文章编号:1673-5005(2018)02-0087-08

doi:10.3969/j.issn.1673-5005.2018.02.010

# 超临界 CO, 压裂井筒流动模型及耦合求解

李小江1,李根生1,王海柱1,田守嶒1,宋先知1,陆沛青2,刘庆岭1

(1. 中国石油大学油气资源与探测国家重点实验室,北京 102249; 2. 中国石化石油工程技术研究院,北京 100101)

摘要:超临界 CO<sub>2</sub> 压裂是一种新型的无水压裂技术,并筒温度和压力准确预测是该技术成功实施的关键。基于 Span -Wagner 状态方程和 Fenghour 输运性质模型,结合质量、动量和能量守恒方程,建立考虑热量源汇的超临界 CO<sub>2</sub> 压 裂井筒流动解析模型,采用压力和温度以及油管-环空-地层的迭代计算,实现井深和径向方向的双重耦合数值求 解。通过对比分析经典模型和现场实测数据,分别验证模型的推导过程和精度。结果表明:气体膨胀或压缩做功对 井筒温度和压力的影响不能忽略;大排量超临界 CO<sub>2</sub> 压裂过程中,须考虑摩擦生热对井筒温度和压力的影响;焦耳-汤姆逊效应对井筒温度和压力影响较小,工程计算中可忽略。

关键词:超临界 CO<sub>2</sub>; 压裂; 井筒流动模型; 耦合求解; 热量源汇

中图分类号:TE 357 文献标志码:A

**引用格式**:李小江,李根生,王海柱,等. 超临界 CO<sub>2</sub> 压裂井筒流动模型及耦合求解[J]. 中国石油大学学报(自然科学版),2018,42(2):87-94.

LI Xiaojiang, LI Gensheng, WANG Haizhu, et al. A wellbore flow model and coupling solution for supercritical  $CO_2$  fracturing [J]. Journal of China University of Petroleum (Edition of Natural Science), 2018, 42(2):87-94.

## A wellbore flow model and coupling solution for supercritical CO<sub>2</sub> fracturing

LI Xiaojiang<sup>1</sup>, LI Gensheng<sup>1</sup>, WANG Haizhu<sup>1</sup>, TIAN Shouceng<sup>1</sup>, SONG Xianzhi<sup>1</sup>, LU Peiqing<sup>2</sup>, LIU Qingling<sup>1</sup>

(1. State Key Laboratory of Petroleum Resource and Prospecting in China University of Petroleum,

Beijing 102249, China;

2. Research Institute of Petroleum Engineering, SINOPEC, Beijing 100101, China)

**Abstract**: Supercritical carbon dioxide  $(CO_2)$  can be applied as a new type of non-aqueous fracturing fluid. Precise prediction of the bottomhole temperature and pressure is the key requirement for the design and operation of supercritical  $CO_2$  fracturing. In this paper, a theoretical  $CO_2$  wellbore flow model was developed based on the conservation laws of mass, momentum and energy balance. The equation of state for  $CO_2$  proposed by Span and Wagner and a model proposed by Fenghour et al. were adopted to calculate the in-situ thermodynamic and transport properties of  $CO_2$  at wellbore conditions. The model was solved by coupling pressure and temperature along the wellbore and coupling tubing-annulus-formation in the radial direction. The derivation of the model was validated by comparing with the classical models, and the accuracy of model was verified using data from a  $CO_2$  injection well, in which the relative errors are below 1%. The results indicate that heat generated by gas expansion or compression should be considered in the process of  $CO_2$  injection at a low rate. Moreover, the heat generated by gas expansion and friction should be considered for the  $CO_2$  fracturing at high injection rates, while the Joule-Thompson effect can be neglected at most operating conditions.

