

Открытое акционерное общество «Газпром»  
ОБЩЕСТВО С ОГРАНИЧЕННОЙ ОТВЕТСТВЕННОСТЬЮ  
«НАУЧНО-ИССЛЕДОВАТЕЛЬСКИЙ ИНСТИТУТ ПРИРОДНЫХ ГАЗОВ И  
ГАЗОВЫХ ТЕХНОЛОГИЙ – ГАЗПРОМ ВНИИГАЗ»  
(ООО « Газпром ВНИИГАЗ»)

**РЕЗУЛЬТАТ**

научно-исследовательской работы

№, дата договора	№ 2622-0710-11-1 от 30.08.2012
Наименование договора	Разработка методических рекомендаций по моделированию технологических режимов эксплуатации систем сбора, внутрипромыслового транспорта и промышленной подготовки газа сеноманских залежей для проектов разработки, обустройства и реконструкции месторождений
№, наименование этапа	Этап 2. Разработка рекомендаций по моделированию технологических режимов эксплуатации систем сбора и внутрипромыслового транспорта газа сеноманских залежей для проектов разработки, обустройства и реконструкции месторождений
Наименование результата	Р Газпром «Моделирование технологических режимов эксплуатации систем сбора и внутрипромыслового транспорта газа сеноманских залежей»

пос. Развилка,  
Ленинский р-н, Московская обл.  
2015

ОТКРЫТОЕ АКЦИОНЕРНОЕ ОБЩЕСТВО «ГАЗПРОМ»

УТВЕРЖДАЮ

Член Правления ОАО «Газпром»,  
начальник Департамента

\_\_\_\_\_ В.В. Черепанов  
« \_\_\_\_ » \_\_\_\_\_ 201\_ г.

РЕКОМЕНДАЦИИ ОАО «ГАЗПРОМ»

МОДЕЛИРОВАНИЕ ТЕХНОЛОГИЧЕСКИХ РЕЖИМОВ ЭКСПЛУАТАЦИИ  
СИСТЕМ СБОРА И ВНУТРИПРОМЫСЛОВОГО ТРАНСПОРТА ГАЗА  
СЕНОМАНСКИХ ЗАЛЕЖЕЙ

Лист утверждения  
Р Газпром ХХ-201Х

СОГЛАСОВАНО

Руководящий орган Системы  
стандартизации ОАО «Газпром»

\_\_\_\_\_  
« \_\_\_\_ » \_\_\_\_\_ 201\_ г.

Начальник Управления  
ОАО «Газпром»

\_\_\_\_\_ В.З. Минликаев  
« \_\_\_\_ » \_\_\_\_\_ 201\_ г.

Генеральный директор  
ООО «Газпром ВНИИГАЗ»

\_\_\_\_\_ П.Г. Цыбульский  
« \_\_\_\_ » \_\_\_\_\_ 201\_ г.

Директор Центра «Разработка,  
эксплуатация месторождений  
природных газов и бурение скважин»

\_\_\_\_\_ Д.В. Изюмченко  
« \_\_\_\_ » \_\_\_\_\_ 201\_ г.

Начальник лаборатории  
промышленной подготовки газа

\_\_\_\_\_ А.В. Елистратов  
« \_\_\_\_ » \_\_\_\_\_ 201\_ г.

Общество с ограниченной ответственностью  
«Научно-исследовательский институт природных газов  
и газовых технологий – Газпром ВНИИГАЗ»  
Москва  
2015

**ОТКРЫТОЕ АКЦИОНЕРНОЕ ОБЩЕСТВО «ГАЗПРОМ»**

---

**РЕКОМЕНДАЦИИ ОРГАНИЗАЦИИ**

**МОДЕЛИРОВАНИЕ ТЕХНОЛОГИЧЕСКИХ РЕЖИМОВ  
ЭКСПЛУАТАЦИИ СИСТЕМ СБОРА И ВНУТРИПРОМЫСЛОВОГО  
ТРАНСПОРТА ГАЗА СЕНОМАНСКИХ ЗАЛЕЖЕЙ**

