этому обжиг проводился в течение 2 ч при температурах 700 °С и 750 °С, соответственно. Из полученного каустического доломита были изготовлены образцы в соответствии с малой методикой Стрелкова. Результаты физико-механических испытаний представлены в таблице.

Таблица - Физико-механические свойства образцов каустического

доломита затворенного раствором билюфита

Каустический доломит	В/Ц	Предел прочности при сжатии, МПа, в возрасте			
обожженный при температуре		1 сутки	3 суток	7 суток	28 суток
700 °C	0,42	65	85	88	92
750 °C	0,44	35	45	52	60

Как свидетельствуют полученные результаты, оптимальная температура полуобжига использованного доломита — 700 °С. Установлено, что образцы магнезиальных вяжущих характеризуются высокой механической прочностью уже в начальный период твердения: после 1 суток она достигает 65 МПа, а к 28-92 МПа.

Таким образом, в результате проведенных исследований была показана возможность использования отечественных минеральных ресурсов для получения высококачественных магнезиальных вяжущих. Применение отечественного сырья позволит существенно снизить себестоимость строительных материалов получаемых на их основе.

ЛИТЕРАТУРА

1 Обзор рынка доломита в СНГ и прогноз его развития в условиях кризиса. М.: ИнфоМайн, 2009 (май).

УДК 621.926

П.Е. Вайтехович, проф., д-р техн. наук; Д.В. Семененко, ассист.;

Д.Н. Боровский, асп.; П.С. Козлов, магистр. (БГТУ, г. Минск) ДВИЖЕНИЕ ИЗМЕЛЬЧАЮЩИХ ТЕЛ В БЫСТРОХОДНЫХ ШАРОВЫХ МЕЛЬНИЦАХ

В предыдущих работах авторов [1] было показано, что для грубого и тонкого помола наиболее эффективными способами воздействия являются раздавливание и удар. Однако там же отмечено, что применение этих способов для сверхтонкого помола может оказаться экономически невыгодным из-за резкого увеличения удельных энергозатрат. Анализ современных тенденций развития технологий диспергирования, материалов и оборудования для их реализации свидетельствует о том, что получение частиц, близких к критическому размеру, невозможно без истирающего воздействия. Конечно истирание – более затратный способ

пимольчения. Значительная часть энергии уходит на трение между частицими, превращаясь в тепловую. Однако при сверхтонком помоле приводиться идти на повышение энергозатрат. Сопоставляя эффект и улельные энергозатраты, можно констатировать факт, что без использования истирания в этом случае не обойтись. Эти рассуждения подтверыщоются практикой. Например, даже в традиционных крупнотоннажных искнологиях, таких как производство цемента, на стадиях окончательного помола продолжают использоваться барабанные шаровые мельницы, в которых реализуется комплексное воздействие: удар и истирание.

То, что барабанные шаровые мельницы не исчерпали себя как помольный агрегат, подтверждается многочисленными исследовяниями и публикациями. Вместе с тем анализ этих публикаций покавывает, что появились новые направления в развитии шаровых мельниц и использовании шаров как измельчающих тел [2].

Эти направления связаны с разработкой быстроходных шаровых мельниц, таких как центробежно-шаровые и планетарные. Принцип, положенный в основу этих агрегатов, заключается в изменении траектории движения мелющих тел, повышении скорости их движения. Тралиционные тихоходные шаровые мельницы при этом превращаются в быстроходные. В таких мельницах реализуется комплексное воздейстнис на материал, включающее раздавливание, удар и истирание. Причем за счет высоких скоростей и возрастающего влияния инерционных сил все эти эффекты многократно увеличиваются. Изменение характера воздействия повлекло за собой координальную трансформацию конструктивного исполнения. К таким агрегатам относятся центробежношаровая и планетарная мельницы с вертикальной размольной камерой.

