

УДК 622.7

**Ж. Цэвээнжав, Б. Алтантуяа,.Б. Батбаяр**

**ЭНЕРГЕТИЧЕСКАЯ ОЦЕНКА  
ГИДРОТРАНСПОРТА ПРИ ТРАНСПОРТИРОВКЕ  
ПУЛЬПЫ, ВКЛЮЧАЮЩЕЙ РУДУ  
МЕСТОРОЖДЕНИЯ ОЛОН-ОВООТ**

*Выполнена исследовательская работа по измерению реологических элементов в пульпах с различными плотностями в целях конкретизации расчета энергетической необходимости гидротранспорта пульп и других гидравлических операций.*

*Ключевые слова: гидротранспорт, пульпа, скорость сдвига, реологические свойства, плотность пульпы.*

---

**Д**анная работа выполнялась в процессе проектирования обогатительной фабрики по извлечению золота на месторождении Олон-Овоот в районе южной Монголии. Основной технологией приняли чановое выщелачивание. Основной массой породообразующих компонентов является кварциоритовое рудное тело. Золото распределяется незначительно в свободной форме и, в основном, в пирите, который имел частично окисленный вид в верхних горизонтах месторождения. С целью конкретизации расчета энергетической необходимости гидротранспорта пульп и других гидравлических операций, проводились лабораторные исследования реологического свойства пульпы образованной рудным материалом данного месторождения.

Исследовательская работа выполнена в Канадской лаборатории «Lakefield». Измерения реологических элементов проводились в пульпах с различными плотностями. Исследования показали, что текстропическое свойство пульп незначительно. Следовательно выводы о реологических свойствах пульпы можно сделать, ис-

ходя из свойств первичных пульп, неподверженных сдвигу. Результаты реологических измерений пульп, проведенных в лаборатории «Lakefield», показаны на рисунках.

Форму реологического характера пульпы (см. рисунки), образованной рудой Олон-Овоот, можно считать Бингамовской моделью в случае скорости сдвига выше  $50 \text{ сек}^{-1}$ . А в процессах гидротранспортных операций технологии выщелачивания скорости сдвига выше  $50 \text{ сек}^{-1}$ . Измерения реологических свойств пульпы проводились отдельно для различных плотностей.

Пульповое состояние в операциях обогатительных фабрик изменяется в широких пределах относительно плотности. Поэтому отдельно измеренный результат реологического поведения пульпы данной плотности невозможно сравнить с другим состоянием пульпы другой плотности. Это обстоятельство с точки зрения теории не дает возможности отыскать критические точки реологических свойств пульпы и оптимизировать энергетическое состояние гидротранспорта. Для решения этой задачи потребовалось вывести обобщенную математическую модель реологического поведения, которая могла бы быть отне-

