浙江理工大学学报,第 49 卷,第 2 期,2023 年 3 月 Journal of Zhejiang Sci-Tech University DOI:10.3969/j.issn.1673-3851(n).2023.02.010



基于离散单元法的氢氧化锂粉末螺旋输送机优化设计

郭 华1,周 健1,张金建2,沈芳明2,李红军1

(1. 浙江理工大学机械工程学院, 杭州 310018; 2. 浙江衢州永正锂电科技有限公司, 浙江衢州 324000)

摘 要: 针对氢氧化锂粉末在螺旋输送机上出现的输送不稳定、不均匀等问题,采用离散单元法对氢氧化锂粉末螺旋输送机进行了优化设计。首先,通过离散单元法建立氢氧化锂粉末螺旋输送机的仿真模型;其次,以螺旋轴径、螺距和转速为试验因素,以平均质量流量和输送稳定性变异系数为评价指标,设计了三因素三水平 Box-Behnken 正交试验;最后,分析各试验因素对输送稳定性的影响,并进行参数优化和出料口螺杆的优化设计。试验结果表明: 各因素对氢氧化锂粉末螺旋输送机输送稳定性的影响大小依次为:转速、螺距、螺旋轴径。以平均质量流量 333 g/s 为设计目标,当参数组合为螺旋轴径 26 mm、螺距 75 mm、转速 108 r/min 时,得到最小输送稳定性变异系数为 20.65%,但未满足输送稳定性要求。为进一步提高输送稳定性,基于以上参数组合,将出料口位置处的螺杆设计成无螺旋叶片,仿真试验表明:输送稳定性变异系数为 8.96%,满足输送稳定性变异系数小于 10%的要求。该研究可为氢氧化锂粉末螺旋输送机的优化设计提供一定的参考。

关键词: 氢氧化锂粉末;螺旋输送机;离散单元法;Box-Behnken 正交试验;输送稳定性

中图分类号: TH224

文献标志码: A

文章编号: 1673-3851 (2023) 03-0237-09

引文格式: 郭华, 周健, 张金建, 等. 基于离散单元法的氢氧化锂粉末螺旋输送机优化设计[J]. 浙江理工大学学报(自然科学), 2023, 49(2), 237-245.

Reference Format: GUO Hua, ZHOU Jian, ZHANG Jinjian, et al. Optimization design of the lithium hydroxide powder screw conveyor based on the discrete element method[J]. Journal of Zhejiang Sci-Tech University, 2023, 49(2):237-245.

Optimization design of the lithium hydroxide powder screw conveyor based on the discrete element method

GUO Hua¹, ZHOU Jian¹, ZHANG Jinjian², SHEN Fangming², LI Hongjun¹

- (1. School of Mechanical Engineering, Zhejiang Sci-Tech University, Hangzhou 310018, China;
 - 2. Zhejiang Quzhou Yongzheng Lithium Technology Co., Ltd., Quzhou 324000, China)

Abstract: For the problems of unstable and uneven conveying of lithium hydroxide powder on the screw conveyor, we optimized the design of lithium hydroxide powder screw conveyors using the discrete element method (DEM). Firstly, the simulation model of lithium hydroxide powder screw conveyors was built based on the discrete element method (DEM). Secondly, a three-factor, three-level Box-Behnken orthogonal test was designed with the spiral shaft diameter, pitch and rotational speed as the test factors, and the mean mass flow rate and coefficient of variation of transport stability as the evaluation indexes. Finally, the influence of each test factor on the conveying stability was analyzed, and the parameter optimization and optimal design of the discharge screw were carried out. The test results show that the three most influential factors for the conveying stability of lithium hydroxide powder screw conveyors are rotational speed, pitch, and screw shaft diameter in turn. With the average mass flow rate of 333 g/s as

收稿日期: 2022-08-08 网络出版日期: 2022-12-05

作者简介:郭 华(1997—),男,江西吉安人,硕士研究生,主要从事机械设计方面的研究。

通信作者: 周 健,E-mail:joezhoujian@zstu.edu.cn

the design goal, when the spiral shaft diameter is 26 mm, the pitch is 75 mm and the speed is 108 r/min for the parameter combination, the minimum conveying stability coefficient of variation of 20.65% is obtained. However, the transport stability requirements are not met. To further improve the conveying stability, based on the combination of the above parameters, the screw at the discharge position is designed without spiral blades. Simulation tests show that the coefficient of variation of transport stability is 8.96%, which meets the requirement that the coefficient of variation of transport stability is less than 10%. This study can provide some reference for the optimized design of lithium hydroxide powder screw conveyors.