**Р Газпром ХХ–201\_**

*Издание официальное*

---

**ОТКРЫТОЕ АКЦИОНЕРНОЕ ОБЩЕСТВО «ГАЗПРОМ»**

**Общество с ограниченной ответственностью  
«Научно – исследовательский институт природных газов и газовых  
технологий - Газпром ВНИИГАЗ»**

**Общество с ограниченной ответственностью  
«Газпром экспо»**

**Москва 2015**

## Предисловие

- |                   |   |
|-------------------|---|
| 1 РАЗРАБОТАНЫ     | Обществом с ограниченной ответственностью<br>«Газпром ВНИИГАЗ»<br>(ООО «Газпром ВНИИГАЗ») |
| 2 ВНЕСЕНЫ         | Управлением Департамента<br>ОАО «Газпром»   |
| 3 УТВЕРЖДЕНЫ      | Начальником Департамента<br>ОАО «Газпром»<br>В.В. Черепановым «___» ___ _____ 201_ г.     |
| 4 ВВЕДЕНЫ ВПЕРВЫЕ |   |

© ОАО «Газпром», 201\_

© Оформление ООО «Газпром экспо», 201\_

*Распространение настоящих рекомендаций осуществляется в соответствии с действующим законодательством и с соблюдением правил, установленных ОАО «Газпром»*

## Содержание

Введение .....	IV
1 Область применения .....	1
2 Нормативные ссылки .....	1
3 Термины, определения и сокращения .....	2
4 Общие положения.....	3
5 Рекомендации по использованию методик моделирования технологических режимов эксплуатации систем сбора и внутрипромыслового транспорта газа сеноманских месторождений.....	3
6 Методика гидродинамического расчета трубопроводов систем сбора и внутрипромыслового транспорта газа.....	4
6.1 Определение эквивалентной трассы трубопроводов.....	4
6.2 Гидравлический расчет нисходящих участков трубопровода.....	7
6.3 Гидравлический расчет восходящих участков трубопровода.....	11
7 Рекомендации по адаптации гидродинамических моделей к фактическому состоянию систем сбора и внутрипромыслового транспорта газа .....	12
7.1 Применение коэффициента гидравлической эффективности.....	12
7.2 Применение коэффициента гидростатических потерь.....	13
Библиография .....	15

## Введение

Настоящие рекомендации разработаны в соответствии с перечнем приоритетных научно-технических проблем ОАО «Газпром» на период 2011–2020 гг., утвержденный Председателем Правления ОАО «Газпром» А.Б. Миллером (№ 01-114 от 04.10.2011), проблема 5.4 «Технологии добычи углеводородов на действующих месторождениях» и программой научно-исследовательских и опытно-конструкторских работ ОАО «Газпром» на 2014 год, утвержденной Председателем Правления ОАО «Газпром» А.Б. Миллером (№ 01-39 от 03.02.2014 г.).

Целью внедрения настоящих рекомендаций является унификация методики расчетного моделирования режимов эксплуатации систем сбора, внутрипромыслового транспорта газа сеноманских залежей дочерними обществами и организациями ОАО «Газпром» с учетом современных научных и технических достижений в данной области.

Разработка настоящих рекомендаций выполнена в рамках договора № 2622-0710-11-1 от 30 августа 2012 г., этап 2 «Разработка рекомендаций по моделированию технологических режимов эксплуатации систем сбора и внутрипромыслового транспорта газа сеноманских залежей для проектов разработки, обустройства и реконструкции месторождений».

В разработке настоящих рекомендаций принимали участие сотрудники ООО «Газпром ВНИИГАЗ»: А.В. Елистратов, В.А. Сулейманов, А.А. Ротов, И.А. Гужов, Т.В. Чельцова.

