УДК 622.7

В.И. КРИВОЩЕКОВ, канд. техн. наук

(Украина, Днепропетровск, Национальный горный университет),

Л.А. НОВИКОВ

(Украина, Днепропетровск, Институт геотехнической механики им. Н.С. Полякова НАН Украины)

ОПРЕДЕЛЕНИЕ ПЛОТНОСТИ И ПОТЕРЬ ДАВЛЕНИЯ ГАЗОПЫЛЕВОГО ПОТОКА В ПНЕВМОСЕПАРАТОРЕ

Проблема и ее связь с научными и практическими задачами. Инерционные аппараты широко используются для очистки газов от дисперсных примесей. При этом эффективность очистки запыленного газа зависит от конструктивных особенностей устройства, физических свойств и газодинамических параметров двухфазной среды.

Наибольшая эффективность очистки достигается при использовании инерционных воздухоочистителей конического и цилиндроконического типов. Общим гидродинамическим эффектом, используемым в этих устройствах, является создание вихревой области течения, которая может быть как симметрична оси устройства, так и состоять из нескольких вихревых зон [1].

Теоретическое исследование и математическое моделирование вихревых течений запыленного газа базируется на уравнениях динамики гетерогенных сред [2]. При этом возникают сложности, связанные с учетом внутрифазных и межфазных взаимодействий, характер которых определяется турбулентной структурой двухфазного потока и физическими свойствами каждой из фаз. В особенности это относится к вихревым течениям в замкнутых объемах, где указанные взаимодействия наиболее выражены.

Анализ исследований и публикаций. В работах [1, 3, 4] рассмотрено влияние конструктивных особенностей циклонных аппаратов на их гидравлическое сопротивление и процессы сепарации пыли. При этом основное внимание уделяется геометрическим соотношениям площади входного патрубка к плановой площади циклона и газовыводного патрубка.

Исследованию гидродинамики вихревых течений в циклонно-вихревых камерах посвящены работы [5, 6]. Здесь рассмотрено влияние твердой фазы на газодинамические параметры и структуру двухфазной среды, а также приведены данные по коэффициентам гидравлических сопротивлений.

При решении прикладных задач динамики многофазных сред, как правило, используют феноменологические и статистические модели [7], учитывающие межфазные взаимодействия и позволяющие определять поля скоростей и концентраций каждой из фаз. В связи с этим возникает возможность использования этих моделей при исследовании вихревых процессов массопереноса в пневмосепараторах.

Влияние пылевой нагрузки на энергетические характеристики циклонов было рассмотрено в работах [3, 8, 9]. Исследования показали, что при увеличении концентрации твердых частиц (до некоторого значения) происходит замет-

ное снижение коэффициента гидравлического сопротивления циклона. В связи с этим были выдвинуты различные гипотезы, которые, к сожалению, не дают однозначного ответа.

Постановка задачи. Целью данной работы является особенности определения в пневмосепараторе плотности и потерь давления газопылевого потока с учетом гетерогенных свойств.

Изложение материала и результаты. Течение газопылевого потока в пневмосепараторе можно представить в виде отдельных турбулентных зон, размеры и характер течения в которых зависят от конструктивных особенностей устройства. При этом суммарные потери давления определяются как [1]

$$\Delta p_{\Sigma} = \sum_{i=1}^{n} \Delta p_{o,i} = \sum_{i=1}^{n} \sum_{j=1}^{m} \frac{\rho_{i} U_{i,j}^{2}}{2} (\xi_{i,j} + \zeta_{i,j}), \qquad (1)$$

где i = 1 - n – номер турбулентной зоны; $\Delta p_{o,i}$ – суммарные потери давления для *i*-той турбулентной зоны; j = 1 - m – номер участка поверхности; $U_{i,j}$ – средняя скорость двухфазной среды для *j*-того участка поверхности в *i*-той турбулентной зоне, м/с; $\zeta_{i,j}$, $\zeta_{i,j}$ – коэффициенты сопротивления трения и местного сопротивления для *j*-того участка поверхности в *i*-той турбулентной зоне; ρ_i – средняя плотность двухфазной среды в *i*-той турбулентной зоне, кг/м³, определяемая по формуле [1, 10]

$$\rho_{i} = \rho_{u} \sum_{k=1}^{m} c_{i,k} + \rho_{u,i} \left(\rho_{u,i} \rho_{\kappa,i}^{-1} \right)^{1/\chi} \left(1 - \sum_{k=1}^{m} c_{i,k} \right),$$
(2)

где $\rho_{n,i}$, $\rho_{\kappa,i}$ – плотности газа на входе и выходе из *i*-й турбулентной зоны, кг/м³; ρ_{v} – плотность частицы пыли, кг/м³; χ – показатель адиабаты; где $c_{i,k}$ – объемная концентрация частиц *k*-той компоненты твердой фазы в *i*-й турбулентной зоне, д.е.

Динамическая вязкость газопылевого потока больше чем у чистого газа. Это связано с торможением частиц пыли и их закручиванием в результате межфазных и внутрифазных взаимодействий [11].