Key words: lithium hydroxide powder; screw conveyor; discrete element method (DEM); Box-Behnken orthogonal test; transport stability

0 引 言

螺旋输送机具有结构简单、密封性能好、拆装方便等优点,广泛应用于煤粉、小麦粉、面粉等粉状输送设备当中。由于粒径效应的存在,不同粉末的流动特性及输送机理差异性较大[1-3],螺旋输送机在输送粉末过程中会出现一系列问题,如生产氢氧化锂粉末过程中存在输送不稳定性问题,严重影响整个生产线的稳定运行。

目前螺旋输送机的设计主要采用了试算法、制 图法、类比法等设计方法,这些设计方法存在设计周 期长、费时费力等不足,且制造出的螺旋输送机往往 难以满足物料输送的稳定性要求。随着计算机辅助 技术的不断发展,国内外学者主要采用了离散单元 法(Discrete element method, DEM)[4] 对螺旋输送 机的设计和优化进行研究。张强等^[5]基于 DEM 对 边帮采煤螺旋输送机的输送性能进行了研究,发现 输送最佳参数组合为螺距 250 mm、转速 80 r/min、 向下倾斜角度 20°;Sun 等[6]基于 DEM 对螺旋输送 机优化设计,发现螺旋叶片轴向倾斜角为 15°时可 提高螺旋输送机的输送性能;杨文武等[7]针对螺旋 排肥机排肥不均匀的问题,以排肥均匀性变异系数 作为评价指标,采用离散单元仿真和台架试验相结 合的方法,得到了最佳排肥口长度和排肥口角度;针 对螺旋输送机输送不稳定性问题,徐雪萌等[8]基于 DEM 提出了变螺距设计方法,通过 Box-Behnken 正交试验,得到了最佳螺距组合。综上所述,DEM 可用于螺旋输送机的优化设计;然而,在满足输送量 的前提下,有关氢氧化锂粉末螺旋输送机输送稳定 性的研究相对较少。

本文采用 DEM 建立了氢氧化锂粉末螺旋输送 机的仿真模型,分析了螺旋输送机中氢氧化锂粉末 的运动情况,确定了影响氢氧化锂粉末螺旋输送机 输送性能的试验因素,以平均质量流量和输送稳定 性变异系数为评价指标,设计了 Box-Behnken 正交试验,在满足输送量的前提下,通过 Design-Expert 12.0 软件进行了参数优化,对出料口位置处的螺杆进行结构改造,以期达到输送稳定性要求。

1 螺旋输送机仿真模型的建立及评价指标

1.1 评价指标

平均质量流量是评价螺旋输送机输送能力的一个 重要指标。平均质量流量的计算公式可用式(1)表示:

$$q = \frac{\sum_{i}^{N} q_{i}}{N} \tag{1}$$

其中:q 为平均质量流量,g/s; q_i 为 i 时刻下的质量流量,g/s;N 为试验数据的个数。

输送稳定性变异系数 C_v 是评价螺旋输送机输送稳定性的一个重要指标。输送稳定性变异系数的计算公式可用式(2)—(3)表示:

$$S = \sqrt{\frac{\sum_{i=1}^{N} (q_i - q)^2}{N}}$$
 (2)

$$C_{\rm v}/\% = \frac{S}{a} \times 100$$
 (3)

其中:S 为标准差,g/s。

1.2 仿真几何模型的建立

输送物料为氢氧化锂粉末,本文设计要求输送量 $Q=1000\sim1200~{\rm kg/h}$,即平均质量流量 q为 278~333 g/s;在满足输送量的前提下,根据文献 [9-10],输送稳定性要求满足输送稳定性变异系数 C_v 小于 10%;另外,输送距离 L 设为 $500~{\rm mm}$,进料口宽度 L_1 设为 $100~{\rm mm}$,出料口宽度 L_2 设为 $75~{\rm mm}$,氢氧粉末真实密度 $\rho_{\rm p}$ 设为 $1450~{\rm kg/m}^3$,堆积密度 $\rho_{\rm a}$ 设为 $907~{\rm kg/m}^3$,即最大填充率 $\rho_{\rm max}=\rho_{\rm a}/\rho_{\rm p}$ 设为 0.63。