Keywords: supercritical CO2; fracturing; wellbore flow model; coupling solution; heat source/sink

基金项目:国家自然科学基金项目(U1562212);国家"973"重点基础研究发展规划项目(2014CB239203)

作者简介:李小江(1990-),男,博士研究生,研究方向为超临界 CO2 钻井与压裂。E-mail:lixiaojiang5566@163.com。

通讯作者:李根生(1961-),男,中国工程院院士,教授,博士,博士生导师,研究方向为油气钻井和完井工程。E-mail:ligs@ cup. edu. cn。

收稿日期:2017-02-19

CO<sub>2</sub> 可以在较低的温度(304.2 K)和压力 (7.38 MPa)下达到超临界态,是一种优质的无水压 裂液<sup>[1-6]</sup>。考虑到超临界 CO<sub>2</sub> 独特的物理性质<sup>[2,7]</sup>, 在其压裂过程中,井筒热源项的组成及其对 CO<sub>2</sub> 流 体流动和传热特性的影响尤为重要,需要开展深入 研究。目前,针对井筒流动和传热问题,主要有解 析<sup>[8-12]</sup>和数值<sup>[13-18]</sup>两种研究方法。笔者在 CO<sub>2</sub> 流体 物性模型的基础上,结合流体力学基本方程组,建立 考虑不同类型热量源汇的超临界 CO<sub>2</sub> 压裂井筒流 动解析模型,通过井深和径向方向的迭代计算,实现 模型的双重耦合数值求解,并利用该模型研究超临 界 CO<sub>2</sub> 压裂井筒流动与传热特性。

## 1 井筒流动数学模型

#### 1.1 基本假设

假设:井筒内为稳态传热,地层为非稳态传热; 油管外传热仅考虑径向传热;忽略辐射传热和相变 潜热;油管、套管与井眼同心;井眼规则,水泥胶结质 量良好,无气窜。

#### 1.2 流体物性模型

超临界 CO<sub>2</sub> 流体的物性参数是井筒流动计算 的基础参数,为保证井筒温度压力的精确计算,须选 用精度较高的流体物性模型,将其与井筒温度场和 压力场进行耦合计算。为此,采用适用于 CO<sub>2</sub> 精度 较高的 S-W 方程<sup>[19]</sup>计算 CO<sub>2</sub> 的密度和比热容等热 力学性质,采用 Fenghour 和 Vessovic 等<sup>[20-21]</sup>模型计 算黏度和导热系数等输运性质。

#### 1.3 压降模型

以井筒中流体为研究对象,任意截取一段微元体,针对一维稳态流动,质量守恒方程和动量方程<sup>[22]</sup>为

$$\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}z}(\rho\nu) = 0\,,\tag{1}$$

$$\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}z}(\rho\nu^2) = -\frac{\mathrm{d}p}{\mathrm{d}z} + \rho g \sin \theta - \frac{\tau_{\mathrm{w}} \pi d}{A_{\mathrm{p}}}.$$
(2)

式中,z为井深, $m;\nu$ 为流速,m/s;g为自由落体加速度, $m/s^2;\theta$ 为井斜角,(°); $\tau_w$ 为井壁(油管壁)处剪切应力,Pa;d为油管内径, $m;A_p$ 为油管内截面积, $m^2$ 。

将质量守恒方程代入动量方程,并对壁面摩擦 力项进行代换,可得 CO<sub>2</sub> 流体在井筒中向下流动的 压降方程为

$$\frac{\mathrm{d}p}{\mathrm{d}z} = \rho g \sin \theta - \rho \nu \frac{\mathrm{d}\nu}{\mathrm{d}z} - f \frac{\rho \nu^2}{2d}.$$
(3)

式中,f为 Darcy 阻力系数。

阻力系数f的精确求解是压力预测的关键,笔 者采用 Wang 等<sup>[23]</sup>提出的专门适用于超临界 CO<sub>2</sub> 摩阻系数的经验计算公式,据文献报道其在常用雷 诺数范围内的计算误差小于 3.08%。

#### 1.4 传热模型

针对开放系统,考虑稳态流动的能量守恒方 程<sup>[22]</sup>为

$$\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}z} \left[ \rho \nu \left( e + \frac{1}{2} \nu^2 \right) \right] = -\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}z} (p\nu) + \rho \nu g \sin \theta - \frac{q}{A_{\mathrm{p}} \mathrm{d}z}.$$
 (4)