РЕКОМЕНДАЦИИ ОТКРЫТОГО АКЦИОНЕРНОГО ОБЩЕСТВА «ГАЗПРОМ»

---

**МОДЕЛИРОВАНИЕ ТЕХНОЛОГИЧЕСКИХ РЕЖИМОВ  
ЭКСПЛУАТАЦИИ СИСТЕМ СБОРА И  
ВНУТРИПРОМЫСЛОВОГО ТРАНСПОРТА ГАЗА  
СЕНОМАНСКИХ ЗАЛЕЖЕЙ**

---

Дата введения – \_\_\_\_\_

## **1 Область применения**

1.1 Настоящие рекомендации определяют требования к расчетному моделированию технологических режимов эксплуатации систем сбора и внутрипромыслового транспорта газа.

1.2 Настоящие рекомендации предназначены для использования дочерними обществами и организациями ОАО «Газпром» при:

- выполнении проектов разработки, обустройства и реконструкции сеноманских залежей месторождений;
- расчете параметров технологических режимов эксплуатации систем сбора и внутрипромыслового транспорта газа.

## **2 Нормативные ссылки**

В настоящих рекомендациях использованы нормативные ссылки на следующие стандарты:

ГОСТ 30319.1–96 Газ природный. Методы расчета физических свойств. Определение физических свойств природного газа, его компонентов и продуктов его переработки;

ГОСТ 30319.2–96 Газ природный. Методы расчета физических свойств. Определение коэффициента сжимаемости;

ГОСТ 30319.3–96 Газ природный. Методы расчета физических свойств. Определение физических свойств по уравнению состояния;

СТО Газпром 2-3.5-051-2006 «Нормы технологического проектирования магистральных газопроводов».

Примечание – При пользовании настоящими рекомендациями целесообразно проверить действие ссылочных стандартов по соответствующим указателям, составленным на 1 января текущего года, и информационным указателям, опубликованным в текущем году. Если ссылочный документ заменен (изменен), то при пользовании настоящими рекомендациями следует руководствоваться замененным (измененным) стандартом. Если ссылочный документ отменен без замены, то положение, в котором дана ссылка на него, применяется в части, не затрагивающей эту ссылку.

### **3 Термины, определения и обозначения**

3.1 В настоящих рекомендациях применены следующие термины с соответствующими определениями:

3.1.1 **эквивалентная трасса:** последовательность прямолинейных нисходящих и восходящих участков, построенных из условия равнозначимости с гидравлической точки зрения с реальной трассой трубопровода.

3.2 В настоящих рекомендациях применены следующие обозначения:

$F_r$  – число Фруда;

$Re$  – число Рейнольдса.

### **4 Общие положения**

4.1 Моделирование проводится с целью прогнозирования и оптимизации технологических режимов эксплуатации систем сбора и внутрипромыслового транспорта газа.

4.2 При моделировании технологических режимов эксплуатации системы сбора и внутрипромыслового транспорта газа рассматриваются как системы

трубопроводов, осуществляющих транспортировку продукции добывающих скважин или кустов скважин на технологические площадки подготовки газа.

4.3 В качестве исходных данных для моделирования используются:

- состав продукции добывающих скважин;
- давление, температура и расход продукции на входах трубопроводов, обеспечиваемые скважинами;
- конструктивные характеристики (диаметр, протяженность, профиль) трубопроводов;
- адаптационные параметры, характеризующие текущие эксплуатационные характеристики трубопроводов (коэффициент теплообмена с окружающей средой, гидравлическая эффективность).

4.4 В результате моделирования определяются термобарические и расходные характеристики потоков продукции в трубопроводах системы сбора и внутрипромыслового транспорта газа.

## **5 Рекомендации по использованию методик моделирования технологических режимов эксплуатации систем сбора и внутрипромыслового транспорта газа сеноманских месторождений**

5.1.1 Моделирование технологических режимов эксплуатации систем сбора и внутрипромыслового транспорта газа сеноманских месторождений проводится на основе методик расчета гидравлических и тепловых характеристик потоков в трубопроводах, с учетом компонентного состава транспортируемой продукции.

5.1.2 Продукция скважин сеноманских месторождений, транспортируемая трубопроводами систем сбора и внутрипромыслового транспорта, рассматривается как двухфазная газожидкостная смесь.