В газопылевом потоке пневмосепаратора содержаться ультрамикроскопические частицы пыли, размеры которых соизмеримы с размерами молекул газа. Эти частицы имеют незначительную скорость оседания, и участвуют в обмене импульсами между соседними слоями среды. По этой причине частицы данной крупности вместе с газообразной фазой играют роль несущей среды.

Примем допущение, согласно которому газ с ультрамикроскопическими частицами пыли диаметром d^* можно представить в виде "ультрадисперсной среды", подчиняющейся кинетической теории газов [12].

Рассматриваемые частицы пыли, как правило, не участвуют в процессе разделения твердой дисперсной фазы. В связи с этим их объемная концентрация c^* остается постоянной во всех турбулентных зонах пневмосепаратора. То-

Збагачення корисних копалин, 2012. – Вип. 48(89)

Гравітаційна сепарація

гда в соответствии с выражением (2) для плотности "ультрадисперсной среды" в *i*-й турбулентной зоне получим

$$\rho_{i}^{*} = \rho_{H,i}^{*} \left(\frac{\rho_{H,i}^{*}}{\rho_{\kappa,i}^{*}} \right)^{\frac{1}{\chi}} = \left[\rho_{u} c^{*} + \rho_{H,i} \left(1 - c^{*} \right) \right] \left[\frac{\rho_{u} c^{*} + \rho_{H,i} \left(1 - c^{*} \right)}{\rho_{u} c^{*} + \rho_{\kappa,i} \left(1 - c^{*} \right)} \right]^{\frac{1}{\chi}}, \tag{3}$$

где $\rho_{\mu,i}^{*}$, $\rho_{\kappa,i}^{*}$ – плотности "ультрадисперсной среды" на входе и выходе из *i*-й турбулентной зоны, кг/м³.

Согласно работе [13, 14]

$$\rho_i^* = \frac{p_i^*}{Z_i^* R^* T^*} = \frac{8,3143m^* p_i^*}{Z_i^* T^*} = \frac{8,3143M^* N_A p_i^*}{Z_i^* T^*}, \qquad (4)$$

где Z_i^* – коэффициент сжимаемости "ультрадисперсной среды" в *i*-той турбулентной зоне; p_i^* – среднее давление "ультрадисперсной среды" в *i*-той турбулентной зоне, Па; T^* – температура "ультрадисперсной среды" в пневмосепараторе, К; R^* – газовая постоянная "ультрадисперсной среды", Дж/(моль·К); m^* – молекулярная масса "ультрадисперсной среды", кг/моль; M^* – масса частицы пыли, кг; N_A – число Авогадро.

Приравнивая выражения (3) и (4) получим уравнение

$$\frac{8,3143M^*N_Ap_i^*}{Z_i^*T^*} = \left[\rho_{_{\mathcal{H}}}c^* + \rho_{_{\mathcal{H},i}}(1-c^*)\right] \left[\frac{\rho_{_{\mathcal{H}}}c^* + \rho_{_{\mathcal{H},i}}(1-c^*)}{\rho_{_{\mathcal{H}}}c^* + \rho_{_{\mathcal{K},i}}(1-c^*)}\right]^{\frac{1}{\chi}},$$

В соответствии с кинетической теории газов [13] динамическая вязкость "ультрадисперсной среды" в *i*-той турбулентной зоне

$$\mu^*_i = \frac{1}{3} \overline{\lambda} v \rho_i^*,$$

где $\overline{\lambda}$ – средняя длина свободного пробега частиц пыли, м; v – средняя скорость теплового движения частиц пыли, м/с.

Согласно выражению (1) суммарные потери давления "ультрадисперсной среды" в *i*-той турбулентной зоне определяются как

$$\Delta p_{\Sigma}^{*} = \sum_{i=1}^{n} \sum_{j=1}^{m} \frac{\rho_{i}^{*} U_{i,j}^{*2}}{2} \left(\xi_{i,j}^{*} + \zeta_{i,j}^{*} \right), \tag{5}$$

Збагачення корисних копалин, 2012. – Вип. 48(89)

Гравітаційна сепарація

где $U_{i,j}^*$ – средняя скорость "ультрадисперсной среды" для *j*-того участка поверхности в *i*-той турбулентной зоне, м/с; $\xi_{i,j}^*$, $\zeta_{i,j}^*$ – коэффициенты сопротивления трения и местного сопротивления при взаимодействии "ультрадисперсной среды" с *j*-тым участком поверхности в *i*-той турбулентной зоне.

Согласно принятому допущению "ультрадисперсную среду" в пневмосепараторе можно рассматривать как некоторый газ с определенными физическими свойствами. Так как его плотность ρ_i^* будет выше чем у чистого газа, то соответственно будут больше и коэффициенты сопротивления $\zeta_{i,j}^*$, $\zeta_{i,j}^*$.