螺旋叶片直径的选择对螺旋输送机的设计至关

重要,它直接影响到螺旋输送机的外形尺寸和结构 选择,螺旋叶片直径的计算公式[11]为:

$$D = \left(\frac{Q}{47KA\varphi\rho_a}\right)^{\frac{2}{5}} \tag{4}$$

其中:K 为螺距与螺旋叶片直径的比值,取 0.8:A为物料综合系数,氢氧化锂粉末为粉状,磨琢性较 弱,根据物料填充及综合特性系数表(表 1)^[12],A

取 75;φ 为填充率,在实际输送过程中,由于氢氧化 锂粉末无法完全填满螺旋输送机的内部空间,填充 率难以达到最大值,根据推荐填充率(表 1)[12],填充 率 φ 取 0.4,并作为本文设计要求下的最小填充率 φ_{min} 。根据输送量要求,Q 取最大值 1200 kg/h,得 出螺旋叶片直径 D=67 mm;为了螺旋叶片直径达 到标准化,综合考虑取 D 为 75 mm。

表 1 物料填充及综合特性系数	表
-----------------	---

			• • • •	
物料粒度	磨琢性	典型物料	推荐填充率 φ	综合系数 A
粉状	无磨琢性或半磨琢性	面粉、石灰	0.35~0.40	75
粉状	磨琢性	水泥、干炉粉	0.25~0.30	35
粒状	无磨琢性或半磨琢性	谷物、泥煤	0.25~0.35	50
粒状	磨琢性	砂、成粒的炉渣	0.25~0.30	30
小块状	无磨琢性或半磨琢性	煤、石灰石	0.25~0.30	40
小块状	磨琢性	卵石、砂岩	0.20~0.25	25
中、大块状	无磨琢性或半磨琢性	块煤、块石灰	0.29~0.25	30
中、大块状	磨琢性	干黏土、焦炭	0.125~0.20	15

在 DEM 仿真试验之前,设定颗粒工厂的生成 方式为 Dynamic, 粉末堆积高度约为进料口高度的 一半,在出料口处采用流量传感器 Mass Flow Sensor 进行检测,数据检测间隔为 0.05 s,总仿真 试验时间为 10 s,氢氧化锂粉末仿真过程示意图如 图1所示。



Mass Flow Sensor

图 1 氢氧化锂粉末仿真过程示意图

1.3 仿真参数模型的建立

通过马尔文 3000 激光粒度仪测得氢氧化锂粉 末平均粒径 D_0 为 358 μ m,表明其属于微米颗粒。 采用 BT-1000 粉体综合特性测试仪测得其休止角 为 35. 20°,通过休止角法[13] 判别出氢氧化锂粉末具 有良好的流动性能。

由于氢氧化锂粉末粒径太小,模拟真实尺寸的 氢氧化锂粉末数量达到了数亿甚至数十亿,受计算 机运算能力和仿真时间的限制,无法采用 DEM 进 行有效的数值模拟。颗粒缩放理论是目前较为成熟 的方法[14],任建莉等[15]根据颗粒缩放理论,将煤粉 放大至4倍;根据放大前后休止角不变的原则[16], 通过离散元参数标定放大煤粉,得到较为准确的仿 真参数,并验证了颗粒缩放的准确性。吴超等[17]发

现,当颗粒粒径接近间隙 τ 时,螺旋输送机的输送能 力会降低。因此,为了减少氢氧化锂粉末的仿真数 量,同时考虑到氢氧化锂粉末的实际粒径小于间隙, 本文根据颗粒缩放理论,将氢氧化锂粉末的粒径 D_0 扩大 10 倍,即 3.58 mm,该值小于设定间隙 τ,为 4.50 mm。由于真实氢氧化钾粉末受内聚力的影 响,本文采用 HerHz-Mindin with JKR 颗粒接触 模型。

氢氧化锂粉末的物料参数(泊松比、静摩擦系 数、动摩擦系数和表面能等),需要经过参数标定获 得。参照《表面活性剂粉体和颗粒休止角的测量》 (GB/T 11986-98)标准,采用漏斗注入法,设置漏 斗出料口内径为 10 mm,圆柱样品台半径 R 为 50 mm,漏斗下料口底端距圆柱样品台为 75 mm,漏斗 和圆柱样品台采用不锈钢材料,氢氧化锂粉末的生 成方式为 Dymamic,生成速率为 1500 个/s,仿真时 间为 20 s。虚拟离散元参数标定试验如图 2 所示,其 中:H 为氢氧化锂粉末堆积高度,mm; θ 为粉末堆积 倾斜面与圆柱样品台表面之间的夹角(休止角),(°)。 氢氧化锂粉末通过漏斗落在圆柱样品台上, 当圆柱样 品台有粉末溢出时,仿真停止;最后利用 EDEM 软件 中的后处理工具,测量氢氧化锂粉末休止角。

