ISME2011-1827

شبیهسازی عددی حرکت قطرات آب در یک جت مغشوش هوا برخورد کننده به صفحه تخت دما ثابت و اثر قطرات بر انتقال حرارت

على سعيدى¹، سيد هادى پورحسينى²، محمد مقيمان³

¹ دانشجوی دکتری مهندسی مکانیک - دانشکده مهندسی دانشگاه فردوسی مشهد - <u>Ali.saeedi@stu-mail.um.ac.ir</u> ² دانشجوی دکتری مهندسی مکانیک - دانشکده مهندسی دانشگاه فردوسی مشهد - <u>hadipoorhoseini@gmail.com</u> ³ استاد گروه مهندسی مکانیک - دانشکده مهندسی دانشگاه فردوسی مشهد - <u>mmoghiman@yahoo.com</u>

چکیدہ

در این مقاله یک جت محبوس مغشوش دو بعدی متقارن محوری با فاز حامل هوا و قطرات بسیار ریز آب به عنوان فاز پراکنده به صورت عددی مورد بررسی قرار گرفته است. در این راستا مساله به صورت تک فاز با دیدگاه اویلری حل شده و تغییرات عدد نوسلت با نتایج قابل دسترس مقایسه شده و توافق مطلوبی را نشان میدهند. در ادامه فاز پراکنده قطرات آب نیز در جریان وارد شده و اثر آنها بر انتقال حرارت و همچنین نحوه برخورد آنها با سطح هدف و حرکت در جریان سیال مورد بررسی قرار گرفته است. نتایج نشان میدهند که افزودن فاز قطرات آب به هوا باعث افزایش چند برابری ضریب تاثیر قطرات بزرگتر بر انتقال حرارت در پایین دست محل برخورد تاثیر قطرات بزرگتر بر انتقال حرارت در پایین دست محل برخورد بر محل برخورد جت بر انتقال حرارت موثر بوده و سریعتر از قطرات در محل برخورد جت بر انتقال حرارت موثر بوده و سریعتر از قطرات بزرگتر با جریان حمل شده و از سطح دور میشوند.

واژههای کلیدی: جت برخوردی، جریان مغشوش، انتقال حرارت، حرکت قطرات

1. مقدمه

جتهای برخوردی¹، به عنوان عاملی کارا و موثر جهت افزایش نرخ انتقال حرارت و انتقال جرم موضعی مورد استفاده قرار میگیرند. جتهای برخورد کننده را میتوان به دو نوع جت محبوس² و جت غیر محبوس³ طبقهبندی نمود [1]. در جت محبوس، سیال در مسیر توسعه شعاعی تحت تاثیر یک مرز علاوه بر مرز هدف قرار دارد. از جمله موارد کاربرد جتهای برخوردی جهت افزایش نرخ انتقال حرارت میتوان به خنک کاری ورقهای فولادی، قطعات الکترونیکی، صنایع کاغذ و پرههای توربین اشاره کرد.

ارتقا تکنولوژی، بالا بردن بازده و کاهش مصرف انرژی در صنایع استفاده کننده از جتهای برخوردی به شدت وابسته به افزایش میزان انتقال حرارت جتهای برخوردی است. جریان مخلوط هوا-قطره با قطرات بسیار ریز آب (قطر کمتر از μm 100) که به عنوان جریان مهآلود⁴ شناخته می شود، یکی از مؤثر ترین روش ها برای

افزایش شدت انتقال حرارت شناخته شده است. نتایج آزمایشگاهی بر روی سرمایش داخلی پرههای توربین به همراه قطرات ریز آب نشان دادهاند که تزریق % 5 آب در هوا میتواند نرخ انتقال حرارت را 20 تا 30 درصد افزایش دهد [2]. مزیت این کاربرد در صرفهجویی تا % 50 مصرف انرژی برای خنککاری پرههای توربین است. کارهای تحقیقاتی در جریان مهآلود حول استوانه، لبه و صفحه نشان میدهند که افزایش تنها چند درصد از قطرات فاز مایع باعث افزایش چندین برابری نرخ انتقال حرارت میشود [3]. این افزایش در هر دو رژیم آرام و درهم مشاهده شده است. از آنجا که در جریانهای مهآلود فرآیند تبخیر و تغییر فاز قطرات روی میدهد و این فرآیند به بسیاری از پارامترهای حرارتی و هیدرودینامیکی جریان بستگی دارد، در تئوری این نوع جریان برای آسانتر شدن مسئله فرضیات زیادی صورت میگیرد [4].