5.1.3 Расчет состава жидкой и газовой фаз, а также теплофизических свойств транспортируемой продукции следует проводить согласно ГОСТ 30319.1–96, ГОСТ 30319.2–96, ГОСТ 30319.3–96.

5.1.4 Моделирование тепловых режимов эксплуатации трубопроводов проводится в соответствии с методикой, приведенной в СТО Газпром 2-3.5-051-2006.

5.1.5 Гидродинамическое моделирование газожидкостных смесей в трубопроводах проводится согласно [1] по методике, приведенной в разделе 6 данной работы.

Примечание – Методика рекомендуется для моделирования режимов эксплуатации промысловых трубопроводов, транспортирующих сеноманский газ с содержанием жидкости не более  $100 \text{ г/м}^3$  при давлениях 0,1–12,0 МПа.

5.1.6 Для адаптации гидродинамических моделей трубопроводов к фактическому состоянию систем сбора и внутрипромыслового транспорта газа используется методика приведенная в разделе 7 данной работы.

Примечание – Для гидродинамического моделирования наряду с приведенными методиками могут быть использованы методики, входящие в состав существующих программных продуктов PipeSim, Pipephase, OLGA и др. При создании моделей трубопроводов, транспортирующих продукцию сеноманских месторождений, рекомендуется использовать методики гидравлического расчета TACITE и OLGAS.

## **6 Методика гидродинамического расчета трубопроводов систем сбора и внутрипромыслового транспорта газа**

### **6.1 Определение эквивалентной трассы трубопроводов**

6.1.1 Гидравлический расчет трубопроводов для транспорта газожидкостных смесей выполняется по участкам эквивалентной трассы, представляющей последовательность прямолинейных нисходящих и восходящих участков, построенных из условия равнозначности реальной и эквивалентной трасс с гидравлической точки зрения.

6.1.2 Гидравлический расчет нескольких эквивалентных участков, входящих в состав трубопровода, производится последовательно, по направлению движения потока.

6.1.3 Восходящим участком эквивалентной трассы считается такой отрезок между перевальными точками реального профиля, по которому независимо от количества и углов наклона промежуточных участков движение смеси происходит только на подъем (рисунок 1).

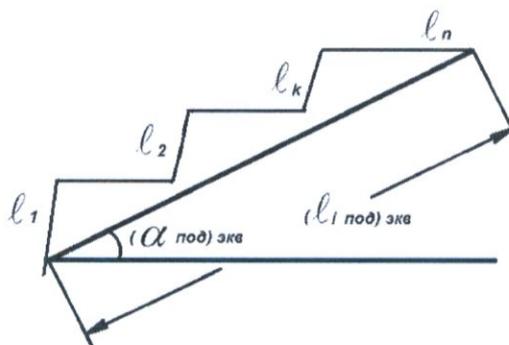


Рисунок 1 – Определение эквивалентной трассы подъемного участка трубопровода

6.1.4 За длину  $i$ -го эквивалентного подъема участка принимается общая длина восходящего участка реальной трассы между двумя перевальными точками:

$$(l_{i \text{ под}})_{\text{экв}} = \sum_{k=1}^n l_{k \text{ под}}, \quad (1)$$

где  $l_{k \text{ под}}$  – длина  $k$ -го участка, входящего в подъемный участок между перевальными точками.

6.1.5 За угол наклона восходящего эквивалентного участка принимается осредненный угол наклона, определяемый из условия:

$$(\sin \alpha_{i \text{ под}})_{\text{экв}} = \frac{H_n - H_k}{(l_{i \text{ под}})_{\text{экв}}}, \quad (2)$$

где  $H_n$ ,  $H_k$  – отметки начальной и конечной перевальных точек восходящего участка.

6.1.6 Нисходящим участком эквивалентной трассы считается такой отрезок реальной трассы, на котором течение смеси происходит на спуск при постоянном угле наклона (рисунок 2 и 3).

В эквивалентный нисходящий участок могут быть включены сопряженные нисходящие участки, если их угол наклона изменяется по отношению к первому (по ходу движения) участку не более чем на 10 %.

