

Experimental and Numerical Study of Effective Parameters on Helical One-channel Dust-concentrator Performance for Separation of Black Powder of Gas Pipeline

ARTICLE INFO

Article Type Original Research

Authors

Jamshidifard S.¹ *MSc*, Shirvani M.^{*1} *PhD*, Kasiri Bidhendi N.¹ *PhD*, Movahedirad S.¹ *PhD*

How to cite this article

Jamshidifard S, Shirvani M, Kasiri Bidhendi N, Movahedirad S. Experimental and Numerical Study of Effective Parameters on Helical Onechannel Dust-concentrator Performance for Separation of Black Powder of Gas Pipeline. Modares Mechanical Engineering. 2019;19(5): 1167-1176.

ABSTRACT

In this paper, black powder of the separation from air flow by a helical one-channel dust concentrator have been experimentally studied and the efficiency and pressure drop have been investigated by Computational fluid dynamics (CFD) simulations in different operating conditions. Experimental set-up is a helical one-channel including 29 branches for exporting diluted stream out. It also has two suction devices at the ends of channels in order to provide testing in high inlet flow. Black powder particles with certain particle size distribution have been tested, whose average particle size has been determined 0.327 μm by DLS and SEM images processing. CFD simulation of helical one-channel dust concentrator for air-black powder separation has been done with FLUENT software. The Realizable k-ɛ turbulent model, as an optimal turbulence model in terms of accuracy and speed in simulation, has been used. According to evaluation of the results, the experimental results have been compared and it showed 5.2% error. To investigate the effect of operating condition, the various air flow rate and solids mass fractions were investigated and the results showed that the simulation efficiency has increased more than 4.1% by increasing 58% of the inlet volumetric flow rate. The separation efficiency had no change by increasing the solid mass fraction from 7% up to 20%.

Keywords Helical Dust-concentrator; Simulation; Separation Efficiency; Pressure Drop

¹Chemistry Department, Iran University of Science & Technology, Tehran, Iran

*Correspondence

Address: Chemistry Department, Iran University of Science & Technology, Tehran, Iran. *Phone: -Fax*: +98 (21) 77240495 shirvani.m@iust.ac.ir

Article History

Received: September 25, 2018 Accepted: January 17, 2019 ePublished: May 01, 2019

CITATION LINKS

[1] The flow in conical cyclones [2] Development of a symmetrical spiral inlet to improve cyclone separator performance [3] A CFD study of the effect of cyclone size on its performance parameters [4] Design and layout of the cyclone separator on the basis of new investigations [5] The influence of temperature and inlet velocity on cyclone pressure drop: A CFD study [6] Effect of the inlet dimensions on the maximum-efficiency cyclone height [7] Effects of the prolonged vertical tube on the separation performance of a cyclone [8] The dust outlet of a gas cyclone and its effects on separation efficiency [9] Improving the removal efficiency of cyclones by recycle stream [10] Improving cyclone efficiency by recycle and jet impingement streams [11] Improved fine particle removal from gas streams using a new helical-duct dust concentrator [12] Experimental and numerical study of spiral-channels dust separator for separation of black powder of gas pipeline [13] Simulation of a modified cyclone separator with a novel exhaust [14] 3-D computational fluid dynamics for gas and gas-particle flows in a cyclone with different inlet section angles [15] Study addresses black powder's effects on metering equipment

Copyright© 2019, TMU Press. This open-access article is published under the terms of the Creative Commons Attribution-NonCommercial 4.0 International License which permits Share (copy and redistribute the material in any medium or format) and Adapt (remix, transform, and build upon the material) under the Attribution-NonCommercial terms.

مطالعه تجربی و عددی عوامل موثر بر عملکرد تغلیظکننده غبار مارپیچ یککاناله در جداسازی پودر سیاه خطوط انتقال گاز

سنا جمشیدیفرد MSc دانشکده شیمی، دانشگاه علم و صنعت ایران، تهران، ایران منصور شیروانی[•] PhD دانشکده شیمی، دانشگاه علم و صنعت ایران، تهران، ایران دانشکده شیمی، دانشگاه علم و صنعت ایران، تهران، ایران سلمان موحدیراد PhD دانشکده شیمی، دانشگاه علم و صنعت ایران، تهران، ایران

چکیدہ

در این مقاله جداسازی ذرات پودر سیاه از هوا توسط تغلیظکننده غبار مارپیچ یککاناله بهصورت آزمایشگاهی مطالعه شده و با استفاده از شبیهسازی دینامیک سیالات محاسباتی، بازده و اُفت فشار دستگاه در شرایط عملیاتی مختلف مورد بررسی قرار گرفته است. سامانه آزمایشگاهی شامل یک کانال مارپیچ با ۲۹ انشعاب جریان رقیق خروجی و دو مکنده در خروجیهای آن بوده که امکان آزمون در شرایط دبی ورودی بالا فراهم شده است. در انجام آزمایشات از ذرات پودر سیاه با دانهبندی مشخص استفاده شده است. میانگین اندازه ذرات آن پس از انجام آزمون DLS و پردازش تصاویر SEM، 0/227/0 مشخص شد. شبیهسازی CFD تغلیظکننده مارپیچ یککاناله برای جریان هوا- پودر سیاه با نرمافزار FLUENT انجام شده است. برای شبیهسازی اغتشاشات، از مدل اغتشاش Realizable k-ε بهعنوان یک مدل بهینه از نظر دقت و سرعت در شبیهسازی استفاده شده است. برای اعتبارسنجی نتایج شبیهسازی، دادههای آزمایشگاهی مورد مقایسه قرار گرفتهاند که خطایی حدود ۵/۲% را نشان میدهد. برای بررسی تاثیر شرایط عملیاتی سیستم، دبیهای جرمی هوای ورودی و کسر جرمیهای جامد مختلف مورد مطالعه قرار گرفت و نتایج نشان دادد که با افزایش دبی به اندازه ۵۸% بازده شبیهسازی ۴/۱% افزایش پیدا میکند. همچنین با افزایش کسر جرمی جامد از ۷ به ۲۰%، بازده تغییر محسوسی نداشت.