通过对氢氧化锂粉末的物料参数进行调整,使 得仿真休止角与实际休止角接近,最终得到氢氧化 锂粉末放大后的仿真参数,如表2所示。该仿真参 数下的休止角为 35.87°,相对于实际氢氧化锂粉末 休止角的相对误差为 1.6%,表明该虚拟离散元仿 真标定试验是可信的,可用于后续的仿真模拟。







(b) 仿真中 图 2 虚拟离散元参数标定试验





(c) 后处理

离散元仿真参数

仿真参数	数值
氢氧化锂的泊松比	0.28
氢氧化锂密度/(kg·m ⁻³)	1450
氢氧化锂剪切模量/Pa	2. 5×10^7
氢氧化锂一氢氧化锂的恢复系数	0.35
氢氧化锂一氢氧化锂的静摩擦系数	0.56
氢氧化锂一氢氧化锂的滚动摩擦系数	0.09
不锈钢的泊松比	0.30
不锈钢的密度/(kg·m ⁻³)	7800
不锈钢的剪切模量/Pa	7.0 \times 10 ¹⁰
氢氧化锂一不锈钢的恢复系数	0.35
氢氧化锂一不锈钢的静摩擦系数	0.31
氢氧化锂一不锈钢的滚动摩擦系数	0.10
JKR 表面能/(J•m ⁻²)	0.09

Box-Behnken 正交试验设计及结果分析

2.1 试验因素的选取

为了研究氢氧化锂粉末在螺旋输送机内部的运 动规律,采用单质点理论法对螺旋输送机内的氢氧 化锂粉末进行运动学分析。本文以螺旋输送机内某 一粉末 M 为研究对象,并将螺旋面简化为一条斜 线。其中粉末的合速度V分解为轴向速度V,和周 向速度 V_1 ,粉末法向运动的绝对速度为 V_n ,粉末牵 连运动的线速度为V。,氢氧化锂粉末速度分解示意 图如图 3 所示。

由图 3 的速度分解可以得到:

$$V_{t} = V\sin(\alpha + \beta) \tag{5}$$

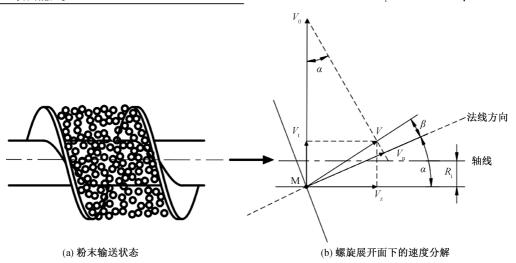


图 3 氢氧化锂粉末速度分解示意图

$$V_{z} = V\cos(\alpha + \beta)$$

$$V\cos\beta = V_{0}\sin\alpha$$

$$V_{0} = \frac{2\pi nR_{i}}{60}$$
(6)
$$V_{t} = \frac{ns}{60} \frac{1 - f\frac{s}{2\pi R_{i}}}{1 + \left(\frac{s}{2\pi R_{i}}\right)^{2}}$$
(9)

其中:
$$\alpha = \arctan\left(\frac{s}{2\pi R_i}\right)$$
, $f = \tan\beta$ 。 经过整理得:
$$V_z = \frac{ns}{60} \frac{f + \frac{s}{2\pi R_i}}{1 + \left(\frac{s}{2\pi R_i}\right)^2}$$
 (10)

其中:s 为螺距,mm;R; 为粉末与轴线之间的距离, mm;n 为螺杆转速,r/min;f 为摩擦系数; α 为螺旋 升角 $,(^{\circ});\beta$ 为粉末摩擦角 $,(^{\circ})$ 。螺旋输送机输送氢 氧化锂粉末时,既有轴向运动,又有周向运动。在设 计螺旋输送机时,应加强输送物料的轴向速度或者 抑制周向速度,过大的周向速度不仅会降低物料的 输送效率,还会严重影响螺旋输送机的稳定运行。 由式(9)和式(10)可知,周向速度V,和轴向速度V与转速n、螺距s、摩擦系数f、螺旋叶片直径D以 及螺旋轴径 d 等有关。基于以上分析,本文选取了 转速 n、螺距 s、螺旋轴径 d 作为试验因素。

2.2 试验因素水平的选取

2.2.1 螺旋轴径水平的选取

螺旋轴径一般不能太大,也不能太小,太大会影 响螺旋输送机有效输送截面积,太小会降低螺旋轴 的强度,一般推荐计算公式[18]为:

$$d = (0.2 \sim 0.35)D \tag{11}$$

为了准确分析螺旋轴径与各参数之间的复杂关 系,采用等差数列形式选取螺旋轴径,首项为 0.2D、公差为 0.075D,则螺距分别为 0.2D、 0.275D 和 0.35D,即 15.000、20.625 mm 和 26.250 mm.