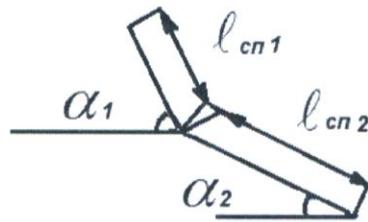


Рисунок 2 – Определение эквивалентной трассы нисходящего участка трубопровода при значительных (более 10 %) изменениях углов наклона участков

$$\left| \frac{\alpha_1 - \alpha_2}{\alpha_1} \right| > 0,1. \quad (3)$$

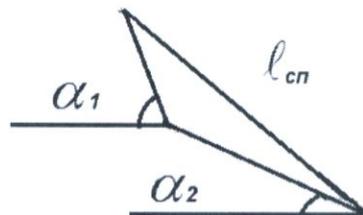


Рисунок 3 – Определение эквивалентной трассы нисходящего участка трубопровода при малых (менее 10 %) изменениях углов наклона участков

$$\left| \frac{\alpha_1 - \alpha_2}{\alpha_1} \right| \leq 0,1. \quad (4)$$

6.1.7 За расчетную длину  $i$ -го нисходящего участка принимается общая длина всех отрезков реальной трассы, вошедших в нисходящий участок эквивалентной трассы.

$$(\ell_{i\text{сн}})_{\text{экр}} = \sum_{k=1}^n \ell_{k\text{сн}}, \quad (5)$$

где  $\ell_{k\text{сн}}$  – длина  $k$ -го расчетного участка, входящего в нисходящий участок реальной трассы.

6.1.8 За угол наклона нисходящего участка эквивалентной трассы принимается осредненный угол, определяемый из условия:

$$(\sin \alpha_{i\text{сн}})_{\text{экр}} = \frac{H_{\text{н}} - H_{\text{к}}}{(\ell_{i\text{сн}})_{\text{экр}}}, \quad (6)$$

где  $H_{\text{н}}$ ,  $H_{\text{к}}$  – отметки начальной и конечной точек эквивалентного нисходящего участка.

## 6.2 Гидравлический расчет нисходящего участка трубопровода

6.2.1 Гидравлический расчет нисходящего участка трубопровода проводится с учетом режима течения газожидкостной смеси.

6.2.2 Определение режима течения газожидкостной смеси на нисходящем участке трубопровода проводится на основе критериальных соотношений.

6.2.2.1 Определяется критерий  $V^*$ :

$$V^* = (121,26 - 0,25\bar{\mu}^{-0,6})(\text{Re}_2 \text{Fr}_{\text{см}})^{-1/3} \left( \frac{\rho_2}{\rho_1 - \rho_2} \right)^{-1/2} \beta_1^{0,115}, \quad (7)$$

где:

$$\text{Re}_2 = \frac{w_{\text{см}} \rho_2 D}{\mu_2}, \quad \text{Fr}_{\text{см}} = \frac{w_{\text{см}}^2}{gD}, \quad w_{\text{см}} = \frac{4Q_{\text{см}}}{\pi D^2}, \quad \bar{\mu} = \frac{\mu_1}{\mu_2}, \quad \beta_1 = \frac{Q_1}{Q_{\text{см}}},$$

$Q_1, Q_{см}$  – объемные расходы жидкой фазы и газожидкостной смеси;

$\rho_1, \rho_2$  – плотности жидкой и газовой фаз;

$\mu_1, \mu_2$  – вязкости жидкой и газовой фаз;

$w_{см}$  – скорость газожидкостной смеси;

$\beta_1$  – расходное объемное содержание жидкости;

$D$  – диаметр трубопровода;

$g$  – ускорение свободного падения.

При  $V^* \leq 1$  в трубопроводе реализуется кольцевой режим течения, при  $V^* > 1$  – реализуется пробковый или расслоенный режим течения.