式中,e为单位质量 CO<sub>2</sub> 流体的内能, $m^2/s^2$ 。

井筒与地层之间的热量传递可以用热量传递方 程表征<sup>[8]</sup>为

 $q = \pi dU(T_{\rm t} - T_{\rm ei}) \,\mathrm{d}z. \tag{5}$ 

式中,q为径向方向上油管内流体与地层之间传递的热量,J/s;U为总传热系数, $W/(m^2 \cdot K)$ ; $T_1$ 为油管内 CO<sub>2</sub> 流体温度,K; $T_e$ 为原始地层温度,K。

结合质量守恒方程和热量传递方程,可将能量 方程化简为

$$\frac{\mathrm{d}h}{\mathrm{d}z} = g \sin \theta - \nu \frac{\mathrm{d}\nu}{\mathrm{d}z} - \frac{\pi U d}{w} (T_{\mathrm{t}} - T_{\mathrm{ei}}). \tag{6}$$

式中,h为CO<sub>2</sub>流体的焓, $m^2/s^2$ ;w为质量流量, $kg/s_{\circ}$ 

考虑单一油管+套管的井身结构,总传热系数 表达式为

$$U = \left(\frac{1}{h_{t}} + \frac{d/2}{k_{s}}\ln\frac{d_{to}}{d} + \frac{1}{h_{a}} + \frac{d/2}{k_{s}}\ln\frac{d_{co}}{d_{ci}} + \frac{d/2}{k_{c}}\ln\frac{d_{wb}}{d_{co}} + \frac{df(t)}{2k_{c}}\right)^{-1}.$$
(7)

式中, $h_t$ 为油管内 CO<sub>2</sub> 流体的强迫对流换热系数, W/(m<sup>2</sup> · K); $k_s$ 为油/套管导热系数,W/(m · K);  $d_{to}$ 为油管外径,m; $h_a$ 为环空流体的自然对流换热系 数,W/(m<sup>2</sup> · K); $d_{ci}$ 为套管内径,m; $k_c$ 为水泥环导 热系数,W/(m · K); $d_{wb}$ 为井眼直径,m; $d_{co}$ 为套管 外径,m;f(t)为地层非稳态传热的无因次温度函 数<sup>[10]</sup>,该函数是由拉普拉斯变换求解傅里叶导热定 律得来,表示井壁处温度随时间的变化关系,可用于 表征地层非稳态传热过程,而不必对时间域进行离 散计算,其具体表达式可参考文献[10]; $k_e$ 为地层 导热系数,W/(m · K)。

相比常规流体, CO<sub>2</sub> 对流需要考虑浮升力的影响,因而采用 Liao 和 Zhao<sup>[24]</sup>提出的温度压力适用范围较广、精度较高的 CO<sub>2</sub> 圆管向下流动强迫对流换热系数计算公式。环空自然对流换热系数采用改进的 Dropkin 和 Somerscales<sup>[25]</sup>关联式。通常情况下,油管和套管壁的热阻可近似忽略不计,而环空自

然对流换热和水泥环热阻则相对比较重要,但是 CO<sub>2</sub>对流换热系数的计算需要考虑流体和管壁之间 的温度差异,因而模型不能忽略油管和套管壁热阻。

考虑比焓梯度方程为

$$\frac{\mathrm{d}h}{\mathrm{d}z} = c_p \frac{\mathrm{d}T_t}{\mathrm{d}z} - \eta c_p \frac{\mathrm{d}p}{\mathrm{d}z}.$$
(8)

结合压降方程(3),可得 CO<sub>2</sub> 流体在井筒中向 下流动的传热方程为

$$\frac{\mathrm{d}T_{t}}{\mathrm{d}z} + \frac{\pi U d}{w c_{p}} T_{t} = \frac{\pi U d}{w c_{p}} T_{\mathrm{ei}} + \frac{\mathrm{d}p_{\mathrm{fr}}}{c_{p}\rho \mathrm{d}z} + \frac{1}{c_{p}\rho} \frac{\mathrm{d}p}{\mathrm{d}z} + \eta \frac{\mathrm{d}p}{\mathrm{d}z}.$$
 (9)

式中, $p_{fr}$ 为 CO<sub>2</sub>流体摩阻损失,Pa; $\eta$ 为焦耳-汤姆逊 系数,K/Pa; $c_{n}$ 为比定压热容,J/(kg·K)。

