гидроэнергетика

УДК 628.112

# РАСЧЕТ ЭНЕРГОЗАТРАТ ПРИ ГАЗОИМПУЛЬСНОЙ РЕГЕНЕРАЦИИ ФИЛЬТРОВ ВОДОЗАБОРНЫХ СКВАЖИН

### Канд. техн. наук, доц. ИВАШЕЧКИН В. В.

#### Белорусский национальный технический университет

Основными технологическими параметрами импульсной обработки фильтров водозаборных скважин являются: интервал обработки фильтра по высоте, величина запасаемой в рабочей камере энергии и количество энергии, необходимой для декольматации 1 м фильтра.

Важное значение при расчете энергозатрат имеет специфика отложений на наружной поверхности фильтров. В скважинах, оборудованных проволочными фильтрами, зона интенсивной кольматации приурочена к гравийной обсыпке. Прочность сцементированного гравия на осевое сжатие может превышать  $\overline{R}_{c,r} = 2$  МПа.

На рис. 1 представлен продольный разрез закольматированного проволочного фильтра 4 в виде цилиндра с толщиной стенки δ, состоящего из проволочной навивки 6, находящейся внутри сцементированной гравийной обсыпки и представляющего единую систему, которая под действием внутреннего импульсного давления и за счет сил сцепления между составляющими совместно работает на растяжение.

Если рассматривать поэтапно совместную работу комплекса «проволочная обмотка – сцементированная гравийная обсыпка» под действием растягивающих сил от давления внутри фильтра, то на I стадии трещин в обсыпке еще нет, они появляются при достижении первого предельного давления *p*<sub>1</sub>, на II стадии трещины раскрывают-



Рис. 1. Продольный разрез закольматированного проволочного фильтра: 1 – полый цилиндр; 2 – отражатель; 3 – рабочая камера; 4 – закольматированный фильтр; 5 – пакеры; 6 – проволочная навивка

ся, но еще не являются сквозными – водопроницаемости нет. В конце II стадии ширина раскрытия трещин  $a_{\rm T}$  становится равной 0,2 мм при достижении второго предельного давления  $p_{\rm II}$ , и их условно считают сквозными [1]. На III стадии ширина раскрытия трещин возрастает, и этот процесс продолжается до момента достижения предельного давления  $p_{\rm III}$ . Это момент, когда исчерпывается сопротивление проволочной обмотки растяжению: происходит разрыв проволоки и фильтр разрушается.

В качестве расчетного значения давления  $p_{\text{расч}}$  при определении энергозатрат для регенерации фильтров скважин может быть принято давление, лежащее на участке между вторым  $p_{11}$  и третьим  $p_{111}$  предельными давлениями, т. е.  $p_{11} < p_{\text{расч}} < p_{111}$ .

Расчетная схема при обработке фильтра «квазистатическим» давлением, возникающим от взрыва водород-кислородной газовой смеси (ВКГС), представлена на рис. 1. Проведение обработки в замкнутом объеме позволит с наибольшей эффективностью использовать энергию парогазовой полости, так как нарастание давления внутри фильтра будет вызвано термодинамическим расширением парогазовой полости вследствие высокой температуры перегретого пара. Расширение парогазовой полости инициирует движение жидкости (гидропоток) и ее сжатие («квазистатическое» давление).

Применение пакеров 5 позволяет изолировать обрабатываемый интервал высотой *h*' закольматированного фильтра от ствола скважины.

После заполнения рабочей камеры 1 газовой смесью 2H<sub>2</sub> + O<sub>2</sub> ее поджигают. Реакция может протекать в виде двух режимов химического превращения: взрывного горения и детонации. Давление взрыва ВКГС на любой глубине *H* в замкнутом объеме [2]

$$p_{\rm B3D} = np_0 = n(p_{\rm aTM} + \rho gH), \tag{1}$$

где  $p_{\text{атм}}$  – атмосферное давление;  $\rho$  – плотность жидкости;  $p_0$  – начальное давление; n – степень увеличения давления, n = 10 (горение), n = 9,8 (детонация).

Удельная теплота взрыва для горения составляет  $Q_r = 13,58 \cdot 10^6$  Дж/кг, показатель адиабаты продуктов взрыва  $k_r = 1,17$ . Для реакции детонации смеси  $2H_2 + O_2$  с учетом диссоциации воды и молекул водорода, удельная теплота взрыва  $Q_n = 8,715 \cdot 10^6$  Дж/кг, показатель адиабаты  $k_n = 1,21$  [2].