Перемещение шаров в роторе центробежно-шаровой мельницы в какой-то мере упорядочено. Поэтому для учета их взаимного влияния можно рассматривать движение в виде цепочки шаров. При такой модели движения на шар, находящийся в произвольной точке ротора, кроме основных силовых факторов, будут действовать дополнительные силы: F_p — сила давления (подпор) других шаров; G_I — сила тяжести столбика шаров; F_{IT} — сила трения между шарами, находящимися в соседних цепочках.

Сила давления на шар, находящийся на любом текущем радиусе ротора

$$F_{p} = \frac{1}{n} \int_{r}^{r} dF_{pi} = \frac{4\pi \cdot j \cdot \rho \cdot \omega^{2} \cdot r_{u} (r^{3} - r_{u}^{3})}{3n},$$
 (1)

где n — количество шаров на текущем радиусе ротора.

При этом уравнения движения мелющих тел в роторе имеют вид:

$$\frac{dv_{s}}{dt} = \omega^{2}x + 2\omega v_{y} - f\left[\left(\omega^{2}y - 2\omega v_{x}\right)\sin\alpha + g\cos\alpha\right] \frac{v_{s}}{\sqrt{v_{x}^{2} + v_{y}^{2} + v_{z}^{2}}} - f\left[\left(\omega^{2}y - 2\omega v_{x}\right)\sin\alpha + g\cos\alpha\right] \frac{v_{s}}{\sqrt{v_{x}^{2} + v_{y}^{2} + v_{z}^{2}}} - f\left[\left(\omega^{2}y - 2\omega v_{x}\right)\sin\alpha + g\cos\alpha\right] \frac{v_{y}^{2} + v_{z}^{2}}{\sqrt{v_{x}^{2} + v_{y}^{2} + v_{z}^{2}}}\cos\alpha - f\left[\left(\omega^{2}y - 2\omega v_{x}\right)\sin\alpha + g\cos\alpha\right] \frac{v_{y}^{2} + v_{z}^{2}}{\sqrt{v_{x}^{2} + v_{y}^{2} + v_{z}^{2}}}\cos\alpha - f\left[\left(\omega^{2}y - 2\omega v_{x}\right)\sin\alpha + g\cos\alpha\right] \frac{v_{y}^{2} + v_{y}^{2} + v_{z}^{2}}{\sqrt{v_{x}^{2} + v_{y}^{2} + v_{z}^{2}}}\sin\alpha + f\left[\left(\omega^{2}y - 2\omega v_{x}\right)\sin\alpha + g\cos\alpha\right] \frac{v_{y}^{2} + v_{z}^{2}}{\sqrt{v_{x}^{2} + v_{y}^{2} + v_{z}^{2}}}\sin\alpha + f\left[\left(\omega^{2}y - 2\omega v_{x}\right)\sin\alpha + g\cos\alpha\right] \frac{v_{y}^{2} + v_{z}^{2}}{\sqrt{v_{x}^{2} + v_{y}^{2} + v_{z}^{2}}}\sin\alpha + f\left[\left(\omega^{2}y - 2\omega v_{x}\right)\sin\alpha + g\cos\alpha\right] \frac{v_{y}^{2} + v_{z}^{2}}{\sqrt{v_{x}^{2} + v_{y}^{2} + v_{z}^{2}}}\sin\alpha + f\left[\left(\omega^{2}y - 2\omega v_{x}\right)\sin\alpha + g\cos\alpha\right] \frac{v_{y}^{2} + v_{z}^{2}}{\sqrt{v_{x}^{2} + v_{y}^{2} + v_{z}^{2}}}\sin\alpha + f\left[\left(\omega^{2}y - 2\omega v_{x}\right)\sin\alpha + g\cos\alpha\right] \frac{v_{y}^{2} + v_{z}^{2}}{\sqrt{v_{x}^{2} + v_{y}^{2} + v_{z}^{2}}}\sin\alpha + f\left[\left(\omega^{2}y - 2\omega v_{x}\right)\sin\alpha + g\cos\alpha\right] \frac{v_{y}^{2} + v_{z}^{2}}{\sqrt{v_{x}^{2} + v_{y}^{2} + v_{z}^{2}}}\sin\alpha + f\left[\left(\omega^{2}y - 2\omega v_{x}\right)\sin\alpha + g\cos\alpha\right] \frac{v_{y}^{2} + v_{z}^{2}}{\sqrt{v_{x}^{2} + v_{y}^{2} + v_{z}^{2}}}\sin\alpha + f\left[\left(\omega^{2}y - 2\omega v_{x}\right)\sin\alpha + g\cos\alpha\right] \frac{v_{y}^{2} + v_{z}^{2}}{\sqrt{v_{x}^{2} + v_{y}^{2} + v_{z}^{2}}}\sin\alpha + f\left[\left(\omega^{2}y - 2\omega v_{x}\right)\sin\alpha + g\cos\alpha\right] \frac{v_{y}^{2} + v_{z}^{2}}{\sqrt{v_{x}^{2} + v_{y}^{2} + v_{z}^{2}}}\sin\alpha + f\left[\left(\omega^{2}y - 2\omega v_{x}\right)\sin\alpha + g\cos\alpha\right] \frac{v_{y}^{2} + v_{z}^{2}}{\sqrt{v_{x}^{2} + v_{y}^{2} + v_{z}^{2}}}\sin\alpha + f\left[\left(\omega^{2}y - 2\omega v_{x}\right)\sin\alpha\right] \sin\alpha + f\left[\left(\omega^{2}y - 2\omega v_{x}\right)\sin\alpha\right] \sin\alpha + f\left[\left(\omega^{2}y - 2\omega v_{x}\right)\sin\alpha\right] \sin\alpha$$