传热方程中的后 3 项 $\frac{dp_{fr}}{c_p \rho dz}$ 、 $\frac{1}{c_p \rho dz}$ 和  $\eta \frac{dp}{dz}$ 为井筒

中的热量源汇项,分别为流体摩擦生热项、气体膨胀 (或压缩)做功产生的热量项和绝热膨胀过程中焦耳 -汤姆逊效应产生的热量项。

## 2 模型双向耦合求解

超临界 CO<sub>2</sub> 的物性参数对温度和压力的变化 非常敏感,进行温度或压力某一元素的求解时,必须 同时考虑另一元素的变化对物性参数的影响,为提 高计算精度,模型首次采用双向耦合求解。即在井 深方向上,物性模型、压降模型和传热模型三者进行 耦合迭代求解;在径向方向上为了精确求解传热模 型的关键参数——总传热系数,需要同时耦合油管 -环空-地层,以计算不同管壁的内外温度,并将其 同井筒内温度和压力一同迭代求解。

考虑到超临界 CO<sub>2</sub> 物性参数沿井深方向存在 显著差异,将井筒沿井深方向划分成 N 个计算单 元,计算流程如图1 所示。





图 1 中下角 *i* 和 *i*-1 代表迭代次数,下标 ti、to 和 ci 分别表示油管内壁、油管外壁和套管内壁。

## 3 模型对比与验证

为了验证模型的正确性,从理论模型对比与现 场实测数据验证两个方面对本文中模型的推导过程 和模型精度进行验证。

### 3.1 模型对比

相比压降模型,传热模型涉及参数较多,模型更

为复杂,因此主要进行传热模型的对比分析。

Ramey<sup>[8]</sup>和 Kabir 等<sup>[10]</sup>最早提出并发展了基于 非严格能量守恒的井筒传热经典模型,但这些模型 均不考虑相变、摩擦以及气体膨胀等效应产生的热 量,因而是一种无源汇的、简化的能量守恒模型。热 量传递示意图如图 2 所示。

如图 2 所示,模型以长度 dz 的井筒单元为计算 单元,根据井深方向与径向方向热量传递守恒的原则,给出井筒热量平衡方程为  $q_{t}(z) - q_{t}(z+dz) = -q_{tf}$ . (10) 式中, $q_{t}(z)$ 为单位时间内在井深方向流入计算单元 的热量, $J/s;q_{t}(z+dz)$ 为单位时间内在井深方向流出 计算单元的热量, $J/s;q_{t}$ 为单位时间内在径向方向



#### Fig. 2 Sketch map of heat transfer

基于井筒热量平衡方程(10),推导可得井筒流 动的传热模型为

$$\frac{\mathrm{d}T_{\mathrm{t}}}{\mathrm{d}z} + \frac{\pi U d}{w c_{p}} T_{\mathrm{t}} = \frac{\pi U d}{w c_{p}} T_{\mathrm{ei}}.$$
(11)

模型推导过程详见文献[8]和[10],同时亦可 参照本文中2.3进行类似推导。对比式(9)和(11) 可以发现,Ramey等的模型中没有考虑摩擦和气体 膨胀与做功等产生的热量,因而缺少摩擦生热项、焦 耳-汤姆逊效应项以及气体膨胀做功项等热量源汇 项。为此,将摩擦生热源项加入 Ramey等的模型 中,热量平衡方程变为

$$q_{t}(z) - q_{t}(z + dz) + q_{fr} = -q_{tf}.$$
 (12)

式中, $q_{fr}$ 为单位时间内计算单元内流体与管壁等摩 擦而产生的热量,J/s;类比电流做工生热(P = UI), 摩擦生热项可用 $q_{fr} = \Delta p_{fr} w_v^{[26]}$ 表示,其中 $\Delta p_{fr}$ 为计 算单元的摩阻压降, $Pa_{t}w_v$ 为体积流量, $m^3/s_o$ 

同样,可得考虑摩擦生热的井筒传热模型为

$$\frac{\mathrm{d}T_{\mathrm{t}}}{\mathrm{d}z} + \frac{\pi U d}{w c_{\mathrm{p}}} T_{\mathrm{t}} = \frac{\pi U d}{w c_{\mathrm{p}}} T_{\mathrm{ei}} + \frac{\mathrm{d}p_{\mathrm{fr}}}{c_{\mathrm{p}} \rho \mathrm{d}z}.$$
(13)