При расчете необходимой энергии будем использовать следующие допущения: фильтр полностью закольматирован и непроницаем для жидкости; рабочая камера и отражатель выполнены абсолютно жесткими с недеформируемыми стенками; жидкость сжимаемая; материал водоприемной поверхности (проволочная навивка) и сцементированная гравийная обсыпка работают на растяжение по закону Гука; давление в рабочей камере в продуктах взрыва  $p_{взр}$  зависит от вида химического превращения и рассчитывается по (1). После сжигания газовой смеси в рабочей камере задачу распространения волны давления в полости закольматированного фильтра можно рассматривать как распространение гидравлического удара в тупиковом трубопроводе, когда к участку фильтра высотой *h*' внезапно подключили источник высокого давления (рабочую камеру). Давление на границе «продукты взрыва – жидкость» резко возрастает на величину

$$\Delta p_{ya} = p_{B3p} - p_0. \tag{2}$$

Волна давления со скоростью с перемещается к отражателю, имея давление на фронте, равное  $\Delta p_{ya}$ . Скорость жидкости в плоскости фронта возрастает от 0 до  $v_0$ , ее можно найти по формуле

$$v_0 = \frac{\Delta p_{y_A}}{\rho c}.$$
 (3)

При подходе фронта волны давления к отражателю вся жидкость на участке длиной h' приобретает скорость  $v_0$ , однако ее дальнейшее движение невозможно из-за наличия пакеров, и скорость столба жидкости на отражателе в момент прихода волны будет уменьшаться до 0.

При достижении прямой волной отражателя давление в полости фильтра на участке обработки длиной h' будет равно  $p_1 = p_0 + \Delta p_{yg}$ , при этом жидкость будет сжиматься, а стенки закольматированного фильтра – расширяться.

Будем считать, что энергия продуктов взрыва  $W_{n,B}$  затрачивается на энергию гидропотока  $W_{rn}$ , работу по сжатию жидкости  $W_{c,w}$  и работу по декольматации стенок закольматированного фильтра  $W_{a,c}$ 

$$W_{\rm rn} + W_{\rm c.w} + W_{\rm d.c} = W_{\rm n.B}$$
, (4)

Энергия гидропотока  $W_{rn}$  может быть найдена как приращение кинетической энергии жидкости, находящейся между камерой и отражателем при изменении скорости от 0 до  $v_0$ :

$$W_{\rm rn} = mv_0^2 / 2 = \rho V_{0,*} v_0^2 / 2 = \rho \pi r_{\rm B}^2 h' v_0^2 / 2 = \pi r_{\rm B}^2 h' \frac{\Delta \rho_{y_{\rm H}}^2}{2\rho c^2}, \qquad (5)$$

где  $r_{\rm B}$  — внутренний радиус фильтра; m — масса жидкости в полости фильтра объемом  $V_{0,w}$ .

Для расчета с можно воспользоваться формулой [3] с учетом закрепления фильтра водовмещающими породами

$$c = \sqrt{\frac{E_{\star}}{\rho}} / \sqrt{1 + \frac{E_{\star}}{E_{c.r}} \frac{d_{\scriptscriptstyle B}\Psi}{\delta\alpha_{\rm rp}}}, \qquad (6)$$

79

где  $\alpha_{rp}$  – коэффициент, учитывающий закрепление закольматированного фильтра водовмещающими породами и согласно решениям В. С. Дикаревского толщина стенки  $\delta$  как бы увеличивается в  $\alpha_{rp}$  (раз);  $E_{c.r}$  – модуль упругости сцементированной гравийной обсыпки, его можно принять равным аналогичному параметру для бетона  $E_6$  = (15000...20000) МПа;  $\psi$  – безразмерный коэффициент, учитывающий влияние проволочной навивки;  $E_{\pi}$  – модуль упругости жидкости.

Коэффициент агр можно найти по формуле

$$\alpha_{\rm rp} = 1 + E_{\rm rp} d_{\rm B} / (2.7 E_{\rm c.r} \delta), \qquad (7)$$

где  $E_{\rm rp}$  – модуль упругости водовмещающих пород; для песка  $E_{\rm rp}$  = 39 МПа.