كليدواژهها: تغليظكننده غبار مارپيچ، شبيهسازي، بازده جداسازي، اُفت فشار

تاریخ دریافت: ۱۳۹۷/۰۷/۰۳ تاریخ پذیرش: ۱۳۹۷/۱۰/۲۷ ^{*}نویسنده مسئول: shirvani.m@iust.ac.ir

۱– مقدمه

در خطوط انتقال گاز طبیعی در صنایع مختلف همواره در اثر خوردگی، سایش مسیر و کندانس شدن هیدروکربنهای سنگین، پودری سیاهرنگ شامل ذرات سولفیدآهن و اکسید آهن ایجاد می شود که عدم حذف آن از جریان گاز طبیعی موجب مشکلات متعددی می شود. ذرات پودر سیاه در جریان گاز می تواند موجب آسیب شدید به کمپرسورها و کاهش بازده آنها و همچنین گرفتگی ابزارها و شیرها در ایستگاههای تقویت فشار در خطوط انتقال گاز شود. جداسازی این ذرات عملاً با استفاده از فیلترهای مخصوصی شود. جداسازی این ذرات عملاً با استفاده از فیلترهای مخصوصی نجام می گیرد که در مسیر انتقال قار داده می شوند. فیلترها علاوه بر واردآوردن افت فشار در خط انتقال گاز، هزینه بالایی را به همراه نجام می گیرد که در مسیر انتقال قار داده می شوند. فیلترها علاوه بر واردآوردن افت فشار در خط انتقال گاز، هزینه بالایی را به همراه نجام می گیرد که در مسیر انتقال گاز، مزینه بالایی را به همراه در خاوهند داشت. سیکلونها یکی از ساده ترین انواع دستگاههای نبارگیری صنعتی هستند. جداسازی ذرات از جریان گاز در سیکلونها با کمک نیروی گریز از مرکز حاصل از جریان گردبادی داخل آنها انجام می گیرد و محدوده اثرگذاری این نیرو، برای ذرات با اندازههای بین ۵ تا ۲۰۰۰ میکرومتر است. بازده جداسازی

سیکلونها برای ذرات با اندازه تقریباً زیر ۱۰میکرون بسیار پایین بوده و عملاً از لحاظ کاربردی غیرقابل قبول است. از دیگر معایب سیکلونها عدم کارآیی آنها در جداسازی ذرات چسبنده است، اما سیکلونها بهعلت ساختار ساده، هزینه ساخت کم، فضای عملیاتی کم، عدم وجود قطعات متحرک و نگهداری آسان بهطور گستردهای مورد استفاده قرار گرفتهاند و ساختار و عملیات آنها بهبود یافته

اگرچه اصول حاکم بر رفتار سیکلونها تغییری نداشته، اما کاربردهای صنعتی باعث شده است که بهبود اساسی در طراحی آنها به وجود آید. لذا پیداکردن و ابداع دستگاهی که قادر باشد با حداقل هزینه، کارآیی جداسازی ذرات ریز توسط سیکلونها را افزایش دهد، حایز اهمیت ویژهای است.

از پایان قرن نوزدهم، تحقیقات زیادی برای مشخص کردن تاثیر تمام پارامترهای هندسی و عملیاتی متفاوت برای بهبود بازده جداسازی سیکلونهای گازی انجام گرفته است. *استایرمند* در سال ۱۹۵۱ یکی از مشهورترین طراحیها را ارایه داد^[1] و در آن پیشنهاد کرد که باید ارتفاع قسمت استوانهای و گردابهیاب بهترتیب ۱/۵ و ۱۰۰برابر قطر بدنه سیکلون باشد تا بتوان یک سیکلون با بازده بالا را به دست آورد. همان طور که اندازه و سایز، نقش بحرانی در تعریف جریان داخلی سیکلون شامل الگوی جریان مارپیچی داخلی و خارجی دارد، اندازه یابنده گردباد نیز یکی از مهمترین ابعادی است که تاثیر ویژهای بر عملکرد سیکلون دارد.

ژائو و همکاران^[2] سیکلونی را طراحی کردند که یک ورودی مارپیچی دارد. این شکل از ورودی باعث میشود که ذرات هنگام ورود بر سیلندر تا حدودی جدا شوند و در واقع یک فضای پیشجداسازی است و باعث کاهش تراکم ذرات در نزدیکی دیواره یابنده گردباد و کاهش جریان میانبر و اثرات نامطلوب آن میشود. *آزادی* و همکاران^[3] با مطالعه روی اثر اندازه سیکلون بر کارآیی و افت فشار سیکلون به این نتیجه دست یافتند که با افزایش اندازه سیکلون، اندازه ذرات جداشده و افت فشار افزایش پیدا میکند. مواد اثر پارامترهای عملیاتی روی افت فشار سیکلون، گیمبن و همکاران^[3] در مطالعهای تاثیر دما و سرعت ورودی را روی افت فشار سیکلون بررسی کردند.

در رابطه با اثر اندازه قسمت مخروطی روی کارآیی سیکلون نیز مطالعات گستردهای صورت پذیرفته است که از جمله آنها *یانگ* و همکاران^[6] با آزمایشهایی روی ابعاد ورودی سیکلون به این نتیجه رسیدند که با کاهش ابعاد ورودی، ارتفاع سیکلون کاهش مییابد و همچنین با بررسی روی قسمت مخروطی دریافتند که افزایش ارتفاع قسمت مخروطی باعث افزایش بازده میشود.

کیان و همکاران^[7] اثر امتداددادن یک لوله عمودی در انتهای خروجی غبارگیر را روی کارآیی سیکلون بررسی کردند. نتایج نشان میدهد که سرعت مماسی، سرعت محوری و انرژی جنبشی اغتشاش با اضافهکردن لوله عمودی به خروجی غبارگیر کاهش پیدا میکند. بنابراین امتداددادن لوله عمودی، فضای جداسازی غبارگیر را افزایش میدهد. ولی این امتداددادن لوله عمودی تا اندازهای اثر مثبت دارد، بنابراین همواره یک طول بهینه برای این اندازه وجود دارد.

ایده استفاده از جریان برگشتی در سیکلون به سال ۲۰۰۱ بر میگردد که *ابرمیر* و *استادینجر*^[8] پس از انجام یک سری آزمایشات، نتایج بهدستآمده را به این صورت گزارش دادند که جریان برگشتی باعث

افزایش بازده می شود. این افزایش تنها به نرخ سرعت جریان برگشتی برای یک سایز ذره خاص و مواد خاص وابسته نیست، اما به خواص فیزیکی ذرات مثل خصوصیات تجمع ذرات در سرعتهای تند در سیکلون بستگی دارد.

صدیقی و همکاران^[9] با مطالعه روی استفاده از یست سیکلون که برای تقویت جریان چرخشی موجود در لوله خروجی سیکلون در یک محفظه خاص استفاده شده است، به این نتیجه رسیدند که در یک سیکلون با جریان برگشتی که مجهز به پست سیکلون است، بازده کلی دستگاه از بازده خود سیکلون با جریان برگشتی که در آن غلظت غبارها در جریان تمیز خروجی و جریان برگشتی یکسان بوده، کمی بیشتر است. استفاده از پرتابکننده ذره نیز در جریان برگشتی به سیکلون توسط *اخباریفر* و همکاران^[10] مورد آزمایش قرار گرفت و این نتیجه به دست آمد که استفاده از این یرتابکننده به میزان محدودی به افزایش بازده کمک میکند. همچنین سیستم کانال مارپیچ برای تغلیظ غبار توسط *جمشیدیفرد* و همکاران^[11] مورد بررسی قرار گرفت و نتایج نشان داد که استفاده از سیستم تغلیظ غبار با کانال مارپیچ، بازده جداسازی سیکلون را بهشکل محسوسی بهبود میدهد. پیش از این در مطالعهای که *اسعدی* و همکاران[12] روی غبارگیر با کانالهای مارپیچی برای جداسازی ذرات پودر سیاه انجام دادند، به بازده بیش از ۸۰% دست یافتند. همچنین سیستم کانال مارپیچ برای تغلیظ غبار توسط *جمشیدیفرد* و همکاران^[11] مورد بررسی قرار گرفت و نتایج نشان داد که استفاده از سیستم تغلیظ غبار با کانال مارپیچ، بازده