通过类似方法,气体做功项和焦耳-汤姆逊效应 项亦可添加到 Ramey 等的热量平衡方程,最终可以 得到与式(9)完全相同的方程。不同的推导方法得到 相同的结果,说明本文中模型推导过程的正确性。

#### 3.2 模型验证

国内超临界 CO<sub>2</sub> 压裂尚处于起步阶段,目前只 开展了少数先导性压裂试验,因此以一口超临界 CO<sub>2</sub> 注入井为例<sup>[27]</sup>进行模型验证,该井的基本参数为:井 深 3100 m,油管内径 62 mm,油管外径 73 mm,套管内 径 124. 37 mm,套管外径 137 mm,井筒直径 215.9 mm,地表温度 288.15 K,地温梯度 0.03 K/m,地层密度 2600 kg/m<sup>3</sup>,地层质量热容 837 J/(kg·K),地层导热系数 2.09 W/(m·K),油套管导热系数 44.7 W/(m·K),水泥环导热系数 0.52 W/(m·K),排量 55.4 t/d,注入压力 24.5 MPa,注入温度 253.15 K,注入时间 13 h,水泥返高 2074 m,完井液密度 1000 kg/m<sup>3</sup>,完井液质量热容 4186.8 J/(kg·K),完井液导热系数 0.6 W/(m·K),完井液黏度 0.6 mPa·s。

基于现场数据,采用本文中模型计算得到的井 筒温度与压力剖面如图3中实线所示。

由图 3 可知,在注入压力 24.5 MPa、注入排量 55.4 t/d 的条件下,并简内 CO<sub>2</sub> 的流动摩阻很小,并 简内 CO<sub>2</sub> 流体压力随井深近似呈线性增加,并在井 底达到最大值 52.46 MPa,与实测值 52.02 MPa 的 相对误差为 0.85%;而文献[27]的计算压力值低于 本文的计算结果,计算井底压力为 50.06 MPa,与现 场实测值的相对误差为 3.77%。

在 CO<sub>2</sub> 的注入温度为 253.15 K 的条件下,随着 井深的增加,井筒油管内 CO<sub>2</sub> 温度也逐渐增加,且从 井口开始,温度的增速逐渐变缓,直至井深 1000 m 以 后,温度增加速度基本保持不变,与地温梯度相当。 这是因为 CO<sub>2</sub> 注入排量较小,在井口附近,流体温度 与地层温度差异较大,因而两者之间的热量交换大; 随着井深的增加,温差逐渐降低,直至达到热量交换 平衡状态。计算井底温度为 374.53 K,与实测温度 374 K 的相对误差为 0.14% (若温度单位为摄氏度, 则相对误差为 0.52%)。虽然文献[27]计算得到的 井底温度与本文一致,但其上部井筒温度预测值显著 高于本文中的计算结果,更接近地层温度,井筒温度 与地温的差值随井深的增加先减小后增大,不符合实 际的井筒传热规律,此外对井筒温度的过高估计也是 导致井底压力计算值低于实测值的原因之一。

此外可知,图3中的油管内 CO<sub>2</sub> 流体与油管内 外壁温度相差很小,但与套管内壁温度存在一定的 差距。上述现象表明油管热阻要远小于环空流体热 阻,在计算井筒温压场时应充分考虑环空流体对井 筒传热的影响,尤其是在环空中充满绝热性能较好 的流体的工况下。

综上所述,模型计算得到的超临界 CO<sub>2</sub> 压裂过 程中的温度压力场,相比于现场实测数据,井底压力 误差小于 0.85%,井底摄氏温度误差小于 0.52%, 且井筒流动规律符合实际工况条件下的温度压力场 变化规律。由此,可认为模型精度较高,可以开展相 应的规律研究。