2.2.2 螺距水平的选取

螺距不仅决定了氢氧化锂粉末运动的滑移面, 还决定了它的螺旋升角,并在一定程度上影响了氢 氧化钾粉末的输送状态。螺距通常按下列公式 计算[19]:

$$s = KD \tag{12}$$

其中:标准的水平输送机,通常 $K=0.8\sim1.0$;倾斜 螺旋输送机或者输送流动性较差的粉末, $K \leq 0.8$ 。 由于氢氧化锂粉末具有良好的流动特性,因此采用 等差数列形式选取螺距,首项为 0.8D、公差为 0.1D,选取的螺距分别为 0.8D、0.9D 和 1.0D,即 60.0、67.5 mm 和 75.0 mm。

2.2.3 转速水平的选取

根据所设计的输送量要求和选取的参数,通过 以下公式来确认转速的选取范围[20]:

$$n_{\min} = \frac{Q_{\min}}{47[(D+\tau)^2 - d_{\min}^2]\varphi_{\max}s_{\max}\rho_a} \quad (13)$$

$$n_{\text{max}} = \frac{Q_{\text{max}}}{47[(D+\tau)^2 - d_{\text{max}}^2]\varphi_{\text{min}}s_{\text{min}}\rho_{\text{a}}} \quad (14)$$

求得 n_{min}=73.0 r/min, n_{max}=184.0 r/min, 采用等 差数列形式选取转速,首项为 73.0 r/min、公差为 55.5 r/min, 选取的转速分别为 73.0、128.5 r/min 和 184.0 r/min。

在满足输送量的前提下,高转速会使氢氧化锂 粉末的离心力大于其自身重力,从而降低其输送效 率。因此,氢氧化钾粉末的实际转速应不大于临界 转速 n'[21]:

$$n' = \frac{A}{\sqrt{D}} \tag{15}$$

得出临界转速 n'约为 273.9 r/min,选择的转速符合 要求。Box-Behnken 试验因素水平表如表 3 所示。

表 3 Box-Behnken 试验因素水平表

⊸k π		试验因素	
水平	螺旋轴径 d/mm	螺距 s/mm	转速 n/(r•min ⁻¹)
-1	15.000	60.0	73.0
0	20.625	67.5	128.5
1	26.250	75.0	184.0

2.3 试验方案设计

采用 Box-Behnken 正交试验设计方法,以平均 质量流量q和出料稳定性变异系数 C_{α} 为评价指标, 试验设计方案和结果如表 4 所示,其中因素 Z,、Z,、 Z₃分别为螺旋轴径、螺距、转速,选取3个中心点进 行误差评估。

	表 4 试验设计方条和结果					
试验序号	Z_1	Z_2	Z_3	$q/(g \cdot s^{-1})$	$C_{ m v}/\%$	
1	1	0	1	513.35	17.61	
2	0	0	0	377.36	23. 13	
3	0	1	1	587.02	17.06	
4	1	-1	0	321.62	23.94	
5	1	1	0	399.32	18.10	
6	0	1	-1	226.10	28.36	
7	0	-1	-1	175.77	38.63	
8	-1	0	1	578.43	20.51	
9	-1	0	-1	218.10	33.57	
10	0	0	0	388.84	22.71	
11	1	0	-1	185.36	28.42	
12	0	0	0	378.54	23.67	
13	0	-1	1	495.86	18.56	
14	-1	1	0	444.02	20.12	
15	-1	-1	0	360.19	29.82	

2.4 Box-Behnken 试验结果分析和参数优化

2.4.1 方差分析

采用 Design-Expert 12.0 软件对 Box-Behnken 试验结果进行方差分析,检验各试验因素对评价指 标的显著性影响。P 值越小,则表示该试验因素对 评价指标的影响程度越大。平均质量流量的方差分 析如表 5 所示。由表 5 可知, Z,、Z,、Z,对平均量流 量有极显著影响(P<0.01), Z_1Z_2 、 Z_2Z_3 、 Z_3^2 对平均

质量流量有显著影响(0.01 < P < 0.05),其余项均不显著(P > 0.05),各试验因素对平均质量流量的影响程度从大到小依次为:转速、螺距、螺旋轴径。

拟合模型 $P=1.10\times10^{-7}<0.01$,失拟项 P=0.6347>0.05,表明模型具有良好的拟合性。在保证模型良好的前提下,剔除对平均质量流量不显