جداسازی سیکلون را بهشکل محسوسی بهبود میدهد. با توجه به اهمیت جداکنندهها و کاربردهای خاص آنها، پیشبینی رفتار جريان بهمنظور طراحى بهينه براى كاربرد صنعتى ضرورى است. تحقیقاتی بهصورت مدلسازی و شبیهسازیهای دینامیک سیالات محاسباتی (CFD) در این زمینه صورت گرفته است. در یکی از شبیهسازیهای CFD انجامشده، *شن* و *لیو*^[13] جریانهای آشفته در هیدروسیکلونها را با استفاده از مدلهای RNG ،k-ε و RSM شبیهسازی کرده و دریافتهاند که فقط نتایج شبیهسازی RSM به نتایج آزمایشگاهی نزدیک است. *برناردو* و همکاران^[14] از مدل RSM برای شبیهسازی سیکلون با زوایای ورودی مختلف استفاده و اشاره کردهاند که مدل استاندارد k-ε برای جریانهای شدیداً چرخشی دارای محدودیت است.

در این یژوهش، بازده و افت فشار یک تغلیظکننده غبار مارییچ یککاناله برای جداسازی ذرات میکرونی پودر سیاه بهصورت آزمایشگاهی و شبیهسازی مورد مطالعه قرار گرفته و اثر دبی جرمی هوای ورودی و کسر جرمی ذرات یودر سیاه بر بازده و افت فشار جداساز بهصورت تجربی و شبیهسازی بررسی شده است.

۲- مطالعه تجربی

۲ ـ ۱ ـ مشخصات یودرسیاه

در اثر واکنش بین آهن بدنه لوله انتقال گاز با رطوبت، پودر سیاه به ترکیب مولکولی آهن و سولفور تبدیل میشود که بخش عمده آن را مگنتیت یا همان اکسید آهن تشکیل میدهد. در واقع، بیش از ۸۰% وزنی پودرهای سیاه، مواد حاصل از خوردگی بههمراه مواد معدنی موجود در شن و ماسه است که به دلایل مختلفی میتواند در خطوط لوله وجود داشته باشد^[15]. پودر سیاه مورد مطالعه در این یژوهش، دارای دانسیته ۱۹۸۶kg/m³ است. تعیین نمودار توزیع اندازه این ذرات با توجه به کوچکبودن ابعاد ذرات و چسبندگی Volume 19, Issue 5, May 2019

مطالعه تجربی و عددی عوامل موثر بر عملکرد تغلیظکننده غبار مارپیچ یککاناله در جداسازی... ۱۱۶۹

پودر بهآسانی صورت نمیگیرد. لذا در این تحقیق، نمونههای پودر سیاه با استفاده از تکنیک آلتراسونیک برای تودهزدایی در محلول آبی پراکنده شده و سپس از نمونه خشکشده، تصویر SEM، تهیه و پردازش تصویر روی آن صورت گرفته است. از آنجایی که تصاویر SEM کلوخگی درصد بالایی از ذرات را نشان داده، بهمنظور اطمینان بیشتر از آزمون DLS نیز استفاده شده است. در این آزمون برای تعیین دانهبندی ذرات، محلول آبی ذرات، آماده و پس از قراردادن در حمام آلتراسونیک، بلافاصله در دستگاه قرار داده می شود. شکل ۱، تصویر SEM ذرات پودر سیاه مورد استفاده در آزمایشات را نشان میدهد.

نمودار ۱، توزیع فراوانی ذرات حاصل از آزمون DLS را نشان میدهد. با استفاده از پردازش تصاویر SEM و همچنین روش DLS، میانگین قطر ذرات پودر سیاه استفادهشده در این تحقیق، ۰/۳۲۷میکرومتر تعیین شده است (مطابق با محور افقی نمودار ۱).



DET: SE Detector DATE: 10/17/15 Device: MV2300 Vega ©Tescan School of Metallurgy. University of Tehrar MD: 18 5788 mm شکل ۱) تصویر SEM از ذرات پودر سیاه



نمودار ۱) نمودار توزیع فراوانی حاصل از آزمون DLS

۲-۲- سامانه آزمایشگاهی

طراحی سامانه آزمایشگاهی در شکل ۲ نشان داده شده است. تاکید می شود که این طراحی جدید از سیکلون مارپیچی است و با **Modares Mechanical Engineering**

۱۱۷۰ سنا جمشیدیفرد و همکاران ـــ

طراحیهای قبلی تفاوت دارد. در این طراحی سعی بر بهبود روند تغلیظ و کاهش افت فشار با مکش جریان رقیق از ذره توسط انشعابات خروجی بوده است. در روشهای معمول جداسازی سیکلونها، اساس کار ایجاد نیروی گریز از مرکز در چندین کانال بهصورت همزمان و جداسازی مسیر دو جریان بوده، اما در این مطالعه، جریان پیش از ورود به سیکلون در یک مسیر نسبتأ طولانی به گردش در میآید و فرآیند تغلیظ صورت میگیرد.

برای استخراج دادههای مناسب آزمایشگاهی، یک جداکننده مارپیچی در ابعاد کوچک طراحی و ساخته شد. این دستگاه براساس نیروی گریز از مرکز در واقع یک عمل تغلیظ روی جریان پیش از ورود آن به مرحله جداسازی را انجام میدهد تا جداسازی نهایی که در یک سیکلون صورت می پذیرد، بهبود یابد. خروجی اصلی این جداکننده مارپیچی، ورودی سیکلون محسوب میشود که بعد از این تغلیظکننده قرار دارد (بهدلیل جمعآوری کامل ذرات خروجی از غبارگیر، برای اعتبارسنجی دقیقتر این سیکلون تعبیه شده است). البته لازم به ذکر است که این دستگاه بهتنهایی بهعنوان جداکننده یا غبارگیر هم کاربرد دارد که این امر به شرایط هندسی خروجی اصلی آن بستگی دارد. ساختار اصلی این تغلیظکننده یککاناله به این صورت بوده که از ۷/۵دور تشکیل شده است و در هر دور، مقطع مستطیلی کانال مارپیچ از بالا به پایین کوچکتر می شود که این تغییرات ابعادی در دستگاه به صورت ییوسته است. خوراک از قسمت ورودی (بالای دستگاه) که سطح مقطع بزرگتری دارد، وارد و از قسمت انتهایی و پایینی که کوچکترین سطح مقطع را دارد، بهوسیله یک مکنده خارج می شود که آن را خروجی اصلی مینامیم. در هر ۹۰درجه بهجز ربع اول، یک انشعاب خروجی در قسمت داخلی بهمنظور مکش هوای رقیق از ذره ایجاد شده است (که این قسمتها بهصورت مستطیلی شکل در قسمت دیوارههای داخلی کانال در آمدهاند) و تمامی این انشعابات به تعداد ۲۹ عدد به کمک اتصالاتی به یک لوله کوچک در قسمت مرکزی دستگاه وصل شده و این لوله به مکنده جانبی متصل شده است (قدرت این مکنده از مکنده خروجی اصلی بیشتر است) که آن را خروجی انشعابات جریان رقیق مینامیم .