در این مقاله یک جت محبوس مغشوش دو بعدی متقارن محوری با فاز حامل هوا و قطرات بسیار ریز آب به عنوان فاز پراکنده به صورت عددی مورد بررسی قرار گرفته است. در این راستا مساله به صورت تک فاز با دیدگاه اویلری حل شده و تغییرات عدد نوسلت با نتایج قابل دسترس مقایسه شده و توافق مطلوبی را نشان میدهند. در ادامه فاز پراکنده نیز در جریان وارد شده و معادلات حاکم بر قطرات با دیدگاه لاگرانژی حل گردیدهاند. اثر دبی جرمی و قطر قطرات بر عدد نوسلت و حرکت قطرات مورد توجه قرار گرفته است.

2. هندسه و فرضيات مساله

مدل فیزیکی مساله یک جت محبوس مغشوش دو بعدی متقارن محوری است که به علت تقارن و دو بعدی بودن آن تنها نیمی از مساله شبکهبندی و حل شده است (شکل 1). هوای ورودی دارای دمای 298K، فشار 1 اتمسفر و رطوبت نسبی %30 است. با توجه به قطر قطرات عدد بایوت (k / k اعتصبی %30 است. با توجه به وده و دمای قطره تنها تابعی از زمان است. کسر حجمی فاز پراکنده را بوده و دمای قطره تنها تابعی از زمان است. کسر حجمی فاز پراکنده را یکدیگر و همچنین تاثیر قطرات بر توربولانسی میتوان فاز پراکنده را یکدیگر و همچنین تاثیر قطرات بر توربولانسی جریان صرفنظر کرد ایجرانی (m = r | k - 4/8 - 8/8 - 8/1 - 10) کمتر از مقدار پروانی (m = 16) با توجه به اینکه جریان به صورت کروی فرض گرفت [5]. با توجه به اینکه جریان به صورت مغشوش میباشد، از نیروی بویانسی صرفنظر شده و تنها نیروی درگ بر قطرات مورد

Impinging Jets' Confined' Unconfined' Mist Flow

توجه قرار گرفته است. دما و سرعت قطرات در ورودی جریان با شرایط هوا یکسان میباشد. یک مدل تنش جبری برای مدلسازی اغتشاشات جریان انتخاب شده است [6].



3. معادلات حاکم

3-1 معادلات فاز پيوسته

معادلات پیوستگی، مومنتوم، انرژی و پخش بخار حاکم بر مساله بر اساس مرجع [۷] میباشند. این معادلات دارای ترمهای چشمه و چاه هستند که اثر فاز پراکنده بر فاز پیوسته را وارد معادلات مینمایند.

3-2 معادلات فاز پراکنده

با نوشتن معادلات حرکت قطره، انرژی و تغییر قطر آن می توان ترمهای چشمه و چاه را محاسبه و اثر دو فاز بر یکدیگر را اعمال کرد. مسیر قطره به وسیله انتگرال گیری از موازنه نیرو بر قطره شامل نیروهای پسا، گرانشی و سایر نیروهای خارجی پیش بینی می شود. موازنه نیرو را به صورت زیر می توان نوشت [8]:

$$\frac{d\mathbf{\tilde{r}}_{d}}{dt} = F_{D}\left(\mathbf{\tilde{r}}_{a} - \mathbf{\tilde{r}}_{d}\right) + \frac{g\left(\mathbf{r}_{d} - \mathbf{r}_{a}\right)}{\mathbf{r}_{d}} + F$$
(1)

عبارت \bar{F} شامل کلیه نیروهای خارجی به قطره به جز نیروی پسا و $p(r_d - r_a) / r_d$ نیروی بویانسی است که از این دو ترم صرف نظر شده است. ضریب نیروی پسا با رابطه زیر بیان میشود:

$$F_D = \frac{18m_g}{r_d d^2} \frac{C_D \operatorname{Re}}{24}$$
(2)