С использованием этих уравнений рассчитана траектория движения мелющих тел по поверхности ротора и на выходе из него. Это дало возможность определить общую траекторию движения мелющих тел и загрузки в целом. Разработанная математическая модель, кроме того, позволяет определить такие параметры как скорость движения мелющих тел, высоту их подъема и в конечном итоге оптимальные геометрические параметры мельниц.

Движение мелющих тел в планетарной мельнице значительно сложнее, чем в центробежно-шаровой, что обусловлено сложностью движения самого размольного барабана. Ранее нами было исследовано движение одиночного мелющего тела [3].

Естественно предположить, что основными видами движения мелющих тел и измельчаемого материала относительно барабана будут безотрывное в прижатом состоянии без скольжения, безотрывное скользящее и отрыв с последующим свободным падением. Первое из них характеризует преимущественное раздавливающее воздействие на измельчаемый материал, второе — истирающее, третье — ударное. Величины зон, характеризуемых каждым из указанных видов движения мелющих тел, и границы между ними постоянно трансформируются по мере изменения результирующего усилия. Специфика изменения размеров и формы основных помольных зон в сегменте загрузки за полный цикл, соответствующий одному обороту водила, послужила целью очередного этапа исследования планетарных мельниц. Причем по аналогии с удар-

тробежной мельницей здесь также учтено взаимодействие между тропими телами. В качестве дополнительных силовых факторов при-

Уравнение относительного движения мелющего тела при этом в имет иметь вид:

$$ma_{d} = \vec{G} + \vec{F}_{T} + \vec{F}_{1e} + \vec{F}_{2e} + \vec{F}_{c} + \vec{F}_{p}, \tag{3}$$

м масса мелющего тела, кг; a_d – относительное ускорение, м/с²; и пли тяжести, H; F_T – сила трения, H; F_{1e} и F_{2e} – инерционные сининные с поворотом барабана и водила соответственно, H; F_c – оприолисова сила инерции, H; F_p – сила давления, H.

На элементарный объем в сегменте загрузки действуют те же сивы это и на одиночное мелющее тело. Это сила тяжести G, две инерцинивые силы F_{1e} и F_{2e} , нормальная реакция N, сила трения $F_{\tau} = fN$, которыя улерживает этот элементарный объем от проскальзывания. Скольовине возникает за счет воздействия тангенциальной силы F_{τ} , представвышения проекцию всех сил на касательную в исследуемой точке.