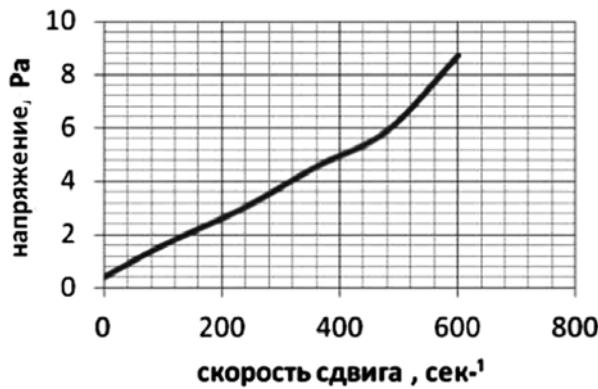


Рис. 1. Зависимость напряжения и скорости сдвига при плотности пульпы 45,56 %

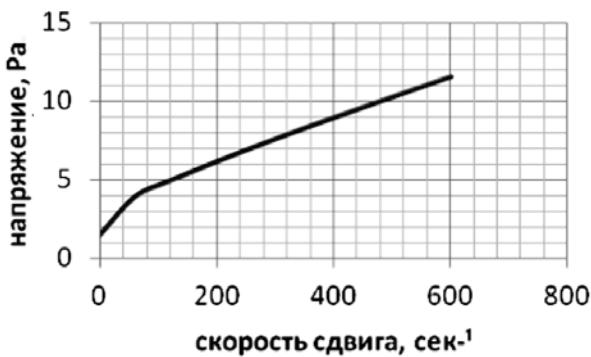


Рис. 2. Зависимость напряжения и скорости сдвига при плотности пульпы 50,61 %

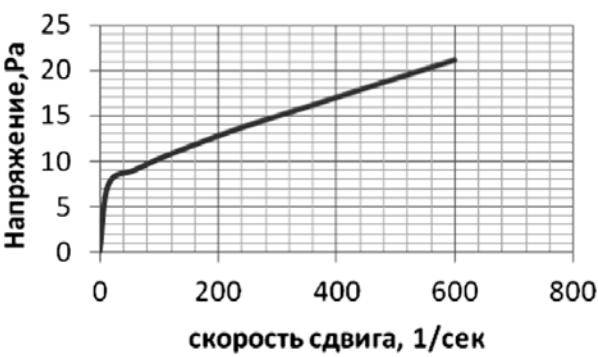


Рис. 3. Зависимость напряжения и скорости сдвига при плотности пульпы 55,73 %

сена к реологическому состоянию пульпы любой плотности.

В результате математической обработки данных исследовательской работы реологических свойств, была получена следующая реологическая модель. Эта модель представлена как непрерывная функция зависимости напряжений от скорости сдвига при определенной объемной плотности.

$$\tau = 0,0038199e^{24,5427646C} + 0,000924e^{9,732C} \frac{dv}{dr}, \quad (1)$$

где:  $\tau$  – напряжение, Па,  $C$  – объемная концентрация твердого пульпы, %,  $\frac{dv}{dr}$  – скорости сдвига сек<sup>-1</sup>.

Если характер реологического поведения пульпы, включающей руду Олон-Овоот, представить Бингамовской моделью, то можно выдвинуть следующее теоретическое предположение. Не усложняя объяснения допустим, что движение пульпы происходит в горизонтальных трубах и форма течения гомогенная. Тогда мощность энергии, необходимой для течения пульпы, можно представить в следующем виде:

$$N = \frac{4\tau LV_m}{D}, \quad (2)$$

где  $N$  – потребная мощность для течения пульпы,  $\tau$  – напряжение,  $L$  – дли-

на трубы,  $V_m$  – объемная производительность пульпы,  $D$  – диаметр трубы. Если вместо  $\tau$  подставить (1), получим

$$N = \frac{4 \cdot 0,0038199 e^{24,5427646C} L V_m}{D} + \frac{4 \cdot 000924 e^{9,732C} \frac{dv}{dr} L V_m}{D} \quad (3)$$

Если заменить скорость сдвига у стены трубы значением  $\frac{8v}{D}$ , так же  $v$  заменить значением  $\frac{4V_m}{\pi D^2}$ , вместо  $V_m$



Рис. 4. Зависимость напряжения и скорости сдвига при плотности пульпы 60,86 %

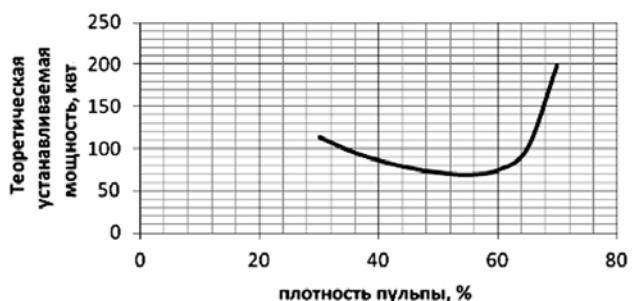


Рис. 5. Зависимость установленной мощности гидротранспорта от плотности пульпы

подставить значение  $\frac{Q}{C\rho_s}$ , то после алгебраического преобразования получим

$$N = \left( \frac{4 \cdot 0,0038199 e^{24,5427646C}}{D} + \frac{4 \cdot 000924 e^{9,732C} \frac{32Q}{\pi D^3 \rho_s C}}{D} \right) \cdot \frac{QL}{C\rho_s}, \quad (4)$$

