addition, the completeness of the coating determined the protection range of the cathodic protection of the tube box for adjacent heat exchange tubes.

Key words: cooling water corrosion; tube box sacrificial anode; heat exchange tube; numerical simulation; cathodic protection

Erosion Characteristics of Oil Pipeline During CO₂ Flooding Process

YU Hang¹, CHANG Ailian^{1,2}, HUANG Benqing¹, SHAO Minglu³

(1. School of Mechanical Engineering and Rail Transit, Changzhou University, Changzhou 213164, China;

2. Jiangsu Key Laboratory of Green Process Equipment, Changzhou University, Changzhou 213164, China;

3. School of Petroleum and Natural Gas Engineering, Changzhou University, Changzhou 213164, China)

Abstract: The addition of CO_2 and sand particles during the transportation of crude oil pipelines can exacerbate the erosion damage to the pipe wall. A study was conducted on the issue of pipeline erosion and wear, and the effects of bending angle, sand particle size, and flow rate on the erosion characteristics of pipe walls were numerically investigated based on computational fluid dynamics methods. The results show that with the change of bending angle of the bent pipe, the erosion rate changed in an inverted "U" shape. When the bending angle was around 90 °, the wall erosion rate was the highest. At the same time, there was a positive correlation between sand particle size, flow rate, and wall erosion rate. Adopting a spiral pipe series connection treatment for the connection section between the straight pipe and the elbow of the pipeline, and optimizing the design of the wall surface, could effectively reduce the degree of wall erosion and improve the safety and transportation efficiency of the crude oil pipeline. Reaches a highest value when the bending angle is roughly 90 °. Meanwhile sand particles size and flow rate are positively correlated with wall erosion rate. Additionally, a wall optimization design is employed, and the spiral pipe series processing is adopted for the connection section of the straight pipe and the elbow, which can effectively reduce the erosion of the wall and provide a theoretical guidance for safe and efficient transportation of crude oil pipeline.

Key words: CO₂; multiphase flow; erosion rate; wall surface optimization; pipeline