著项,运用 Design-Expert 12.0 软件,建立了转速n、螺距s、螺旋轴径d与平均质量流量q的回归方程。

 $q = -176.50991 - 0.696342d + 1.89919s + 2.7067n - 0.025898dn + 0.024523sn - 0.002894n^2$ (16)

表 5 平均质量流量的方差分析

₹ 「 内灰 重加 重 的 力 左 力 切							
方差来源	平方和	自由度	均方	F	P	显著性	
模型	250958.11	9	27884. 24	854.82	1.10×10^{-7}	**	
$Z_{_1}$	4099.20	1	4099.20	125.67	9.86 $\times 10^{-5}$	**	
Z_2	11477.64	1	11477.64	351.86	7.93 \times 10 ⁻⁶	**	
Z_3	234383.08	1	234383.08	7185.25	4.33 $\times 10^{-9}$		
$Z_1 Z_2$	9.39	1	9.39	0.29	0.6145		
$Z_1 Z_3$	261.47	1	261.47	8.02	0.0366	*	
$Z_2 Z_3$	416.77	1	416.77	12.79	0.0160	*	
Z_1^2	5.01	1	5.01	0.15	0.7112		
Z_2^2	7.84	1	7.84	0.24	0.6446		
\mathbb{Z}_3^2	294.77	1	294.77	9.04	0.0299	*	
残差	163.10	5	32.62				
失拟项	83.84	3	27.78	0.70	0.6347		
纯误差	79.76	2	39.88				
总和	251121.11	14					

注:**表示 P<0.01,极显著影响; *表示 0.01<P<0.05,显著影响。下同。

输送稳定性变异系数的方差分析如表 6 所示。由表 6 可知, Z_1 、 Z_2 、 Z_3 对输送稳定性变异系数有极显著影响(P<0.01), Z_2 Z_3 、 Z_3^2 对输送稳定性变异系数有显著影响(0.01<P<0.05),其余项均不显著(P>0.05),各试验因素对输送稳定性的影响程度从大到小依次为:转速、螺距、螺旋轴径。

拟合模型 P = 0.0006 < 0.01, 失拟项 P =

0.0740>0.05,表明模型具有良好的拟合性。在保证模型良好的前提下,剔除对输送稳定性变异系数不显著项,应用 Design-Expert 12.0 软件建立了转速 n、螺距 s、轴径 d 与输送稳定性变异系数 C_v 的回归方程:

 $C_{v} = 134.94713 - 0.35444d - 1.13201s -$

 $0.669235n + 0.005267sn + 0.000737n^2$ (17)

表 6 输送稳定性变异系数的方差分析

方差来源	平方和	自由度	均方	F	P	显著性
模型	550.75	9	61.19	32. 99	0.0006	**
Z_1	31.80	1	31.80	17. 15	0.0090	**
Z_2	93. 23	1	93. 23	50.26	0.0008	**
Z_3	381.43	1	381.43	205.65	2.97×10^{-5}	**
$Z_1 Z_2$	3 . 72	1	3.72	2.01	0.2156	
$Z_1 Z_3$	1.27	1	1.27	0.68	0.4464	
$Z_2 Z_3$	19.23	1	19.23	10.37	0.0235	*
Z_1^2	0.59	1	0.59	0.32	0.5969	
\mathbb{Z}_2^2	0.19	1	0.19	0.10	0.7637	
\mathbb{Z}_3^2	18.82	1	18.82	10.15	0.0244	*
残差	9.27	5	1.85			
失拟项	8.81	3	2.94	12.68	0.0740	
纯误差	0.46	2	0.23			
总和	560.03	14				

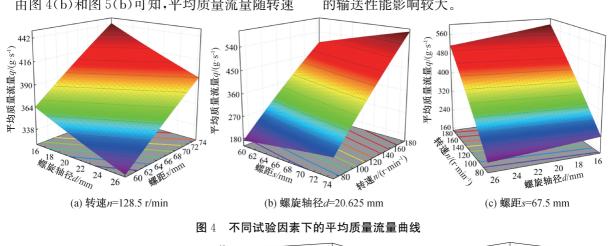
2.4.2 响应曲面分析

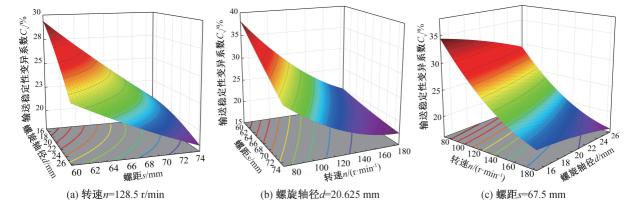
不同试验因素对评价指标的影响如图 4—图 5 所示。由图 4(a)和图 5(a)可知,螺旋轴径从 15 mm 增大到 26 mm 时,平均质量流量增加了约 40 g/s。 这是由于螺旋轴径的增加,螺旋内部的存料空间在 减小,氢氧化锂粉末的通透性降低,使得整体质量流 量下降。当螺距从 60 mm 增加到 75 mm 时,平均 质量流量至少增加了20%,输送稳定性变异系数下 降了约4%。这主要是由于螺距的增加,螺旋叶片 对粉末的轴向推力增大,螺旋输送机输送能力得到 增强,同时粉末受螺旋终止端面的影响逐渐减弱,输 送更加稳定。