6.2.2.2 Определяется критерий  $Fr^*$ :

$$Fr^* = [0,2 + 2\sin(\alpha_{\max})/\lambda_1](1 - \beta_2)^{-2} \exp(-2,5\beta_2), \quad (8)$$

где:

$\alpha_{\max}$  – максимальный угол наклона между соседними участками эквивалентной трассы трубопровода;

$\beta_2$  – расходное объемное содержание газа;

$\lambda_1$  – коэффициент гидравлического сопротивления, соответствующий скорости безнапорного течения жидкости в нисходящем участке трассы с максимальным углом наклона:

$$\lambda_1 = 2gD\sin(\alpha_{\max})/w_1^2, \quad w_1 = 4Q_1/\pi D^2 \quad (9)$$

При  $Fr_{см} \geq Fr^*$  на рассматриваемом участке трубопровода имеет место пробковый режим течения смеси.

При  $Fr_{см} < Fr^*$  на рассматриваемом участке трубопровода имеет место расслоенное течение смеси.

6.2.3 Определение перепада давления на нисходящем расчетном участке при кольцевом и пробковом течении выполняется по формуле:

$$-\frac{\Delta P}{\Delta L} = \lambda_{см} \frac{w_{см}^2}{2D} \left[ \frac{\beta_1^2}{\varphi_1} \rho_1 + \frac{\beta_2^2}{\varphi_2} \rho_2 \right] - (\varphi_1 \rho_1 + \varphi_2 \rho_2) g \sin(\alpha), \quad (10)$$

где  $\varphi_1$  – истинное объемное содержание жидкости в потоке, а истинное содержание газа  $\varphi_2$  определяется по формуле:

$$\varphi_2 = 1 - \varphi_1, \quad (11)$$

$\lambda_{см}$  – коэффициент гидравлического сопротивления смеси, определяемый по формуле:

$$\lambda_{см} = \psi \lambda_0, \quad (12)$$

где  $\psi$  – приведенный коэффициент сопротивления,  $\lambda_0$  – коэффициент гидравлического сопротивления при течении однородной жидкости.

6.2.3.1 Величина  $\varphi_1$  при нисходящем течении газожидкостной смеси в кольцевом режиме определяется по формуле:

$$\varphi_1 = \left[ 1 - \frac{1}{1 + 5,84 \cdot 10^{-6} (\text{Re}_1 \text{Fr}_{см} \bar{\rho} / (1 - \bar{\rho})) |\sin \alpha|^{-1,66}} \right] \frac{55 \beta_1^{1/2}}{(\text{Re}_1 \text{Fr}_{см} \bar{\rho} / (1 - \bar{\rho}))^{1/3}}, \quad (13)$$

где  $\text{Re}_1 = w_{см} \rho_1 D / \mu_1$ ,  $\bar{\rho} = \rho_2 / \rho_1$  – приведенная плотность.

6.2.3.2 Величина  $\varphi_1$  при нисходящем пробковом потоке определяется по формуле:

$$\varphi_1 = 1 - K_1 / \beta_1, \quad (14)$$

где  $K_1$  – коэффициент, учитывающий влияние вязкости жидкости:

$$K_1 = 0,35 + 1,44 \sqrt{\mu} \quad \text{при } \mu < 0,01, \quad (15)$$

$$K_1 = 0,77 + 0,23 \sqrt{\mu} \quad \text{при } \mu \geq 0,01.$$

6.2.3.3 Приведенный коэффициент гидравлического сопротивления  $\psi$  при кольцевом режиме определяется по формуле:

$$\psi = 1 + 0,031 \beta_1^{1/2} (\text{Re}_2 \text{Fr}_{см} (1 - \bar{\rho}) / \bar{\rho})^{1/3} \exp[-15(\bar{\rho} + \beta_1)]. \quad (16)$$

Коэффициент гидравлического сопротивления  $\lambda_0$  при течении однородной жидкости определяется по формуле:

$$\lambda_0 = 0,067 \left( \frac{158}{\text{Re}_1} + \frac{2K_9}{D} \right)^{0,2}, \quad (17)$$

где  $K_9$  – эквивалентная шероховатость.