В реальных условиях сепарациии большинство взвешенных частиц пыли значительно крупнее, чем ультрамикроскопические частицы. В этом случае газопылевую среду в пневмосепараторе можно рассматривать как двухкомпонентную систему, состоящую из "ультрадисперсной среды" и частиц пыли диаметром $d_u > d^*$. С учетом выражения (3) плотность и потери давления рассматриваемой двухфазной системы в *i*-той турбулентной зоне будут определяться так:

$$\rho_{i}^{"} = \rho_{u} \sum_{k=1}^{m} c_{i,k} + \rho_{i}^{*} \left(1 - \sum_{k=1}^{m} c_{i,k} \right);$$

$$\Delta p_{\Sigma} = \sum_{i=1}^{n} \sum_{j=1}^{m} \frac{\rho_{i}^{"} U_{i,j}^{"}}{2} \left(\zeta_{i,j}^{"} + \zeta_{i,j}^{"} \right), \qquad (6)$$

где $U_{i,j}$ – средняя скорость двухфазной системы для *j*-того участка поверхности в *i*-той турбулентной зоне, м/с; $\xi_{i,j}$, $\zeta_{i,j}$ – коэффициенты сопротивления трения и местного сопротивления для *j* – того участка поверхности в *i*-той турбулентной зоне.

Выводы и направления дальнейших исследований:

• газопылевой поток в пневмосепараторе можно рассматривать как двухкомпонентную систему, состоящую из несущей "ультрадисперсной среды" и сепарируемой твердой фазы. При этом первая подчиняется кинетической теории газов;

• при определении плотности и потерь давления газопылевого потока в пневмосепараторе необходимо учитывать особенности изменения его гидравлического сопротивления с увеличением пылевой нагрузки.

Дальнейшие исследования авторов будут направлены на изучение влияния конструктивно-технологических параметров пневмосепаратора на эффективность его работы.

Список литературы

1. Кривощеков, В.И. Потери давления газопылевого потока в турбулентных зонах пневмосепаратора [Текст] / В.И. Кривощеков, Л.А. Новиков // Збагачення корисних копалин: Наук.-техн. зб. – 2011. – Вип. 46(87). – С. 86-93.

Збагачення корисних копалин, 2012. – Вип. 48(89)

Гравітаційна сепарація

2. Нигматулин Р.И. Основы механики гетерогенных сред [Текст] / Р.И. Нигматулин. – М.: Наука, 1978. – 336 с.

3. Василевский М.В. Обеспыливание газов инерционными аппаратами [Текст] / М.В. Василевский. – Томск: Томский политехнический университет, 2008 – 258 с.

4. Справочник по пыле- и золоулавливанию [Текст] / М.И. Биргер, А.Ю. Вальдберг, Б.И. Мягков [и др.]. – М.: Энергоатомиздат, 1983. – 312 с.

5. Штым А.Н. Аэродинамика циклонно-вихревых камер [Текст] / А.Н. Штым. – Владивосток: Дальневосточный ун-т, 1985. – 200 с.

6. Расчет гидравлического сопротивления вихревого аппарата [Текст] / Л.А. Тарасова, М.А. Терехов, О.А. Трошкин // Химическое и нефтегазовое машиностроение. – 2004. – № 2. – С. 11-12.

7. Приходько А.А. Компьютерные технологии в аэрогидродинамике и тепломассообмене [Текст] / А.А. Приходько. – К.: Наук. думка, 2003. – 379 с.

8. Страус В. Промышленная очистка газов [Текст] / В. Страус. – М.: Химия, 1981. – 616 с.

9. Карпухович Д.Т. Влияние диаметра циклона на эффективность улавливания пыли [Текст] / Д.Т. Карпухович // Электрические станции. – 1973. – №11. – С. 29-32.

10. Фортье А. Механика суспензий [Текст] /А. Фортье – М.: Мир, 1971. – 264 с.

11. Гольдин Ш.Л. Теоретическое обоснование метода моделирования запыленных потоков [Текст] / Ш.Л. Гольдин, И.А. Рожанская // Сб. научн. тр. ВНИПИЧЕРМЕТЭНЕРГООЧИСТКА. – М.: Металлургия, 1986. – Вып. 11-12. – С. 46-51.

12. Рид Р. Свойства газов и жидкостей [Текст] / Р. Рид, Дж. Праусниц, Т. Шервуд. – Л.: Химия, 1982. – 592 с.

13. Жуховицкий Д.Л. Сборник задач по технической термодинамике: учебное пособие [Текст] / Д.Л. Жуховицкий. – Ульяновск: Улиту, 2004. – 98 с.

14. Евдокимов И.Н. Молекулярные механизмы вязкости жидкости и газа. Основные понятия [Текст] / И.Н. Евдокимов, Н.Ю. Елисеев. – М.: РГУ нефти и газа им. И.М. Губкина, 2005. – Ч.1. – 59 с.

© Кривощеков В.И., Новиков Л.А., 2012

Надійшла до редколегії 11.01.2012 р. Рекомендовано до публікації д.т.н. Л.Ж. Горобець