Fig. 3 Wellbore pressure and temperature profile

## 4 井筒传热特性分析

通过与 Ramey 等经典传热模型的对比分析可知, Ramey 等模型未考虑摩擦生热、气体膨胀或压缩做功以及焦耳-汤姆逊效应等热量源汇项。重点考察在超临界 CO<sub>2</sub> 小排量压裂(试压,或注 CO<sub>2</sub>)和大排量压裂两种工况下,不同类型的热量源汇项对并筒流动和传热特性的影响。

图 4 为小排量 CO<sub>2</sub> 注入压裂过程中的井筒压 力和温度剖面,其中注入排量为 55.4 t/d,即 0.035 m<sup>3</sup>/min。

由图 4 可知,热量源汇项对井筒压力基本无影 响,但对井筒温度有一定影响。摩擦生热对井筒传 热贡献很小,图 4 中蓝线与黑线基本重合;焦耳-汤 姆逊效应的影响也较弱;相比之下,气体做功对井筒 传热贡献较大,考虑气体做功的温度要高于不考虑 气体做功的温度,两者温度差异在井底达到最大,在 本算例中为 2 K,相对误差为 0.53 %。一方面由于 CO<sub>2</sub> 注入排量较小,因而摩阻较低,摩擦生热对井筒 温度影响很小;另一方面,由上到下,井筒压力逐渐 增加,对气体的压缩效应逐渐增强,因而外界对气体 做功转化为气体内能,温度上升;并且随着井深的增 加,CO<sub>2</sub> 流体温度逐渐升高,接近地层温度,导致流体 密度降低,可压缩性增强。因此考虑和不考虑气体做 功两种情况的温差逐渐增大,在井底达到最高值。

图 5 为大排量 CO<sub>2</sub> 压裂过程中的井筒压力和 温度剖面,其中排量为 3 200 t/d,即 1.9 m<sup>3</sup>/min,注 入压力为 60 MPa。

由图 5 可知,在 CO<sub>2</sub> 大排量压裂施工过程中, 井筒温压呈现与 CO<sub>2</sub> 小排量注入完全不同的规律。 随着井深的增加,压力先增加后降低,摩擦生热对井 筒压力的影响最大,气体做功次之,焦耳-汤姆逊效 应最小。井筒温度要显著低于原始地层温度,摩擦 生热对井筒温度的影响也显著强于其他因素,考虑 摩擦生热的情况同不考虑摩擦生热相比,井底温度 相差 15 K,相对误差为 5.27%;相比 CO<sub>2</sub> 小排量注 入过程,气体做功的影响反而减小;同样,焦耳-汤 姆逊效应影响最弱,基本可以忽略不计。

上述现象的原因在于:一方面由于 CO<sub>2</sub> 排量较 大,流动摩阻损失要高于重力势能对压能的转化部 分,压力出现反转,而不是持续增加,因此需要提高 井口注入压力;另一方面,流动摩阻的提高也增加了 摩擦生热产生的热量,因而考虑摩擦生热的井筒温 度提高、密度降低,导致实际井筒压力降低。气体做 功对井筒温度的影响减弱,因大排量压裂导致摩阻 损失增加,井筒的压力区间变化范围缩小,随着井深 的增加,压力增速变缓甚至出现反转,气体膨胀和压 缩效应减弱并相互抵消,对井筒温度的贡献减小。











Fig. 5 Wellbore pressure and temperature profile at large flow rate

井底压力和温度随排量的变化如图 6 所示。虽 然热量源汇项对井底压力的影响较小,各曲线重合度 较高,但仍可观察到小排量下不考虑气体做功曲线及 大排量下的不考虑摩擦生热曲线与其他曲线的差异。 随着排量的增加,气体膨胀或压缩做功对井筒温度的 贡献先增大后减小:摩擦生热对井筒温度的贡献则持 续增加,并在排量为 1.37 m<sup>3</sup>/min 时超过气体做功, 成为主控因素;焦耳-汤姆逊效应在研究排量范围内 对井筒温度贡献最小,与实际温度最大相对误差不超 过 1.75%。当排量高于 0.6 m<sup>3</sup>/min 时,井底温度开 始低于临界温度,因此需要采取提高井口注入温度等 措施提高井底温度,使 CO,达到超临界状态。 通过以上分析可知,不同排量下,气体膨胀或 压缩做功对井筒流动和传热的影响较大,在工程 计算中不能忽略;大排量超临界 CO<sub>2</sub> 压裂过程中, 摩擦生热效应显著增强,不能忽略其对井筒流动 和传热的影响,这也与文献[18]的研究结论一致。 绝大多数情况下,焦耳-汤姆逊效应对井筒流动和 传热的影响较小,在工程上可根据计算需求选择 性忽略。在现场实际计算时,根据不同工况忽略 影响较小的热量源汇项,在保证计算精度的同时 减少计算量。







