

УДК 622.233.05

В.П.Рындин

## УДАРНЫЕ ИМПУЛЬСЫ В ШТАНГЕ БУРИЛЬНОЙ МАШИНЫ

В настоящее время широкое распространение получили гидравлические бурильные машины, форма ударника которых приближается к цилиндрической, т.е. имеет менее выраженный ступенчатый характер по сравнению с пневматическими установками. Рассмотрим параметры ударного импульса в стержне при ударе цилиндрическим бойком.

Формулы о распределении напряжений и усилий [1], действующих в ударной системе, выведены из волнового уравнения по теории Сен-Венана, которая основана на предположении, что при соударении стержней контакт соударяющихся тел осуществляется по всей поверхности соударения. В случае равных сечений в плоскости контакта отсутствуют отраженные волны и импульсы напряжений имеют прямоугольную форму.

При ударе цилиндрическим бойком по стержню меньшего диаметра в последнем возникает импульс упругой деформации, состоящий из нескольких ступеней, убывающих по амплитуде.

Амплитуда ступени  $n$  определяется по формуле

$$P_n = \frac{EF_1 v}{2c} q [r]^n \quad (1)$$

где  $P_n$  - амплитуда сил при  $n$ -ом проходе волны напряжения в бойке;  $E$  - модуль упругости материала стержней;  $F_1$  - площадь сечения ударника;  $F_2$  - площадь сечения штанги;  $v$  - скорость соударения;  $c$  - скорость распространения ударной волны по стержню;  $r$  - коэффициент отражения;  $n$  - порядковый номер ступени;  $q$  - коэффициент прохождения

$$q = \frac{2F_2}{F_1 + F_2} \quad (2)$$

Коэффициент отражения

$$r = \frac{F_2 - F_1}{F_1 + F_2} \quad (3)$$

Путем простых преобразований формулу (1) можно представить в более удобном для расчетов виде:

$$P_n = E \frac{F_2 v}{c_2} \frac{R}{R+1} \left| \frac{R-1}{R+1} \right|^{n-1},$$

где  $R$  - коэффициент прохождения

$$R = \frac{F_1 \rho_1 c_1}{F_2 \rho_2 c_2},$$

где  $\rho_1, \rho_2$  - соответственно, плотности материала бойка и штанги;  $c_1, c_2$  - скорости волны деформации в бойке и штанге.

Относительная деформация штанги

$$\varepsilon_n = \frac{v}{c_2} \frac{R}{R+1} \left| \frac{R-1}{R+1} \right|^{n-1} \quad (4)$$

Введем величину

$$\bar{\varepsilon} = \frac{\varepsilon c_2}{v} \quad (5)$$

где  $\bar{\varepsilon}$  - нормированная относительная деформация, которая не зависит от скорости удара и скорости ударной волны.

Тогда

$$\bar{\varepsilon}_n = \frac{R}{R+1} \left| \frac{R-1}{R+1} \right|^{n-1}.$$

Ударный импульс состоит из нескольких прямоугольных ступеней. Каждая ступень  $\bar{\varepsilon}$  имеет продолжительность

$$\tau = \frac{2l_1}{c_1},$$

где  $l_1$  - длина бойка.

Энергию импульса можно определить [2] по формуле

$$A = EF_2 c \int_{\tau} \varepsilon^2(t) dt, \quad (6)$$

где  $E$  - модуль упругости материала штанги;  $\tau$  - продолжительность импульса;  $\varepsilon(t)$  - относительная деформация штан-

ги. Для вычисления энергии удара по формуле (6) на осциллограмме ударного импульса измеряют амплитуды через малые интервалы времени  $\Delta t$ . Затем строят импульс по амплитудам напряжений, возведенным в квадрат, и графическим интегрированием определяют его площадь.

Эту трудоемкую операцию можно несколько упростить, если энергию ударного импульса представить следующим образом.

Поскольку штанга перед ударом находилась в покое, а после удара в бойке не осталось энергии (считаем, что импульс не дошел до конца штанги и отраженных волн нет), то [2]:

$$mv = EF_2 \int_{\tau} \varepsilon(t) dt,$$

где  $m, v$  - масса и скорость бойка перед ударом.

Подставив скорость в формулу кинетической энергии бойка, получим

$$A = \frac{\rho^2 c^2 F_2^2}{2m} \left[ c \int_{\tau} \varepsilon(t) dt \right]^2 \quad (7)$$

Формулу (7) можно преобразовать следующим образом

$$A = \frac{m}{2t_3^2} \left[ c \int_{\tau} \varepsilon(t) dt \right]^2 \quad (8)$$

где  $t_3 = m / \rho_2 c_2 F_2$  - эквивалентная продолжительность импульса.

Эквивалентная продолжительность импульса равна отношению массы бойка к "массовому расходу" вещества через сечение штанги площадью  $F_2$ , если скорость в этом сечении будет равна скорости перемещения ударного импульса  $c$ .

Из волновой теории удара следует, что

$$S = c \int_{\tau} \varepsilon(t) dt \quad (9)$$

где  $S=vt_3$  - перемещение сечения штанги за время удара.

Преобразовав относительную деформацию по формуле (5), получим

$$t_3 = \int_{\tau} \bar{\varepsilon}(t) dt . \quad (10)$$

Следовательно, эквивалентная продолжительность импульса численно равна площади под графиком нормированной относительной деформации в функции времени.

Энергию удара можно определить по смещению сечения

штанги. Из выражений (7) и (9)

$$A = \frac{\rho^2 c^2 F_2^2}{2m} S^2 . \quad (11)$$

Этот вариант удобно применять, если датчик измеряет смещение сечения штанги во время удара.

Выразив модуль упругости через плотность и скорость ударной волны, формулу (6) можно преобразовать в

$$A = \rho F_2 c^3 \int_{\tau} \varepsilon^2(t) dt . \quad (12)$$

Следовательно, формулы

(6), (7), (11), (12) могут быть положены в основу алгоритмов приборов для измерения энергии ударов бурильных машин [3].

Применение формулы (7) дает возможность исключить квадрат из функциональной схемы прибора, заменив его нелинейной шкалой, а формула (11) позволяет использовать для измерения энергии удара датчик перемещений.

### СПИСОК ЛИТЕРАТУРЫ

1. *Иванов К.И.* Техника бурения при разработке месторождений полезных ископаемых/ К. И. Иванов, М.С. Варич, В.И. Дусев, В. Д. Андреев.- М.: Недра, 1974.- 408 с.
2. *Ард Ф.К.* Механизм соударения поршня и штанги при ударном бурении// Глюкауф.- 1966.- №24.- С.153-163.
3. *Рындин В.П.* Измеритель частоты и энергии ударов бурильных машин./ В.П. Рындин, В. Е. Беспалов // Механизация работ на рудниках. Сб. научн. тр. Кузбас. политехн. ин-т, Кемерово, 1981 -С.203-206.

□ Автор статьи:

Рындин  
Владимир Прокопьевич  
- канд.техн.наук, доц. каф.  
стационарных и транспортных машин