6.2.3.4 Приведенный коэффициент гидравлического сопротивления  $\psi$  при пробковом режиме определяется по формуле:

$$\psi = \frac{1 - 0,78\beta_2 [1 - \exp(-4,4\text{Fr}_{cm}/\text{Fr}_a)] - 0,22\beta_2 \cdot [1 - \exp(-15\rho)]}{1 - \beta_2}, \quad (18)$$

Значение  $\text{Fr}_a$  определяется по соотношениям:

$$\begin{aligned} \text{Fr}_a &= 1150 \mu^{0,79} \quad \text{при } \mu \leq 0,001, \\ \text{Fr}_a &= 9,8 \mu^{0,1} \quad \text{при } \mu > 0,001. \end{aligned} \quad (19)$$

Для пробкового потока  $\lambda_0$  определяется по формуле:

$$\lambda_0 = 0,067 \left( \frac{158}{\text{Re}_{cm}} + \frac{2K_9}{D} \right)^{0,2}, \quad (20)$$

где

$$\text{Re}_{cm} = w_{cm} \left( \frac{\beta_1 \rho_1}{\mu_1} + \frac{\beta_2 \rho_2}{\mu_2} \right) D. \quad (21)$$

6.2.4 При расслоенном режиме течения на нисходящем участке гидравлический расчет производится по формуле:

$$-\frac{\Delta P}{\Delta L} = \lambda_0 \frac{\rho_2 \cdot w_2^2}{2D_2} - \rho_2 g \sin(\alpha), \quad (22)$$

где

$$D_2 = \frac{\varphi_2 \pi D}{\theta}, \quad w_2 = \frac{4Q_2}{\pi D_2^2}. \quad (23)$$

Истинное содержание газа определяется по формуле:

$$\varphi_2 = 1 - 2,63 \left( \frac{\beta_1^2 \text{Fr}_{cm} (1 - \rho) / \rho}{0,02 + \sin^{1/2} \alpha} \right)^{1/3}, \quad (24)$$

а параметр  $\theta$  определяется из уравнения

$$\theta - \sin \theta \cos \theta = \pi \varphi_2. \quad (25)$$

### 6.3 Гидравлический расчет восходящего участка трубопровода

6.3.1 Гидравлический расчет восходящего участка трубопровода проводится с учетом режима течения газожидкостной смеси.

6.3.2 Определение режима течения газожидкостной смеси на восходящем участке трубопровода проводится на основе критерия  $V^*$ , определяемого по формуле (7). При  $V^* \leq 1$  имеет место кольцевой режим течения смеси, при  $V^* > 1$  реализуется пробковый режим течения смеси.

6.3.3 Гидравлический расчет восходящего участка трубопровода производится по формуле (10).

6.3.3.1 Величина  $\varphi_1$  для восходящего кольцевого потока определяется формулой:

$$\varphi_1 = \frac{\varphi_1^*}{1 + 200\beta_1} + \frac{55\beta_1^{1/2}}{(\text{Re}_1 \text{Fr}_{cm} \rho / (1 - \rho))^{1/3}}, \quad (26)$$

где  $\varphi_1^*$  – истинное объемное содержание жидкости при нулевой подаче жидкости:

$$\varphi_1^* = \frac{3,3 - w_a}{\text{Re}_1 \text{Fr}_{cm} \rho / (1 - \rho)} \quad \text{при } w_a < 3,3, \quad (27)$$

$$\varphi_1^* = 0 \quad \text{при } w_a \geq 3,3,$$

где

$$w_a = w_{cm} \left( \frac{\rho_1 - \rho_2}{\sigma g |\sin \alpha|} \right)^{0,25} \sqrt{\frac{\rho_1}{\rho_2}}.$$

6.3.3.2 Для пробкового восходящего потока

$$\varphi_2 = \beta_2 K_1 \left[ 1 - \exp(-4,4 \sqrt{Fr_{cm} / Fr_a}) \right]. \quad (28)$$

Здесь коэффициент  $K_1$  определяется по формуле (15).

6.3.3.3 При восходящем кольцевом течении смеси величина  $\psi$  определяется по формуле (16).

6.3.3.4 При восходящем пробковом течении смеси величина  $\psi$  определяется по формуле (18).