где  $N$  – потребная мощность для течения пульпы;  $L$  – длина трубы;  $C$  – объемная концентрация твердого компонента пульпы;  $Q$  – производительность по твердому;  $D$  – диаметр трубы;  $\rho_s$  – удельный вес твердого компонента.

В конкретных ситуациях для обеспечения стабильности условий все значения кроме  $C$  считают постоянными параметрами,  $N$  можно представить как функцию, зависящую только от  $C$ . То есть  $N = F(C)$ . Это обстоятельство дает возможность найти критические точки и оптимальные энергетические условия для гидротранспорта и движения пульп для пульпы любой плотности. Математически это можно определить из дифференциального уравнения с участием интересующих нас параметров.

$$\tau(C) \rightarrow \min \Rightarrow \frac{d\tau(C)}{dC} = 0. \quad (5)$$

С помощью (5) можно определить наименьшее напряжение в поперечном сечении трубы при движении по ней пульпы в зависимости от плотности пульпы.

$$УЭЗ \rightarrow \min \Rightarrow \frac{d}{dC} \frac{N(C)}{\varrho} = 0. \quad (6)$$

С помощью (6) можно найти удельную энергетическую затрату (УЭЗ) в зависимости от плотности пульпы. Решая уравнение (5) относительно объемной концентрации, рассчитали, что при ее значении 0,08 или 18 %ном содержании по плотности твердого, напряжение в поперечном сечении течения пульпы в трубе диаметром 200 мм будет наименьшим. Данное обстоятельство является чисто теоретическим заключением (на практике оно может оказаться неоптимальным).

Теоретическая графоаналитическая информация об энергопотреблении гидротранспорта с учетом конкретных проектных данных в цикле измельчения приведена на рис. 5.

Графоаналитический метод показал хорошее соответствие практическим результатам. При пусконаладочных работах потребляемая мощность

в двигателе у зумпфа насоса, качающееся на гидроциклон, колебалась в пределах 65–79 кВт. При плотности выше 65 % зумпф заливало за счет сильного увеличения напряжения в поперечном сечении течения пульпы.

#### **Выходы**

1. Реологическое поведение пульпы, включающей породы рудного тела Олон-Овоот, можно представить моделью Бингама при значении скорости сдвига выше 50 сек<sup>-1</sup>.

2. Наименьшее теоретическое напряжение в поперечном сечении течения пульпы в трубе диаметром 200 мм при производительности 83 т/ч находится при 18-% содержании твердого в пульпе.

3. Наименьшая удельная затрата энергии для гидротранспорта пульпы, включающей породы рудного тела Олон-Овоот, находится при плотности около 60 %.

#### **СПИСОК ЛИТЕРАТУРЫ**

1. Abbas A.Zaman. Techniques in rheological measurements, Fundamentals and Applications. University of Florida. 1998.
2. A.Mezei. M.Ashbury and I.Todd. Rheological aspects of nickel hydrometallurgy. The minerals, metals, Society. 2000. – P. 451–468.
3. Б.Батбаяр., Ж.Цэвээнжав. Баяжуулах уилдвэрийн зутангийн реологийн судалгааны асуудалд. Монгол орны Өрөмдлөгийн албаны тулгамдсан асуудлууд ЭШБХ-ын эмхэтгэл. Улаанбаатар 2008. – № 1/10. ГИАБ

#### **Коротко об авторах**

Цэвээнжав Ж. – кандидат технических наук, профессор,  
Алтантуяа Б. – кандидат технических наук, доцент,  
Батбаяр Б. – аспирант,  
Монгольский государственный университет науки и технологии.