由图 4(b)和图 5(b)可知,平均质量流量随转速

的增大而增大,转速由 73 r/min 增加到 184 r/min, 平均质量流量增加至少 1.5 倍,而输送稳定性变异 系数随着转速的增大呈现下降的趋势。主要的原因 是转速增大,氢氧化锂粉末的周向速度和轴向速度 增大,整体质量流量在增大,但轴向速度的增大幅度 比周向速度大,使得输送更加稳定。

由图 4(c)和图 5(c)中可知,螺旋轴径从 15 mm 增加至 26 mm 时,平均质量流量的减少量小于 100 g/s,输送稳定性变异系数下降不超过 2%,而转 速由 73 r/min 增加至 184 r/min 时,平均质量流量 的增加量超过了 200 g/s,输送稳定性变异系数超出 了10%。说明了转速对氢氧化锂粉末螺旋输送机 的输送性能影响较大。





不同试验因素下的输送稳定性变异系数曲线

2.4.3 参数优化

以本文最大输送量 1200 kg/h 为设计目标,即 平均质量流量为 333 g/s,寻求最小输送稳定性变异 系数,建立了以下目标函数和约束条件:

$$\begin{cases}
\min C_{v}(d, s, n); \\
s. t. 15 \leqslant d \leqslant 26.25, \\
60 \leqslant s \leqslant 75, \\
73 \leqslant d \leqslant 184, \\
q(d, s, n) = 333
\end{cases} (18)$$

利用 Design-Expert 12.0 软件中的 Optimization 模块,对输送稳定性变异系数进行参数优化,得到参 数组合: 螺旋轴径 26 mm、螺距 75 mm、转速 108 r/min。该仿真试验下的输送稳定性变异系数 最小,为20.65%,没有满足输送稳定性变异系数小 于 10%的要求; 而平均质量流量为 326.06 g/s, 与 设计目标平均质量流量的误差仅为 2.08%,但达到 了本文平均质量流量 278~333 g/s 要求。

6 所示。

3 螺杆优化试验

3.1 试验设计

为了进一步提高输送稳定性,根据上述参数组

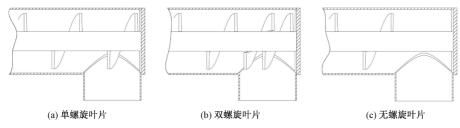


图 6 不同出料口位置处螺杆的结构示意图

3.2 结果与分析

采用 DEM 仿真中的流量传感器,对出料口位置处的质量流量进行检测,3 种不同螺旋叶片下的质量流量如图 7 所示。从图 7 可以看出,质量流量在输送过程中呈现波浪式。这是由于粉末输送至出料口位置时,受螺旋叶片终止端面的影响,螺旋叶片每转过一个单位转角,出料量不同[22-23]。由式(1)—(2)得出的 3 种不同螺旋叶片下的质量流量基本无变化,但无螺旋叶片下的输送稳定性变异系数为8.96%,满足了本文输送稳定性要求。

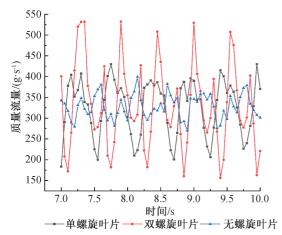


图 7 不同螺旋叶片下的质量流量曲线

4 结 论

本文采用 DEM 建立了氢氧化锂粉末螺旋输送机的仿真模型,对螺旋输送机内的氢氧化锂粉末进行了运动学分析,以螺旋轴径、螺距、转速为试验因素,以平均质量流量和输送稳定性变异系数作为评价指标,设计了三因素三水平 Box-Behnken 正交试验,分析了试验因素对输送稳定性的影响,并运用Design-Expert 12.0 软件进行了参数优化和出料口位置处的螺杆优化设计。主要结论如下:

a)各因素对氢氧化锂粉末螺旋输送机输送稳定

性的影响大小依次为:转速、螺距、螺旋轴径。

b)以平均质量流量 333 g/s 为设计目标,当螺旋轴 径为 26 mm、螺距为 75 mm、转速为 108 r/min,得到最小输送稳定性变异系数 20.65%,未满足输送稳定性要求。