Коэффициент  $\psi$  приближенно можно вычислить по формуле

$$\Psi = \left[1 + \frac{E_{np}\alpha_0}{E_{c.r}(1 - \alpha_0)}\right]^{-1},$$
(8)

где  $\alpha_0 = \frac{V_{np}}{V} = F_{np} / \delta h'$  – показатель содержания проволочной навивки по объему;  $V_{np}$  – объем проволоки, м<sup>3</sup>; V – общий объем стенки закольматированного фильтра, м<sup>3</sup>;  $F_{np}$  – площадь сечения проволочной навивки на участке фильтра высотой h'.

Энергия  $W_{c,*}$ , идущая на сжатие жидкости, по теореме Клапейрона может быть найдена как работа сил давления на пути деформации  $\Delta h'$  или как половина произведения силы давления на  $\Delta h'$ 

$$W_{\rm c.w} = \frac{1}{2} \Delta p_{\rm yg} \pi r_{\rm s}^2 \Delta h' = \frac{1}{2} \Delta p_{\rm yg} \Delta V_{\rm w} , \qquad (9)$$

где  $\Delta V_{\rm *}$  – уменьшение объема жидкости в закольматированном фильтре в результате сжатия.

Для определения  $\Delta V_{*}$  используем известное из теории упругости положение о том, что напряжение (давление  $\Delta p_{y_{A}}$ ) равно произведению модуля

упругости жидкости  $E_*$  на относительное изменение объема  $\frac{\Delta V_*}{V_{0,*}}$ 

$$\Delta p_{y_{\pi}} = E_{\pi} \frac{\Delta V_{\pi}}{V_{0,\pi}}.$$
(10)

Откуда, выразив  $\Delta V_{*}$  и подставив в (9), получим

$$W_{\rm c.*} = \frac{\pi r_{\rm s}^2 h'}{2E_{\star}} \Delta p_{\rm yg}^2 \,. \tag{11}$$

Энергия  $W_{\rm д.c.}$ , идущая на деформацию стенок фильтра, состоит из энергии  $W_{\rm p.np}$ , идущей на растяжение проволочной навивки и разрушение кольматирующих отложений (создание трещин в сцементированной обсыпке)  $W_{\rm p.k}$ :

$$W_{\mathrm{p.np}} = W_{\mathrm{p.np}} + W_{\mathrm{p.\kappa}}.$$
 (12)

Энергия  $W_{p,np}$  может быть найдена как работа деформации проволочной навивки фильтра на величину  $\Delta r_{np} = r'_{np} - r_{np}$ , где  $\Delta r_{np}$  – приращение радиуса проволочной навивки в результате деформации;  $r'_{np}$  – значение радиуса в конце деформации;  $r_{np} \approx r_{B}$  – радиус проволочной обмотки до деформации. Выражая работу как половину произведения силы давления на удлинение  $\Delta r_{np}$ , получим

$$W_{\rm p.np} = \frac{1}{2} \Delta p_{\rm yn} \cdot 2\pi r_{\rm B} h' \Delta r_{\rm np} \,. \tag{13}$$

Для определения  $\Delta r_{np}$  используем известные выражения для расчета растягивающих напряжений  $\sigma_{np}$  в проволочной навивке площадью  $F_{np}$  от действия ударного давления  $\Delta p_{ya}$  и закон Гука (допущения)

$$\sigma_{\rm np} = \frac{N_{\rm p}}{F_{\rm up}} = \frac{\Delta p_{\rm yn} r_{\rm s} h'}{F_{\rm np}},\tag{14}$$

где  $N_{\rm p}$  – равнодействующая сила от растягивающих напряжений  $\sigma_{\rm np}$  в навивке при действии давления  $\Delta p_{\rm yg}$ ;  $F_{\rm np}$  – площадь сечения проволочной навивки на участке фильтра h'.

Величина F<sub>пр</sub> равна

$$F_{\rm np} = \frac{f_{\rm np}}{S} h', \quad (15)$$

где  $f_{np}$  – площадь поперечного сечения одного витка проволоки; S – шаг навивки (расстояние в осях) проволоки диаметром d; S = d + t, t – просвет (зазор) между витками.