برای اینکه دبی جرمی یکنواختی نیز برای ورود پودر به این محفظه داشته باشیم، از یک مخزن ذخیره بدنه لرزان (مرتعششده با یک موتور غیربالانس) استفاده شده که دارای یک شکاف باریک برای خروج پودر است.

ساختار هندسی کانال مارپیچی دستگاه مورد مطالعه در شکل ۳ آمده است. در این سیستم، چرخش کانال جریان چرخشی بسیار شدیدی به وجود میآورد که منجر به ایجاد نیروی گریز از مرکز و جداسازی ذرات از جریان گاز میشود. بدین معنی که بهعلت نیروی گریز از مرکز اعمال شده بر ذرات، جریان های غلیظی از ذرات در کنار دیواره لوله حاوی کانالها برقرار می شود که ریزش ذرات به مخزن جمعآوری را در بر خواهد داشت. جریان رقیقی از ذره نیز در حوالی دیواره داخلی کانال برقرار می شود که ناشی از مولفه شعاعی جریان سیال به سمت لوله مرکزی برای جریانیافتن گاز تمیز است. این مولفه رادیال جریان مرکزی باعث فرار ذرات می شود، لذا محصول فرارکرده شامل ذرات ریزتر و محصول جداشده حاوی ذرات درشتتر است. در شکل ۳، سطح مقطع کانال از نمای بالای آن نشان داده شده است. فاصله بین هر پیچ کانال (گام) از ابتدای ورود تا خروج، یکسان و برابر با ۸سانتیمتر بوده و ابعاد و اندازههای هندسی دستگاه تغلیظکننده غبار مارپیچ یککاناله مورد مطالعه مطابق با شکل ۳ در جدول ۱ آورده شده است.

ماهنامه علمی-پژوهشی مهندسی مکانیک مدرس

مشخصات تجهیزات مورد استفاده در سامانه آزمایشگاهی، در جدولهای ۲ و ۳ بیان شده است. همچنین در شکل ۴، دستگاه تغلیظکننده غبار مارپیچ یککاناله در آزمایشگاه، طبق ابعاد و اندازههای موجود در جدول ۱ نشان داده شده است.



شکل ۲) شماتیک سامانه آزمایشگاهی



up view of the set up



شکل ۳) ساختار هندسی تغلیظکننده غبار مارپیچ یککاناله

جدول ۱	·) ابعاد و اندازههای هندسی تغلیظکننده غبار مارپیچ یککان	اله
نماد	توضيح	اندازه (متر
D	قطر کلی مارپیچ	•/۶
Р	فاصله عمودی کانالها در هر دور (گام)	•/•٨
Win	عرض سطح مقطع كانال ورودى	•/•۶
h _{in}	ارتفاع سطح مقطع كانال ورودى	•/•۴
hout	ارتفاع سطح مقطع كانال خروجى	•/•٣
Wout	عرض سطح مقطع كانال خروجي	•/•٢
L	طول دهانه هر یک از انشعابات جریان رقیق	•/1
z	قطر لوله مرکزی انشعابات رقیق	•/1٢
α	زاویه انشعاب خروجی با سطح داخلی کانال (درجه)	٣.

زاویه انشعاب خروجی با سطح داخلی کانال (درجه)

جدول ۲) دستگاههای مورد استفاده در بخش آزمایشات تجربی

نام دستگاه	توضيحات
دستگاه مکنده	پمپ هوای HG-400SB
مانومتر آبی	برای اندازه گیری افت فشار برحسب میلیمتر آب
روتامتر	حداکثر قابلیت اندازهگیری دبی جریان هوا تا ۱۶۰m³/hr
مخزن لرزشى	استفاده بهعنوان مخزن خوراک ورودی
ترازو	با دقت ۰/۰۱گرم
فيلتر كيسهاى	برای بهدامانداختن غبارهای باقیمانده در جریان رقیق گاز

14.

جدول ۳) مشخصات دستگاه مکنده استفاده شده

پ هوای HG-400SB	پم
۴kW	توان
λ/۱۷Α	جريان
–Y∧kPa	فشار مکش
۵•Hz	فركانس
۳ ۸ •V	ولتاژ
۳۸kPa	فشار دمش
۲۸۰۰r/min	سرعت
۲۵•m³/hr	حداکثر دبی



شکل ۴) دستگاه تغلیظکننده غبار مارپیچ یککاناله ساختهشده در آزمایشگاه

۲–۳– مدلسازی جریان در سامانه آزمایشگاهی

ذرات در کانال مارپیچ در معرض نیروهای شتاب ناشی از جاذبه، نیروهای گریز از مرکز ناشی از انحنای مارپیچ (F_C) و نیروی درگ

Volume 19, Issue 5, May 2019

مطالعه تجربی و عدی عوامل موثر بر عملکرد تغلیطکننده غبار مارپیچ یککاناله در جداسازی... ۱۱۲۱ روی ذرات (F_D) که بهوسیله جریان هوا بر ذرات اعمال میشود، قرار میگیرند، لذا از تاثیر سایر نیروها صرف نظر میشود. البته نیروی جاذبه، اثر بسیار کمتری در مقایسه با بقیه دارد. نیروهای سانتریفیوژ، درگ و جاذبه بهترتیب از روابط ۳–۱ حاصل میشوند.

$$F_{\rm C} = m_{\rm p} r_{\rm p} \omega_{\rm p}^2 = m_{\rm p} \frac{U_{\rm p}^2}{r_{\rm p}} \tag{1}$$

$$F_{\rm D} = \frac{1}{2} C_{\rm D} \rho_{\rm f} A_{\rm p} \left| U_{\rm p} - U_{\rm f} \right|^2 \tag{(Y)}$$

$$F_{\rm G} = (\rho_{\rm p} - \rho_{\rm f})gV_{\rm P} \tag{(\%)}$$

باً چُرخش جریان دوفازی هوا و ذرات پودر در کانال مارپیچ، جریان به دو جریان رقیق از ذره و جریان غنی از ذره تبدیل میشود. جریان غنی از ذره به سمت دیواره بیرونی و جریان رقیق تر در کنار دیواره داخلی میرود. جریان گاز رقیق از انشعابات داخلی کانال و جریان تغلیظشده از کانال اصلی خارج میشود.