合,采用 EDEM 对不同出料口位置的螺杆结构进行

了仿真试验,不同出料口位置处螺杆的示意图如图

c)根据以上参数组合,将出料口位置处的螺杆设计成无螺旋叶片,仿真试验表明:输送稳定性变异系数为8.96%,满足本文输送稳定性要求。

参考文献:

- [1] 张西良,马奎,王辉,等. 颗粒尺寸对螺旋加料机定量加料性能的影响[J]. 农业工程学报,2014,30(5):19-27.
- [2] Li M Q, Luo J B, Wu B X, et al. Experimental research of the mechanism and particle flow in screw conveyer [J]. International Journal of Heat and Technology, 2018, 36(1): 173-181.
- [3] Minglani D, Sharma A, Pandey H, et al. A review of granular flow in screw feeders and conveyors [J]. Powder Technology, 2020, 366; 369-381.
- [4] 王雪,何立,周开发. EDEM 及其应用研究与最新进展 [J]. 科学咨询(科技•管理),2016(3):52-54.
- [5] 张强, 张晓宇, 吴泽光, 等. 基于 EDEM 的边帮采煤机 螺旋输送性能研究[J]. 煤炭科学技术, 2020, 48(2): 151-157.
- [6] Sun L, Zhang X, Zeng Q, et al. Application of a screw conveyor with axial tilt blades on a shearer drum and investigation of conveying performance based on DEM [J]. Particuology, 2022, 61: 91-102.
- [7] 杨文武, 方龙羽, 罗锡文, 等. 螺旋排肥器排肥口参数对排肥性能影响的试验研究[J]. 农业工程学报, 2020, 36 (17): 1-8,
- [8] 徐雪萌, 李飞翔, 李永祥, 等. 定量变距螺旋结构设计与试验[J]. 农业机械学报, 2019, 50(12): 89-97.
- [9]姚露,廖庆喜,王磊,等.油菜旋转盘式高速集排器螺

- 旋供种装置设计与试验[J]. 农业机械学报,2022,53 (6):78-88.
- [10] 李晓贤, 赵进, 任震宇, 等. 小型竖直螺旋式精量条施 机的设计[J]. 农机化研究, 2018, 40 (12): 75-79.
- [11] 程韦武, 庞莲香, 蓝同平. 螺旋输送机的设计[J]. 现代制造技术与装备, 2018(4): 1-3.
- [12] 黄石茂. 螺旋输送机输送机理及其主要参数的确定 [J]. 广东造纸, 1998(3): 27-31.
- [13] 张正德. 粒级对粉体流动性及下料特性的影响[D]. 上海: 华东理工大学, 2015: 4-5.
- [14] 李永祥, 李飞翔, 徐雪萌, 等. 基于颗粒缩放的小麦粉 离散元参数标定[J]. 农业工程学报, 2019, 35(16): 320-327.
- [15] 任建莉, 周龙海, 韩龙, 等. 基于颗粒缩放理论的垂直 螺旋输送离散模拟[J]. 过程工程学报, 2017, 17(5): 936-943.
- [16] Zeng H, Xu W, Zang M, et al. Calibration and validation of DEM-FEM model parameters using

- upscaled particles based on physical experiments and simulations[J]. Advanced Powder Technology, 2020, 31(9): 3947-3959.
- [17] 吴超, 吴努, 胡志超. 基于 DEM 的螺旋输送机模拟仿 真[J]. 中国农机化学报, 2015, 36(2): 92-94.
- [18] 李超, 马凤坤. 螺旋输送机的设计[J]. 盐科学与化工, 2017, 46(4): 51-53.
- [19] 贾朝斌. 螺旋输送机参数设计及其优化方法研究[D]. 太原: 太原理工大学, 2015: 24-26.
- [20] 杨卓. 基于虚拟样机的螺旋混料输送机设计与仿真 [D]. 南京: 南京理工大学, 2012: 36-37.
- [21] 郝友莉, 唐正宁, 季婷婷. 粉体包装机密实输送螺杆的设计[J]. 轻工机械, 2017, 35(5): 12-15.
- [22] 李振亮, 付长江, 李亚. 定量螺旋给料机的结构研究 [J]. 盐业与化工, 2010, 39(1): 27-29.
- [23] 罗胜, 张西良, 许俊, 等. 螺旋不连续加料装置结构优化与性能仿真[J]. 农业工程学报, 2013, 29(3): 250-257.

(责任编辑:康 锋)