عدد رینولدز در این رابطه بر اساس سرعت نسبی بین ذره و سیال تعریف میشود. ضریب پسا برای یک ذره کروی صاف بر اساس توصیف مورسی و الکساندر $(C_D = a_1 + a_2 / \text{Re} + a_3 / \text{Re}^2)$ اعمال شده است [8]. فرآیند تبخیر قطرات در میدان جریان بر ضریب نیروی پسا و همچنین ضریب انتقال حرارت تاثیر میگذارد⁵. برهمین اساس برای یک قطر در حال تبخیر ضریب نیروی پسا به صورت زیر تصحیح می شود [7]:

$$C_{DP} = \frac{C_D}{1 + C_p \frac{(T - T_L)}{L}}$$
(3)

Blowing effects²

تا زمانی که دمای قطره کمتر از دمای جوش آن باشد معادله انرژی قطره در حالت کلی با احتساب انتقال جرم، انتقال حرارت جابهجایی و صرف نظر از تشعشع به این صورت است:

$$C_{pL}r_{L}\frac{pd_{L}^{3}}{6}\frac{dT_{L}}{dt} = apd_{L}^{2}(T_{c}-T_{L}) -$$

$$J_{s}pd_{L}^{2}(L+C_{pv}(T_{c}-T_{L}))$$
(4)

در این رابطه J_s شار جرمی بخار از سطح قطره در حال تبخیر میباشد. این عبارت بر اساس معادله بقا برای جرم بخار روی سطح یک قطره در حال تبخیر حاصل میگردد. با توجه به تعریف عدد استانتون نفوذی به میتوان رابطه شار جرمی بخار را بر حسب آن نوشت: $J_s = St_p.r.U.b_{10}$ (5)

$$J_s = St_D \cdot r \cdot U \cdot b_{1D} \tag{1}$$

U سرعت بین دو فاز و d₁D به ضریب نفوذپذیری معروف میباشد. همانطور که بیان گردید قطرات به صورت کروی هستند بنابراین تغییر قطر قطره را تا زمانی که به دمای جوش نرسیده باشد اینگونه می توان بیان کرد:

$$d_n^3 = d_{n-1}^3 - J d_{n-1}^2 \frac{6\Delta t}{r_L}$$
(6)

4. مدل سازی بر خورد قطره با سطح

برخورد یک قطره با سطح را میتوان به سه حالت کلی تقسیم بندی کرد: چسبیدن قطره⁶، منعکس شدن از سطح (برخورد و بازگشت)⁷، متلاشی شدن قطره⁸. بر اساس عدد وبر عمودی قطره در هنگام برخورد با سطح وضعیت قطره را طبق دسته بندی فوق می توان مشخص کرد. عدد وبر مقیاسی از نسبت اندازه انرژی جنبشی قطره به انرژی کشش سطحی آن است و به صورت زیر تعریف می شود:

$$We = \frac{rv^2d}{s} \tag{7}$$

عدد وبر بحرانی برای قطره که از هم پاشیدگی رخ دهد، وابسته به پارامترهای متفاوتی مانند ضریب هدایت حرارتی قطره، صافی سطح، دمای سطح و زاویه برخورد قطره است. بر همین اساس در شرایط متفاوت اعداد وبر بحرانی متفاوتی گزارش شده است. در این شبیه ازی بر اساس مرجع [9] عدد وبر بحرانی 50 فرض گرفته شده است. با بررسی دقیق مسیر قطرات مشخص شد که در حوزه سرعتهای مورد استفاده در این تحقیق عدد وبر قطره در برخورد با سطح همیشه کمتر از این مقدار بحرانی است. رابطه بین سرعت عمودی قطره در برخورد و بازگشت از سطح بر اساس عدد وبر به صورت زیر می باشد [10]:

$$e_n = 1 - 0.163We_n^{0.3913}$$
 , $e_n = \frac{v_{o,n}}{v_{i,n}}$ (8)

Stick mode^{\dagger} Rebound mode^{\vee} Break up mode^{\wedge}



شکل 3 تأثیر درصد جرمی فاز پراکنده (dp= 20 $\mu m)$ بر عدد نوسلت $T_w=308~k,~D=10~mm,~h/D=4.5,~Re=4000$