ذرات بسیار ریز همراه جریان هوا، در مقطع خروجی انشعابات کانال مارپیچ، تحت تاثیر نیروی درگ زیادی قرار میگیرند و امکان فرار ذرات همراه با جریان هوا فراهم میشود. وجود یک زاویه مناسب در ناحیه خروجی انشعاب در سطح داخلی کانال موجب میشود که ذرات تحت نیروی درگ کمتری در جهت شعاعی به سمت لوله مرکزی سوق داده شوند.

۲-۴- بازده و افت فشار دستگاه

از جمله فاکتورهای حایز اهمیت در طراحی جداسازها، بازده و افت فشار آنها است. سیستم جداساز بهینه سیستمی است که بالاترین بازده و کمترین افت فشار را داشته باشد. در این سیستم نیز برای بررسی بازده و افت فشار، دستگاه تغلیظکننده غبار مارپیچ یککاناله، بعد از هر آزمایش بازده جداساز با استفاده از اندازهگیری وزن ذرات خوراک واردشده به مخزن لرزشی (mfeed) و مقادیر ذرات جمعشده در مخزن جمعآوری انتهایی (mexit) به صورت رابطه ۴ محاسبه می شود و افت فشار دستگاه از تفاضل فشار بین مقطع ورودی و مقطع خروجی کانال اصلی اندازهگیری شده است.

$$\eta = \frac{m_{\text{exit}}}{m_{\text{feed}}}$$

با توجه به ریزبودن ذرات و چسبندگی آنها به دیوارههای کانال برای جلوگیری از گرفتگی و انسداد کانال، در پایان هر آزمون، ضرباتی به دیواره کانال وارد میشود تا از میزان این انسداد کاسته شود. ۲-۵- تحلیل نتایج آزمایشگاهی

بازده و افت فشار دستگاه در دبیهای مختلف جرمی هوای ورودی و کسر جرمیهای مختلف پودر سیاه بررسی شده است. برای بهدستآوردن دادههای میانگین با خطاهای تکرارپذیری کمتر، همه آزمایشها حداقل سه بار تکرار شدهاند و مقادیر متوسط، گزارش

۱۱۷۲ سنا جمشیدیفرد و همکاران

شده است. مشخصات عملیاتی دستگاه در جدول ۴ آورده شده است.

جدول ۴) مشخصات عملیاتی تغلیظکننده غبار مارپیچ یککاناله

پارامتر عملیاتی	واحد	مقدار
فشار عملیاتی	Ра	1.1840
دمای عملیاتی	°C	۲۰-۲۵
محدوده دبی جرمی پودر سیاه ورودی	kgs-1	•/••Y_•/••1۵
محدوده دبی جرمی هوای ورودی	kgs-1	•/•٢٩۴_•/•٧•٢۵
دانسیته هوا	kgm ⁻³	1/220
ويسكوزيته هوا	kgm ⁻¹ s ⁻¹	•/••••17296

۲–۵–۱ بررسی اثر دبی جرمی هوای ورودی

اثر سرعت ورودی روی افت فشار و بازده دستگاه در نمودار ۲ نشان داده شده است. طبق این نمودار، محدوده سرعت ورودی گاز از ۱۷ تا ۲۴متر بر ثانیه بوده و سایر پارامترها در نقاط مرکزی خود ثابت هستند. همان طور که مشاهده می شود، با افزایش ۲/۱% سرعت ورودی گاز، افت فشار ۲۴/۵% افزایش مییابد، زیرا همان طور که مطالعات اخیر روی افت فشار لولههای مارپیچ نشان می دهد، Reference source not found فاکتور اصطکاک برای هوا و ذرات با سرعت ورودی رابطه مستقیمی دارند. با افزایش سرعت ورودی، افت اصطکاکی افزایش مییابد و این امر منجر به افزایش سرعت ورودی رابطه مستقیمی دارند. که با افزایش سرعت ورودی گاز از ۱۷ به ۲۴متر بر ثانیه، بازده دستگاه تا ۲۵/۵% به صورت پیوسته افزایش مییابد. در واقع با افزایش سرعت هوای ورودی، نیروی گریز از مرکز افزایش مییابد و بهبود بازده دستگاه می شود.



نمودار ۲) تاثیر سرعت هوای ورودی بر بازده و افت فشار برای کسر جرمی جامد برابر با ۷%

۲–۵–۲– بررسی اثر کسر جرمی جامد ورودی

اثر کسر جرمی جامد ورودی روی افت فشار و بازده دستگاه، در نمودار ۳ نشان داده شده است. براساس این نمودار، محدوده تغییرات کسر جرمی جامد ورودی از ۳ تا ۱۱% بوده و سایر پارامترها در نقاط مرکزی خود ثابت هستند. همانطور که در نمودار مشاهده میشود، افزایش ۸/۹درصدی افت فشار بهدلیل افزایش انرژی مورد نیاز ذرات برای ترک خمها و جریانیافتن در مسیر مستقیم است. از طرفی تغییرات عمدهای برای بازده با تغییر کسر جرمی جامد

ماهنامه علمی– پژوهشی مهندسی مکانیک مدرس

ورودی صورت نگرفته است. در واقع با افزایش کسر جرمی جامد ورودی، مقدار بیشتری از ذرات در دورهای انتهایی دستگاه از خروجی انشعابات جریان رقیق فرار میکنند و این امر منجر به عدم تاثیر این پارامتر بر بازده میشود. لذا به نظر میرسد با بستهشدن تعدادی از انشعابات جریان رقیق در دورهای انتهایی دستگاه، بازده با افزایش کسر جرمی جامد ورودی افزایش یابد.



نمودار ۳) تاثیر کسر جرمی جامد بر بازده و افت فشار برای دبی جرمی برابر با ۰/۰۷۰۲۵kg/s

۳- شبیهسازی

به منظور انجام شبیه سازی، هندسه این ساختار با استفاده از نرم افزار Gambit 2.3.16 و عمدتاً با مشهای ششوجهی ساختاریافته از نوع SubMap مش زده شد و کلاً از ۲۸۲۲۶ سلول تشکیل شده که نمای مش بندی سه بُعدی در شکل ۵ آورده شده است. سپس هندسه برای حل میدان جریان وارد نرم افزار Ansys است. سپس هندسه برای حل میدان جریان وارد نرم افزار Realizable فشار حل شد. برای شبیه سازی جریان دوفازی از مدل اولرین-اولرین استفاده شده است. همچنین مدل اغتشاشی Realizable درگ از رابطه شیلر – نیومن محاسبه شده است. شرط مرزی سرعت درگ از رابطه شیلر – نیومن محاسبه شده است. شرط مرزی سرعت خروجی در نرم افزار تعریف شده اند. همچنین الگوریتم سیمپل برای حل همزمان معادلات فشار و سرعت به کار گرفته شده است.



شکل ۵) نمایش مش تغلیظکننده غبار مارپیچ یککاناله

حل معادلات در شبیه سازی به صورت پردازش موازی و روی یک سیستم پردازش ۸هستهای 4.00 GHz @ 4.00 GHz با Windows 7 Ultimate روی سیستم عامل 16 GB RAM انجام شده است.