Проволочная навивка при наличии сцепления с окружающей сцементированной гравийной обсыпкой имеет более высокий модуль упругости  $E'_{np}$ , чем нормативный  $E_{np}$ , который корректируется коэффициентом  $\psi_{np}$ , зависящим от прочности сцепления [4]  $E'_{np} = E_{np}/\psi_{np}$ .

При кратковременном действии нагрузки предлагается определять  $\psi_{np}$  по формуле

$$\psi_{\rm np} = 1 - 0.7 \frac{R_{\rm c.r} F}{N_{\rm p}}, \qquad (16)$$

81

где F – площадь поперечного сечения закольматированного фильтра;  $F = \delta h'$ ;  $R_{c.r}$  – сопротивление осевому растяжению сцементированного гравия.

С одной стороны, деформация проволочной навивки

$$\varepsilon_{\rm np} = \frac{\sigma_{\rm np}}{E'_{\rm np}},\tag{17}$$

с другой:

$$\varepsilon_{\rm np} = \frac{2\pi r_{\rm np}' - 2\pi r_{\rm np}}{2\pi r_{\rm np}} \approx \frac{\Delta r_{\rm np}}{r_{\rm s}} \,. \tag{18}$$

Объединив (17) и (18) с учетом (14) и (15), получим

$$\Delta r_{\rm np} = \frac{\Delta p_{\rm yn} r_{\rm s}^2 S}{f_{\rm np} E_{\rm np}'} \,. \tag{19}$$

Подставив (19) в (13), получим

$$W_{\rm p.np} = \frac{\Delta p_{\rm yg}^2 \pi r_{\rm B}^3 S \psi_{\rm np}}{f_{\rm np} E_{\rm np}} h' \,. \tag{20}$$

Энергию создания трещин в сцементированной гравийной обсыпке  $W_{p,\kappa}$  найдем как работу деформации цилиндрической оболочки, состоящей из сцементированного гравия, толщиной  $\delta$  и высотой h' на величину  $\Delta r_{c,r}$ . Аналогично (13) получим

$$W_{\mathrm{p},\kappa} = \frac{1}{2} p_{\mathrm{l}} \cdot 2\pi r_{\mathrm{B}} h' \Delta r_{\mathrm{c},\mathrm{r}} , \qquad (21)$$

где  $p_{\rm I}$  – давление в полости фильтра перед образованием трещин (первое предельное давление);  $\Delta r_{\rm c,r}$  – приращение радиуса сцементированной гравийной обсыпки перед образованием трещин.

Равнодействующая сила от растягивающих напряжений в сцементированной обсыпке при достижении давления *p*<sub>1</sub> равна

$$Np_{\rm I} = p_{\rm I} r_{\rm B} h' \,. \tag{22}$$

Так как напряжения в сцементированной гравийной обсыпке перед образованием трещин равны  $R_{c.r.}$ , а в проволочной навивке напряжения достигают  $\sigma_{np} = 2 \frac{E_{n.p.}}{E} R_{c.r.}$ , согласно [1] для центрально-растянутых элементов

$$Np_{\rm I} = R_{\rm c.r} \left( F + 2 \frac{E_{\rm np}}{E_{\rm c.r}} F_{\rm np} \right).$$
(23)

Деформация слоя сцементированного гравия равна

$$\varepsilon_{\rm c.r} = \frac{R_{\rm c.r}}{E_{\rm c.r}} = \frac{\Delta r_{\rm c.r}}{r_{\rm B}} \,. \tag{24}$$

Откуда выразим приращение радиуса  $\Delta r_{c.r}$ 

$$\Delta r_{\rm c.r} = \frac{R_{\rm c.r}}{E_{\rm c.r}} r_{\rm B}.$$
 (25)

Объединяя (22) и (23), выразим  $p_1$  и подставим вместе с  $\Delta r_{c,r}$  в выражение (21)

$$W_{\rm p.\kappa} = \frac{R_{\rm c.r}^2 \left(\delta + 2\frac{E_{\rm np}}{E_{\rm c.r}} \frac{f_{\rm np}}{S}\right) \pi r_{\rm B} h'}{E_{\rm c.r}} \,. \tag{26}$$

Расчеты  $W_{p,\kappa}$  при максимальных значениях  $R_{c,r}$  показывают, что величина  $W_{p,\kappa}$  на порядок меньше  $W_{p,np}$  и в расчетах ею можно пренебречь.