## 5 结 论

(1) 在考虑 CO<sub>2</sub> 密度等物性参数变化的基础 上,联立质量守恒方程、动量方程和能量守恒方程, 建立了考虑热量源汇项的超临界 CO<sub>2</sub> 压裂井筒流 动模型。通过温度和压力以及油管-环空-地层的 耦合迭代计算,实现了井深和径向方向的双重耦合 数值求解,得到了超临界 CO<sub>2</sub> 压裂过程中的井筒温 度和压力分布。

(2) 通过与 Ramey 经典传热模型对比分析,验 证了模型推导的正确性;同时计算得到的井底温度 和压力与现场实测值的误差均小于 1%,能够满足 工程计算的需要。

(3) 热量源汇项在不同排量下对井筒流动和传 热的影响程度不同。在 CO<sub>2</sub> 小排量注入压裂过程 中,气体做功对井筒流动和传热的影响不能忽略;而 在 CO<sub>2</sub> 大排量压裂过程中,需要同时考虑摩擦生热 和气体做功的影响;不同排量下,焦耳-汤姆逊效应 影响较弱,工程计算上可忽略。

## 参考文献:

- WANG H, LI G, SHEN Z. A feasibility analysis on shale gas exploitation with supercritical carbon dioxide[J]. Energy Sources: Part A, 2012,34(15):1426-1435.
- [2] 李根生,王海柱,沈忠厚,等. 超临界 CO<sub>2</sub> 射流在石油 工程中应用研究与前景展望[J]. 中国石油大学学报 (自然科学版),2013,37(5):76-80,87.

LI Gensheng, WANG Haizhu, SHEN Zhonghou, et al. Application investigations and prospects of supercritical carbon dioxide jet in petroleum engineering[J]. Journal of China University of Petroleum (Edition of Natural Science), 2013,37(5);76-80,87.

[3] 孙宝江,孙文超. 超临界 CO<sub>2</sub> 增黏机制研究进展及展望[J].中国石油大学学报(自然科学版),2015,39
 (3):76-83.

SUN Baojiang, SUN Wenchao. Research progress and prospectives of supercritical  $CO_2$  thickening technology [J]. Journal of China University of Petroleum(Edition of Natural Science), 2015,39(3):76-83.

- [4] MIDDLETON R S, CAREY J W, CURRIER R P, et al. Shale gas and non-aqueous fracturing fluids: opportunities and challenges for supercritical CO<sub>2</sub> [J]. Applied Energy, 2015,147:500-509.
- [5] YOST A B I, MAZZA R L, REMINGTON R E I. Analysis of production response to CO<sub>2</sub>/sand fracturing: a case study[R]. SPE 29191–MS, 1994.
- [6] CHEN Y, NAGAYA Y, ISHIDA T. Observations of fractures induced by hydraulic fracturing in anisotropic granite
   [J]. Rock Mechanics and Rock Engineering, 2015,48

   (4):1455-1461.
- [7] 程宇雄,李根生,王海柱,等. 超临界二氧化碳喷射压裂孔内流场特性[J].中国石油大学学报(自然科学版),2014,38(4):81-86.
  CHENG Yuxiong, LI Gensheng, WANG Haizhu, et al. Flow field character in cavity during supercritical carbon dioxide jet fracturing[J]. Journal of China University of Petroleum(Edition of Natural Science), 2014,38(4):

81-86.