۳–– نتایج شبیهسازی ۳–۱–– بررسی استقلال نتایج از شبکه

برای اینکه خطاهای حاصل از شبیهسازی کاهش پیدا کند، بایستی ابتدا شبکه مناسبی را برای حل معادلات حاکم بر مساله انتخاب کنیم. هدف از انجام شبیهسازیها در این قسمت، حاصلشدن اطمینان از استقلال نتایج از شبکهبندی و همچنین اعتبارسنجی نتایج شبیهسازی با استفاده از مقایسه آنها با دادههای آزمایشگاهی است. جدول ۵ به بررسی نتایج حاصل از شبیهسازی جداساز با ۵ دانسیته مش مختلف و مقایسه آنها با دادههای آزمایشگاهی برای خوراک با دبی هوای ورودی ۰/۰۲۰۵kg/s و کسر جرمی پودر ورودی ۱۱% میپردازد.

جدول ۵) بررسی استقلال نتایج از شبکه

زمان انجام محاسبات (ساعت)	متوسط خطا (%)	بازده آزمایشگاهی (%)	بازده شبیهسازی (%)	دانسیته مش
٣۴	26/12	۳۴/۱	47/24	22294
۵۲	۱۵/۸۶	۳۴/۱	29/01	۳۷۴۹۸۵
۶.	٨/١٢	۳۴/۱	٣۶/٨٧	54190.
٧.	۴/۵	۳۴/۱	3/18 m	97797F
19.6	٣/٩	۳۴/۱	۳۵/۴۳	<u> </u>

همانطور که دیده میشود با تغییرات مش از ۶۸۶۲۲۴ به ۹۴۴۳۵۲، نتایج شبیهسازی تنها به میزان ۶/۰% به نتایج آزمایشگاهی نزدیک میشود، در حالی که زمان محاسبات از ۲۰ به ۱۹۸ ساعت افزایش مییابد. بنابراین استفاده از مش با دانسیته ۶۸۶۲۲۴ میم از لحاظ زمان محاسباتی و هم از نظر دقت، نسبت به بقیه بهتر است. بنابراین در این مطالعه از دانسیته مش بهینه ۶۸۶۲۲۴ استفاده شده است.

۳-۱-۲ تحلیل میدان سرعت

شکل ۶، کانتور سرعت گاز در داخل کانال مارپیچ در ارتفاعهای مختلف، در دبی جرمی هوای ورودی ۰/۰۷۰۲۵kg/s و کسر جرمی یودر ورودی ۱۱% را نشان میدهد. مولفه سرعت در اینجا بیانگر نیروی سانتریفیوژ وارد بر ذرات است و هر چه مقدار آن بیشتر باشد، نیروی وارد بر ذرات، بیشتر و نهایتاً بازده جداسازی بیشتر خواهد بود. همان طور که در شکل مشخص است مانند جریان داخل لوله، سرعت در جدارهها صفر بوده، ولی سرعت در داخل کانالهای این دستگاه در کنار دیوار بیرونی بیشتر از لایههای جریان در نزدیکی دیوار داخلی است که این مشخصه میتواند به جداشدن ذرات از جریان گاز کمک کند. بهعبارت دیگر در صورت ورود جریان دوفازی هوا بههمراه غبار به مارییچ، مخلوط گاز- جامد ورودی رفتهرفته تبدیل به دو جریان غنی از ذره در کنار دیواره بیرونی و جریان رقیق از ذره در کنار دیواره داخلی می شود. جریان غنی از ذره به سمت دیواره بیرونی میرود و در نهایت از خروجی اصلی خارج می شود و جریان رقیق از ذره در کنار دیواره داخلی می رود و از طریق خروجی انشعابات جریان رقیق تخلیه میشود.

در واقع، نیروی سانتریفیوژ ایجادشده بهعلت خمیدگی کانال موجب تغییر مکان سرعت کلی از مرکز به سمت دیواره خارجی میشود. سر مربع می مربع

۳–۱–۳– تحلیل میدان سرعت مماسی

سرعت مماسی از مولفههای مهم نیروی گریز از مرکز به شمار میرود. در نمودار ۴، پروفایلهای سرعت مماسی برای چند سطح مقطع از مارپیچ با دبی جرمی هوای ورودی ۰/۰۷۰۲۵kg/s آورده شده است. همانگونه که نتایج نشان میدهد، با کاهش سطح مقطع مارپیچ، سرعت مماسی افزایش مییابد تا به یک مقدار Volume 19, Issue 5, May 2019

مطالعه تجربی و عدی عوامل موثر بر عملکرد تغلیظکننده غبار مارپیچ یککاناله در جداسازی... ۱۱۷۳ ماکزیمم برسد و در دیواره که شرط عدم لغزش برقرار است، به مقدار صفر میرسد. همچنین بیشترین مقدار سرعت مماسی در دور آخر اتفاق میافتد. در هر مقطع با افزایش شعاع، سرعت مماسی افزایش مییابد تا به یک مقدار بیشینه برسد و در دیواره براساس شرط عدم لغزش به مقدار صفر میرسد.



شکل ۶) کانتور اندازه سرعت گاز در مقاطع عرضی در ارتفاعهای مختلف کانال



نمودار ۴) پروفایل سرعت مماسی در مقاطع عرضی کانال، در ارتفاعات مختلف و دبی جرمی هوای ورودی ۱۱%

۳–۱–۴– تحلیل میدان فشار

شکل ۲، توزیع فشار استاتیک از ورودی کانال تا دور چهارم آن در دبی جرمی هوا برابر با ۰/۰۷۰۲۵kg/s و کسر جرمی جامد ۱۱% را نشان میدهد. شکل توزیع شعاعی فشار مشابه پروفایل سرعت مماسی است. همانطور که مشخص است، از بالا (ورودی) به پایین (خروجی اصلی کانال) فشار با افزایش سرعت سیال، کاهش مییابد.

۵-۱-۳ بررسی کسر حجمی ذرات

شکل ۸، کانتورهای جزء حجمی برای فاز جامد در دبی جرمی هوا ۰/۰۷۰۲۵kg/s و کسر جرمی جامد ۱۱% در مقاطع مختلف مارپیچ را نشان میدهد.

همانطور که شکل ۸ نشان میدهد، جریان در مقطع ورودی دارای توزیع یکنواختی از کسر حجمی ذرات است. فاز پراکنده بهدلیل سنگینتربودن و تحت تاثیر نیروی سانتریفیوژ به سمت دیواره مارپیچ متمایل میشود و در اثر نیروی گرانش وارد بر ذرات، از

۱۱۷۴ سنا جمشیدیفرد و همکاران ــ

جریان انتهای مارپیچ خارج میشود. در نتیجه، درصد حجمی ذرات آن بیشتر از مقاطع بالایی مارپیچ است. جریان رفتهرفته بهعلت سنگینتربودن ذرات و تحت نیروی گریز از مرکز ناشی از چرخش کانالها، به سمت دیواره بیرونی در جهت پیچش کانال متمایل میشود و در کنار دیواره خارجی تجمع مییابد.