Реализованную энергию продуктами взрыва  $W_{n,B}$  можно найти как сумму работ, произведенных волной сжатия  $E_{B,c}$  и газовым пузырем  $E_n$ , т. е.  $W_{n,B} = E_{B,c} + E_n$ . Величину  $E_{B,c}$  найдем через акустический КПД  $\eta_a$ , который представляет долю запасенной потенциальной энергии продуктов взрыва с начальным объемом  $V_{0,n}$ , уносимую волной сжатия:

$$E_{\rm B,c} = \eta_{\rm a} E_0 = \eta_{\rm a} \frac{P_{\rm B3p} V_{0,\rm n}}{k-1} \,. \tag{27}$$

Определенное опытным путем значение  $\eta_a$  для подводного взрыва смеси  $2H_2 + O_2$  составило 0,2 % [5]. Величину  $E_n$  найдем из следующих соображений. За время *t* двойного пробега волны давления от границы раздела «пузырь – жидкость» до отражателя и обратно  $t = \frac{2h'}{c}$  пузырь успеет расшириться с объема  $V_{0,n}$  до  $V_{1,n}$ . Это время получило название времени формирования силового поля в замкнутых камерах [6].

Таким образом, оставшаяся в парогазовой полости энергия E<sub>1</sub>, способная произвести полезную работу, будет равна

$$E_{1} = \eta_{r} E_{0} \left( \frac{V_{0.n}}{V_{1.n}} \right)^{k-1} = \eta_{r} E_{0} k_{3}, \qquad (28)$$

где  $\eta_r$  – гидравлический КПД (отношение потенциальной энергии пузыря, равное работе против сил внешнего давления *p*, к начальной энергии пузыря *E*<sub>0</sub>);  $\eta_r = (5...8) \%$  [5];  $k_3$  – коэффициент использования энергии (для па-

рового пузыря, образующегося при электрогидравлическом разряде,  $k_3 = 0,15...0,3$  [6].

. Оставшаяся в парогазовой полости энергия после достижения максимальной деформации стенок фильтра будет равна

$$E_{2} = \eta_{\rm r} k_{\rm s} E_{0} \left( \frac{V_{1.\rm n}}{V_{2.\rm n}} \right)^{k-1}, \qquad (29)$$

где V<sub>2.п</sub> – объем парогазового пузыря в момент достижения максимальной радиальной деформации проволочной навивки фильтра.

Тогда работа E<sub>n</sub>, произведенная газовым пузырем, равна

$$E_{n} = E_{1} - E_{2} = \eta_{r} E_{0} k_{2} \left[ 1 - \left( \frac{V_{1,n}}{V_{2,n}} \right)^{k-1} \right], \qquad (30)$$

После подстановки всех слагаемых в (4) получим

$$\pi r_{\rm B}^2 h' \Delta p_{\rm y,a}^2 \left[ \frac{1}{2\rho c^2} + \frac{1}{2E_{\rm sc}} + \frac{r_{\rm B} S \psi_{\rm np}}{f_{\rm np} E_{\rm np}} \right] = \frac{p_{\rm B3p} V_{0,\rm fr}}{k-1} \left\{ \eta_{\rm a} + \eta_{\rm r} k_{\rm s} \left[ 1 - \left( \frac{V_{1,\rm n}}{V_{2,\rm n}} \right)^{k-1} \right] \right\}.$$
(31)

Задача оценки величины объема энергоносителя  $V_{0,n}$  может быть решена в первом приближении, если пренебречь неиспользованной энергией парогазового пузыря:

$$V_{0.n} \approx \frac{\pi r_{\rm B}^2 h' \Delta p_{\rm yg}^2 \left[ \frac{1}{2\rho c^2} + \frac{1}{2E_{\rm x}} + \frac{r_{\rm B} S \Psi_{\rm np}}{f_{\rm np} E_{\rm np}} \right] (k-1)}{p_{\rm B3p} (\eta_{\rm a} + \eta_{\rm r} k_{\rm s})} \,.$$
(32)

Как следует из (32), режим взрывного горения ( $k_r = 1,17$ ) предпочтительнее детонации ( $k_a = 1,21$ ).