Сили давления в общем случае равна нормальной реакции.

$$\widetilde{F}_{p} = \widetilde{N} = \omega^{2} k R \left[\frac{r}{kR} + \frac{k}{1+k} \cos(\psi - \varphi) \right] - g \sin \psi \tag{4}$$

Ута же сила, действующая на шар, находящийся на радиусе r₁

$$F_{lp} = 2r_{lp}^2 \rho \int_{0}^{r_i - r_{lp}} \widetilde{F}_{lp} dr \tag{5}$$

В результате интегрирования получаем уравнение для расчета дивления столбика шаров на плоскость их смещения

$$F_{w} = 2r_{w}^{2} \rho \left[\omega^{2} \frac{(r_{i} + r_{w})^{2} - r_{0}^{2}}{2} + (r_{i} + r_{w} - r_{0}) \left[\frac{\omega^{2} k^{2} R}{1 + k} \cos(\psi - \phi) - g \sin\psi \right] \right]$$
(6)

С учетом сил взаимодействия между шарами удалось опрешлить границы характерных зон загрузки в барабане планетарной мольницы и таким образом оценить степень соответствующего возпействия на общий разрушающий эффект.

Таким образом, в результате проведенной работы, создана метолики расчета параметров движения мелющих тел в быстроходных шаропых мельницах с учетом их взаимодействия. Это дает возможность процести оптимизацию конструктивных и технологических параметров мельниц с высокой степенью достоверности.

ЛИТЕРАТУРА

1 Вайтехович, П.Е. Тенденции и перспективы развития техники и технологии дезинтеграции / П.Е. Вайтехович Труды БГТУ. Сер.III, Химия и технология неорган. в-в. – 2008. – Вып. XVI. – С. 106–112.

2 Hiem, A. The effekt of the number of contact points grinding elements on the rute of grinding in ball mills / A. Hiem, T.P. Olejnik, A. Powlak // Physicochem. Probr. Miner. Process. — 2004. — Vol. 38. — P. 147–155.

3 Вайтехович, П.Е. Особенности движения мелющей загрузки в планетарных мельницах с внешней обкаткой / П.Е. Вайтехович, Д.В. Семененко // Химическое и нефтегазовое машиностроение. — 2005. — №7. — С. 7—8 (Vaitekhovich, P. E. Charakteristic Features of the Movement of Grinding Charges in Planetary Mills with External Rolling / P.E. Vaitekhovich, D.V. Semenenko // Chemical and Petroleum Engineering. — 2005. — Vol. 41, No. 7-8. — P. 360-362).

УДК 666.632

И.А. Левицкий, проф., д-р техн. наук; С.Е. Баранцева, ст. научн. сотр., канд. техн. наук; А.И. Позняк, асп. (БГТУ, г. Минск)

ИМПОРТОЗАМЕЩЕНИЕ ПРИ ПРОИЗВОДСТВЕ КЕРАМИЧЕСКИХ ПЛИТОК ДЛЯ ВНУТРЕННЕЙ ОБЛИЦОВКИ СТЕН

Импортозамещение является составной частью общеэкономическойстратегии развития Республики Беларусь в отрасли промышленности строительных материалов, направленной на увеличение конкурентоспособности продукции, расширение ее ассортимента и повышение качества, а также активизацию инвестиционной деятельности.

Реализация этих направлений возможна как за счет организации собственного производства продукции взамен импортируемой, так и засчет мероприятий по экономии топливно-энергетических иминерально-сырьевых ресурсов, внедрения новых технологий и модернизации производства.

В соответствии с приоритетными направлениями развитияматериально-технической базы строительства Республики Беларусь на 2000—2015 гг. особое внимание уделяется сокращению импорта строительных материалов по причине того, что в строительной отрасли страны имеется все необходимое для производства отечественной продукции, способной заменить импорт многих отделочных материалов, в том числе керамических плиток.