شکل ۷) توزیع فشار استاتیک در کانال مارپیچ، در ۴دور اول



شکل ۸) کانتور کسر حجمی جامد در مقاطع عرضی ارتفاعهای مختلف کانال

۲-۳ اعتبارسنجی دادههای آزمایشگاهی و شبیهسازی

نمودار ۵، تغییرات افت فشار و بازده حاصل از نتایج آزمایشگاهی و شبیهسازی با دبی ورودی را نشان میدهد. اثر دبی ورودی روی بازده و افت فشار دستگاه در نمودار ٦، در محدوده دبی ورودی ۲۰/۲۹٤ تا ۲۰/۲۷kg/۶ در مقدار کسر جرمی پودر سیاه ورودی برابر با ۷% نشان داده شده است. دبیهای کم نشاندهنده زمان اقامت زیاد و کاهش نیروی سانتریفیوژ و دبیهای زیاد نشاندهنده زمان اقامت کم و افزایش نیروی سانتریفیوژ است. در نتیجه با افزایش دبی ورودی در مارپیچ، نیروی گریز از مرکز بیشتری بر ذرات وارد میشود و ذرات به سمت دیواره مارپیچ مهاجرت میکنند و مشاهده میشود، با افزایش دبی بهاندازه ۵۸% بازده شبیهسازی میزان بازده جداسازی بهبود مییابد. همان گونه که در نمودار ٦ مشاهده میشود، با افزایش دبی بهاندازه ۸۵% بازده شبیهسازی و آزمایشگاهی برای دبی ورودی به غبارگیر مارپیچ، خطایی حدود

آنچه باعث حرکت ذرات و هوا میشود، اختلاف فشاری است که بین بالا و پایین مارپیچ وجود دارد. بنابراین هر قدر این اختلاف فشار کمتر باشد، حرکت ذرات به سمت خروجی پایین مارپیچ کاهش مییابد و در نتیجه، مقدار محصول کمتری دریافت میشود و بازده جداسازی کاهش مییابد. همانگونه که در نمودار ٦ مشاهده میشود، نتایج افت فشار برای دادههای آزمایشگاهی و شبیهسازی بهطور متوسط بهاندازه ۶/۱ با هم اختلاف دارند.

یکی از پارامترهای تاثیرگذار بر تغلیظکننده مارپیچ، کسر جرمی جامد ورودی است. به همین منظور ذرات ۳میکرون در دبی جرمی ورودی ۰/۰۲۰۴۵kg/s در کسر جرمیهای ۳، ۷، ۱۱ و ۲۰ مورد بررسی قرار گرفته است. نمودار ۵، تغییرات افت فشار و بازده را در کسر افزایش انرژی مورد نیاز ذرات برای ترک خمها و جریانیافتن در مسیر مستقیم است. در واقع، با افزایش جرم ذرات در سرعت یکسان، مقاومت آنها در برابر جداسازی بیشتر شده و نیروی میشرد. از طرفی تغییرات عمدهای هم برای بازده با تغییر کسر جامد ورودی گزارش نشده است. در واقع با افزایش کسر جرمی جامد مقدار بیشتری از ذرات در این حالت در دورهای انتهایی دستگاه از خروجی انشعابات جریان رقیق فرار میکنند و اثر منفی بر بازده جداسازی دارند، لذا این امر مانع از افزایش بازده می شود.



نمودار ۵) تاثیر کسر جرمی جامد بر بازده و افت فشار برای دبی جرمی برابر با ۰/۰۷۰۲۵kg/s



نمودار ۶) مقایسه بازده و افت فشار بهدستآمده از دادههای تجربی و شبیهسازی در دبیهای متفاوت با کسر جرمی ثابت

خطاهای موجود در محاسبه بازده، عمدتاً ناشی از چسبیدن مواد به سطوح داخلی کانال عبور گاز پیش میآید. این تغییرات در واقع تغییرات میزان تجمع مواد است که در نتایج محاسبات بازده دستگاه تاثیرگذار خواهد بود.

برای رفع این مشکل، در ابتدای انجام هر آزمایش و قبل از روشنکردن دستگاه بهمنظور خالیکردن غبارهای داخل فیلتر، ضرباتی به فیلتر زده و تخلیه میشد. منابع خطایی انحرافی دیگری در انجام آزمایشات، تشخیص داده نشده است. همچنین، منابع ولتاژ برق و متعاقباً تاثیر آن روی دبی فن، خطاهای ناشی از توزین مواد، خطاهای ناشی از عملکرد آزمایشگر، خطاهای ناشی از توکیکپذیری در قرائت اعداد، افت فشار ناشی از توزیع کننده پودر در ورودی و وجود برخی نشتیهای اجتنابناپذیر در سیستم باشد. کلیه مواد خطایی ذکرشده تحت عنوان خطاهای دقتی و همچنین موارد ناشناخته دیگری که به صورت پراکندگی دادهها بروز مینایند، با سه مرتبه تکرار آزمایش و به کاربردن دقت کافی در انجام آزمایشات به حداقل رسانده شدهاند.

۴- نتیجهگیری

در این مقاله، یک دستگاه تغلیظکننده غبار مارییچ یککاناله برای جداسازی ذرات یودر سیاه، حاصل از سایش و خوردگی خطوط انتقال گاز طبیعی، از جریان هوا مورد بررسی قرار گرفته است. بهدلیل ریزبودن بیش از اندازه ذرات و چسبندگی آنها و همچنین وجود احتمالی مقدار ضعیفی خاصیت مغناطیسی در ذرات، توزیع اندازه یودر سیاه به آسانی قابل اندازهگیری نیست. به همین دلیل از پردازش تصویر SEM پودر و همچنین آزمون DLS استفاده شده و نتیجه حاصل از این دو آزمون، میانگین اندازه ذرات برای بودر مورد آزمایش را ۳۲۷/۰میکرومتر نشان داده است. سیستم جداسازی که در این مقاله معرفی شده، متشکل از یک کانال مارییچ با ۷/۵دور است. اساس کار دستگاه براساس نیروهای گریز از مرکز و درگ است. در این یژوهش، ابتدا با ساخت یک نمونه آزمایشگاهی، میزان جداسازی یودر سیاه از جریان هوا بررسی شد. با توجه به آزمایشهای انجامشده مشخص شد که این سیستم برای جداسازی ذرات یودر سیاه موجود در خطوط انتقال گاز با اندازه ۰/۳۲۷میکرومتر، بازده بالایی در شرایط خشک دارد و همچنین با افزایش دبی بهاندازه ۵۸%، بازده شبیهسازی ٤/۱% افزایش پیدا میکند. علت این امر، افزایش سرعت مماسی در داخل کانال مارییچ با افزایش دبی ورودی است که منجر به افزایش نیروی گریز از مرکز و بهبود جداسازی می شود. تغییرات بازده نسبت به کسر جرمی ذرات یودر سیاه نیز بررسی و مشاهده شد که با افزایش جرم ذرات در سرعت یکسان، مقاومت آنها در برابر جداسازی، بیشتر و افت فشار بیشتر میشود. از طرفی بهدلیل کسر جرمیهای جزیی مورد استفاده در آزمایشات، تغییرات افت فشار با تغییرات کسر جرمی چندان مشهود نبود.