- [8] RAMEY H J. Wellbore heat transmission[J]. Journal of Petroleum Technology, 1962,14(4):427-435.
- [9] HASAN A R, KABIR C S. Aspects of wellbore heat transfer during two-phase flow [J]. SPE Production & Facilities, 1994,9(3):211-216.
- [10] KABIR C S, HASAN A R, KOUBA G E, et al. Determining circulating fluid temperature in drilling, work over, and well control operations [J]. SPE Drilling & Completion, 1996,11(2):74-79.
- [11] HAGOORT J. Ramey's wellbore heat transmission revisited[J]. SPE Journal, 2004, 9 (4):465-474.
- [12] SPINDLER R. Analytical models for wellbore-temperature distribution[J]. SPE Journal, 2011,16(1):125-133.
- [13] RAYMOND L R. Temperature distribution in a circulating drilling fluid[J]. Journal of Petroleum Technology, 1969,21(3):333-341.
- [14] EICKMEIER J, ERSOY D, RAMEY H, et al. Wellbore temperatures and heat losses during production or injection operations [J]. Journal of Canadian Petroleum Technology, 1970,9(2):115-121.
- [15] YOSHIOKA K, ZHU D, HILL A D, et al. Interpretation of temperature and pressure profiles measured in multilateral wells equipped with intelligent completions [R]. SPE 94097–MS,2005.
- [16] 王海柱,沈忠厚,李根生. 超临界 CO<sub>2</sub> 钻井井筒压力温 度耦合计算[J]. 石油勘探与开发,2011,38(1):97-102.

WANG Haizhu, SHEN Zhonghou, LI Gensheng. Wellbore temperature and pressure coupling calculation of drilling with supercritical carbon dioxide[J]. Petroleum Exploration & Development, 2011,38(1):97-102.

[17] 王瑞和,倪红坚.二氧化碳连续管井筒流动传热规律
 研究[J].中国石油大学学报(自然科学版),2013,37
 (5):65-70.

WANG Ruihe, NI Hongjian. Wellbore heat transfer law of carbon dioxide coiled tubing drilling[J]. Journal of China University of Petroleum (Edition of Natural Science), 2013,37(5):65-70.

[18] 郭建春,曾冀,张然,等.井筒注二氧化碳双重非稳态 耦合模型[J].石油学报,2015,36(8):976-982. GUO Jianchun, ZENG Ji, ZHANG Ran, et al. A dual transient coupling model for wellbore of carbon dioxide injection well[J]. Acta Petrolei Sinica, 2015,36(8): 976-982.

- SPAN R, WAGNER W. A new equation of state for carbon dioxide covering the fluid region from the triple-toint temperature to 1 100 K at pressures up to 800 MPa[J]. Journal of Physical and Chemical Reference Data, 1996,25(6):1509-1596.
- [20] VESOVIC V, WAKEHAM W A, OLCHOWY G A, et al. The transport properties of carbon dioxide[J]. Journal of Physical and Chemical Reference Data, 1990,19 (3):763-808.
- [21] FENGHOUR A, WAKEHAM W A, VESOVIC V. The viscosity of carbon dioxide[J]. Journal of Physical and Chemical Reference Date, 1998,27:31-44.
- [22] 汪志明,崔海清,何光渝.流体力学[M],北京:石油 工业出版社,2006.
- [23] WANG Z, SUN B, WANG J, et al. Experimental study on the friction coefficient of supercritical carbon dioxide in pipes [J]. International Journal of Greenhouse Gas Control, 2014,25:151-161.
- [24] LIAO S M, ZHAO T S. An experimental investigation of convection heat transfer to supercritical carbon dioxide in miniature tubes [J]. International Journal of Heat and Mass Transfer, 2002,45(25):5025-5034.
- [25] DROPKIN D, SOMERSCALES E. Heat transfer by natural convection in liquids confined by two parallel plates which are inclined at various angles with respect to the horizontal[J]. Journal of Heat Transfer, 1965,87(1): 77-82.
- [26] PETERSEN J, BJØRKEVOLL K S, LEKVAM K, et al. Computing the danger of hydrate formation using a modified dynamic kick simulator[R]. SPE/IADC, 2001.
- [27] 张勇,唐人选.CO<sub>2</sub> 井筒压力温度的分布[J].海洋石 油,2007,27(2):59-64.
  ZHANG Yong, TANG Renxuan. Study of distribution of wellbore pressure and temperature of CO<sub>2</sub> injection well
  [J]. Offshore Oil, 2007,27(2):59-64.

(编辑 李志芬)