## **7 Рекомендации по адаптации гидродинамических моделей к фактическому состоянию систем сбора и внутрипромыслового транспорта газа**

### **7.1 Применение коэффициента гидравлической эффективности**

7.1.1 Коэффициент гидравлической эффективности  $E$  используется для адаптации методики гидравлического расчета трубопровода к его фактическому состоянию при расчете потерь давления, обусловленных силами трения.

7.1.2 Применение коэффициента гидравлической эффективности позволяет скорректировать отклонение расчетного гидравлического сопротивления трубопровода от его фактических значений, а также учитывает местные гидравлические сопротивления (крановых узлов, задвижек, твердых отложений) в трубопроводе.

7.1.3 При адаптации гидравлической модели трубопровода коэффициент гидравлической эффективности  $E$  вводится в уравнение (10) в слагаемое, учитывающее потери давления на трение:

$$-\frac{\Delta P}{\Delta L} = \frac{\lambda_{см}}{E^2} \frac{w_{см}^2}{2D} \left[ \frac{\beta_1^2}{\varphi_1} \rho_1 + \frac{\beta_2^2}{\varphi_2} \rho_2 \right] - (\varphi_1 \rho_1 + \varphi_2 \rho_2) g \sin(\alpha), \quad (29)$$

7.1.4 Определение коэффициента гидравлической эффективности проводится на основе сопоставления расчетных (полученных в ходе моделирования) и фактических эксплуатационных данных о работе трубопровода в режимах, когда гидравлическая составляющая в расчетных потерях давления является преобладающей.

Примечание – При отсутствии фактических эксплуатационных данных о работе трубопровода в указанных режимах, значение коэффициента гидравлической эффективности рекомендуется принимать равным 0,8.

7.1.6 Коэффициент гидравлической эффективности определяется как отношение фактической производительности трубопровода  $Q_{\phi}$  к ее расчетному значению  $Q_p$ :

$$E = \frac{Q_{\phi}}{Q_p}. \quad (30)$$

Под расчетной производительностью  $Q_p$  понимается расчетное значение расхода газожидкостной смеси по настоящей методике при фактических значениях давления на входе и выходе трубопровода.

## 7.2 Применение коэффициента гидростатических потерь

7.1.1 Коэффициент гидростатических потерь  $K$  используется для адаптации методики гидравлического расчета трубопровода к его фактическому состоянию при расчете потерь давления, обусловленных весом жидкости на подъемных участках трубопровода.

7.1.2 Введение коэффициента гидростатических потерь позволяет учесть отклонение расчетного объема накопленной в трубопроводе жидкости от его фактического значения.

7.1.3 При адаптации гидравлической модели трубопровода коэффициент  $K$  вводится в уравнение (10) в слагаемое, учитывающее гидростатические потери давления:

$$-\frac{\Delta P}{\Delta L} = \lambda_{см} \frac{w_{см}^2}{2D} \left[ \frac{\beta_1^2}{\varphi_1} \rho_1 + \frac{\beta_2^2}{\varphi_2} \rho_2 \right] - \rho_1 (\varphi_1 + \varphi_2 \rho) g \sin(\alpha), \quad (31)$$

7.1.4 Определение коэффициента проводится на основе сопоставления расчетных (полученных в ходе моделирования) и фактических эксплуатационных данных о работе трубопровода в режимах, когда гидростатическая составляющая в расчетных потерях давления является преобладающей.

Примечание – При отсутствии фактических эксплуатационных данных о работе трубопровода в указанных режимах, значение коэффициента гидростатических потерь следует принимать равным 1.

7.1.5 Коэффициент гидростатических потерь определяется как отношение расчетного значения производительности  $Q_p$  к ее фактическому значению  $Q_\phi$ :

$$K = \frac{Q_p}{Q_\phi}. \quad (32)$$

## Библиография

[1] ВСН 51-3-85

Проектирование промышленных стальных  
трубопроводов

---

ОКС 75.180.01

Ключевые слова: моделирование, технологический режим, эксплуатация, системы сбора, внутрипромысловый транспорт, сеноманская залежь

---