نتایج حاصل از شبیهسازی دستگاه مورد نظر، سازگاری مناسب دادههای تجربی با دادههای شبیهسازی را نشان میدهد. همانند نتایج بهدستآمده از آزمایشات تجربی، در بخش شبیهسازی نیز با افزایش دبی جرمی هوای ورودی، بازده و افت فشار دستگاه افزایش یافت، اما از آنجایی که تغییرات کسر جرمی ذرات بسیار جزیی بود، بازده و افت فشار تغییر محسوسی نداشتند.

تشکر و قدردانی: از آزمایشگاههای جداسازی غبار و شبیهسازی واقع در دانشکدهی مهندسی شیمی دانشگاه علم و صنعت کمال سیاس را دارم.

تاییدیه اخلاقی: در استخراج منابع این مطالعه اصول اخلاقی رعایت شده است.

مطالعه تجربی و عددی عوامل موثر بر عملکرد تغلیظکننده غبار مارپیچ یککاناله در جداسازی... ۱۱۷۵ تعارض منافع: هیچ گونه تعارضی در منافع این مقاله وجود ندارد.

سهم نویسندگان: سنا جمشیدیفرد (نویسنده اول)، پژوهشگر اصلی/نگارنده بحث (۲۰%)؛ منصور شیروانی (نویسنده دوم)، پژوهشگر کمکی/نگارنده بحث (۱۰%)؛ نورالله کثیریبیدهندی (نویسنده سوم)، پژوهشگر کمکی/نگارنده بحث (۱۰%)؛ سلمان موحدیراد (نویسنده چهارم)، پژوهشگر کمکی/نگارنده بحث (۱۰%) منابع مالی: آزمایشگاه جداسازی غبار دانشکدهی مهندسی شیمی دانشگاه علم و صنعت، کلیهی هزینههای این مطالعه را بر عهده گرفته است.

۵- پینوشت

ضریب درگ	CD
نيرو (N)	F
شتاب گرانش (ms ⁻²)	g
جرم (kg)	т
شعاع چرخش (m)	r
سرعت (ms ⁻¹)	U
حجم (m ³)	V
مساحت (m²))	Α
	علايم يونانى
(kgm-3) الم	0
چونی (P
پان کی را میں (rpm) سرعت زاویه ای (rpm)	ω
پت یی رستههای سرعت زاویهای (rpm)	ω زیرنویسها
پت یی ر سیم) سرعت زاویهای (rpm) نیروی گریز از مرکز	ب ω زیرنویسها C
پتعلی را سوبن) سرعت زاویه ای (rpm) نیروی گریز از مرکز نیروی درگ	ب ω زیرنویسها C D
پختی ر سوین) سرعت زاویهای (rpm) نیروی گریز از مرکز نیروی درگ گاز/سیال	پ ω زیرنویس ها C D f
پت ی (سیب) سرعت زاویهای (rpm) نیروی گریز از مرکز گاز/سیال نیروی گرانش	ن ω زیرنویس ها C D f G
پتای رسیب سرعت زاویهای (rpm) نیروی گریز از مرکز نیروی درگ گاز/سیال نیروی گرانش ذره	ω زیرنویس ها C D f G p
پتایی رسیبی) سرعت زاویهای (rpm) نیروی درگ گاز/سیال نیروی گرانش ذره ورودی	μ ω C D f G p feed
پحتی ر سیب) سرعت زاویهای (rpm) نیروی گریز از مرکز گاز/سیال نیروی گرانش ذره ورودی خروجی	ω ω C D f G p feed exit

منابع

1- Zhao JQ, Abrahamson J. The flow in conical cyclones. 2nd International Conference on CFD in the mineral and process industries CSIRO, 6-8 December, 1999, Melbourne, Australia. Canberra: CSIRO; 1999.

2- Zhao B, Shen H, Kang Y. Development of a symmetrical spiral inlet to improve cyclone separator performance. Powder Technology. 2004;145(1):47-50.

3- Azadi M, Azadi M, Mohebbi A. A CFD study of the effect of cyclone size on its performance parameters. Journal of Hazardous Materials. 2010;182(1-3):835-841.

4- Barth W. Design and layout of the cyclone separator on the basis of new investigations. Aerosol Technology. 1956;8(1):1-9.

5- Gimbun J, Chuah TG, Fakhru'l-Razi A, Choong TSY. The influence of temperature and inlet velocity on cyclone pressure drop: A CFD study. Chemical Engineering and Processing Process Intensification. 2005;44(1):7-12.

6- Yang J, Sun G, Gao C. Effect of the inlet dimensions on the maximum-efficiency cyclone height. Separation and Purification Technology. 2013;105:15-23.

7- Qian F, Zhang J, Zhang M. Effects of the prolonged vertical tube on the separation performance of a cyclone. Journal of Hazardous Materials. 2006;136(3):822-829.

8- Obermair S, Staudinger G. The dust outlet of a gas cyclone and its effects on separation efficiency. Chemical Engineering and Technology. 2001;24(12):1259-1263.

9- Sadighi S, Shirvani M, Esmaeli M, Farzami R. Improving the removal efficiency of cyclones by recycle stream. Chemical Engineering and Technology. pipeline. Modares Mechanical Engineering. 2018;18(8):61-70. [Persian]

13- Chen J, Liu X. Simulation of a modified cyclone separator with a novel exhaust. Separation and Purification Technology. 2010;73(2):100-105.

14- Bernardo S, Mori M, Peres AP, Dionisio RP. 3-D computational fluid dynamics for gas and gas-particle flows in a cyclone with different inlet section angles. Powder Technology. 2006;162(3):190-200.

15- Tsochatzidis NA. Study addresses black powder's effects on metering equipment. Oil and Gas Journal. 2008;106(12):56-63.

2006;29(10):1242-1246.

10- Akhbarifar S, Shirvani M, Zahedi S, Zahiri MR, Shamsaii Y. Improving cyclone efficiency by recycle and jet impingement streams. Iranian Journal of Chemistry and Chemical Engineering. 2011;30(2):119-124.

11- Jamshidifard S, Shirvani M, Kasiri N, Movahedirad S. Improved fine particle removal from gas streams using a new helical-duct dust concentrator. Chemical Engineering Research and Design. 2016;114:280-286.

12- Asaadi F, Eyvazi M, Shirvani M, Hashemabadi SH. Experimental and numerical study of spiral-channels dust separator for separation of black powder of gas