**Пример.** Определить величины запасаемой энергии в единичном импульсе при горении ВКГС и общее количество энергии, необходимой для декольматации 1 м каркасно-стержневых фильтров с проволочной навивкой, технические характеристики которых представлены в табл. 23 [7], если  $\delta = 0,06$  м; кубиковая прочность сцементированного гравия  $\overline{R}_{c.r} =$ = 2 МПа; сопротивление растяжению  $R_{c.r} = 0,37$  МПа;  $E_{c.r} = 15000$  МПа. Проволочная навивка – сталь марки 12Х18Н10Т (ГОСТ 5632–72), ее модуль упругости  $E_{np} = 240000$  МПа. Просвет проволочной навивки t = 2,5 мм. Глубина H = 70 м;  $\eta_a = 0,002$ ;  $\eta_r = 0,05$ ;  $k_3 = 0,15$ .

# Решение:

1. Параметры фильтров диаметрами 5, 6, 8, 10, 12, 16 дюймов возьмем из табл. 23 [7].

2. Расчеты  $V_{0,n}$  производим по (32), запасаемую в камере энергию *E* вычисляем с учетом энергоемкости ВКГС. Данные расчетов приведены в табл. 1. Характер изменения удельных энергозатрат  $E_{yd}$  на 1 м фильтра и объема газовой смеси  $V_{0,n}$  (при н. у.) в камере в зависимости от диаметра фильтра  $d_{\rm B}$  представлен на рис. 2.

Таблица І

Типо- размер фильтра	$f_{\rm np}$ , м $^2$	<i>S</i> , м	<i>г</i> <sub>в</sub> , М	<i>h</i> ′, м	Скорость волны с, м/с	<i>N</i> <sub>p</sub> , кН	V <sub>0.п</sub> , дм <sup>3</sup>	V <sub>0.п</sub> , при н. у., дм <sup>3</sup>	<i>Е</i> , кДж	Е <sub>уд</sub> на 1 м, кДж
СП-5Ф	3,14.10-6	0,0045	0,087	0,035	1239	21,6	0,10	0,8	5,93	169
СП-6Ф	3,14·10 <sup>-6</sup>	0,0045	0,098	0,04	1219	27,9	0,16	1,28	9,3	232
СП-8Ф	3,14.10-6	0,0045	0,124	0,055	1178	48,5	0,40	3,2	23,3	423
СП-10Ф	7,07.10-6	0,0055	0,151	0,07	1168	74,6	0,63	5,0	36,4	520
СП-12Ф	7,07·10 <sup>-6</sup>	0,0055	0,177	0,08	1131	100,5	1,1	8,8	63,9	800
СП-16Ф	7,07 <sup>.</sup> 10 <sup>-6</sup>	0,0055	0,228	0,13	1074	210,4	3,4	27,2	209,2	1520

Результаты расчетов запасаемой энергии в камере



*Рис. 2.* Зависимость величины энергозатрат  $E_{y_{\rm H}}$  на 1 м фильтра (1) и объема  $V_{0,{\rm n}}$  (при н. у.) ВКГС в камере (2) от диаметра фильтра  $d_{\rm B}$ 

## ЛИТЕРАТУРА

1. С Н и П 2.03.01-84 «Бетонные и железобетонные конструкции».

2. Андреев К. К., Беляев А. Ф. Теория взрывчатых веществ. – М.: Оборонгиз, 1960. – 595 с.

3. Гидравлический расчет и устройство водопроводов из железобетонных труб // В. С. Дикаревский, П. П. Якубчик, О. А. Продоус, Ю. М. Константинов. – К.: Будивельник, 1984. – 122 с.

4. Байков В. Н., Сигалов Э. Е. Железобетонные конструкции: Общий курс. – 5-е изд., перераб. и доп. – М., Стройиздат, 1991.

5. И в а шечкин В. В., Кондратович А. Н., Прокопчук Д. А. Экспериментальное исследование газодинамического способа воздействия на фильтр и прифильтровую зону скважин // Водное хозяйство и гидротехническое строительство. – 1987. – Вып. 16. – С. 41–46.

6. Об оптимизации формы разрядной камеры при электрогидроимпульсной штамповке / А. Г. Рябинин, К. К. Мертенс, В. С. Мамутов, В. А. Вагин // Высокоскоростная обработка материалов давлением: Тр. ХАИ. – 1982. – Вып. 8. – С. 120–125.

6. Гаврилко В. М., Алексеев В. С. Фильтры буровых скважин. – М.: Недра, 1985. – 334 с.

### Представлена кафедрой

гидравлики

Поступила 24.09.2003