شكل 4 نحوه برخورد قطرات با سطح Tw= 308 k, D= 10 mm, h/D=4.5, Re=4000, Dp=20 µm



Tw= 308 k, D= 10 mm, h/D=4.5, Re=4000, Dp=20-50 μ m در شكل 5 برخورد یک گستره از اندازههای ذرات بین 20 تا 20 k, D= 10 mm, h/D=4.5, Re=4000, Dp=20-50 μ m در شكل 5 برخورد یک گستره از اندازههای ذرات بین 20 μ m 50 μ m 50

در شکل 6 تغییرات مولفه u سرعت قطره برای سه حالت مقایسه شده است. هر خط عمودی در نمودار نشان دهنده تغییر جهت در مولفه سرعت u (مولفه عمود بر سطح برخورد) است. برای قطره 20µm سه تغییر جهت مشخص وجود دارد در حالی که برای قطره 50µm وجهار تغییر جهت نمایان است. از طرفی قطره کوچکتر در اولین برخورد سرعت برگشت بیشتری را نشان میدهد. برای حل میدان جریان تغییرات لازم در شرایط مرزی دیوار، ورودی و خروجی و تقارن جریان بر کد عددی اعمال و معادلات حاکم بر فاز قطرات در کد وارد شده است. در این کد معادلات حاکم انفصال شده به روش حجم کنترل، با استفاده از الگوریتم سیمپل و طرح ADI حل میشوند. معیار همگرایی در حل مجموع باقیماندهها کمتر از ⁴⁻¹⁰ انتخاب شده است. همانطور که بیان شد فاز پراکنده جریان (قطرات آب) به روش لاگرانژی مدل شده و معادلات حاکم بر قطره در گامهای زمانی انتگرالگیری گردیده و در هر تکرار اثر قطرات بر معادلات جریان به صورت ترمهای چشمه و چاه اعمال میشوند. برای حالت استفاده از قطرات با یک بازه از قطرهای متفاوت از تابع توزیع روزین راملر استفاده شده است [7].

6. نتايج

برای اطمینان از صحت کد و اعتماد به جوابهای آن نتایج حاصل از برنامه با نتایج [11] مقایسه شده است. شکل 2 نشان میدهد که سیر کلی حل حاضر با جوابهای آزمایشگاهی همسان است، هر چند که در مدلسازی جریان مغشوش همیشه حل با خطا همراه میباشد. این مشکل انگیزه اصلی برای توسعه و پیشرفت مدلسازی توربولانس بوده است.



شكل 2 مقايسه نتايج با حل عددى و تحليلى Re= 4000, Tw= 308 k, D= 10 mm, h/D=4.5

شکل 3 تاثیر فاز پراکنده متشکل از قطرات با قطر اولیه 20μm با دو دبی جرمی به اندازه 1و %5 دبی جرمی هوای ورودی بر عدد نوسلت نرمال شده با جذر رینولدز را نشان میدهد. مشاهده میشود که با اضافه کردن فاز قطرات با دبی جرمی %5 میتوان عدد نوسلت را در محل سکون جت بیش از 3/5 برابر افزایش داد. در حالی که برای این افزایش در حالت تک فاز بایستی سرعت هوای ورودی را 8 برابر نمود.

در شکل 4 مسیر حرکت ذرات µm 20 در برخورد با سطح هدف نشان داده شده است. در کد از هر گره در ورودی جریان یک نقطه تزریق قطره تعریف شده است. همانطور که در شکل مشاهده میشود، به دلیل اینکه عدد وبر ذرات برابرند، ضریب ارتجاع سرعت عمودی یکسان و همه قطرات با یک سرعت از سطح برمی گردند (تا ارتفاع یکسانی بالا می روند).



شکل 6 نحوه تغییرات مولفه u سرعت قطره علت تفاوت در تعداد برخوردها را میتوان با معادله 2 تفسیر کرد. بر اساس این رابطه برای نیروی پسا، هر چه قطر قطره کمتر باشد، نیروی پسا وارد به آن بیشتر و قطره بیشتر تحت تاثیر سیال قرار میگیرد. به همین دلیل قطره کوچکتر علی رغم داشتن عدد وبر کمتر و ضریب ارتجاع مولفه عمودی بیشتر، که در اولین برخورد بیشترین سرعت بازگشت را نشان می دهد، نیروی بیشتری به آن وارد شده و بسیار سریعتر تحت اثر جریان قرار گرفته و توسط سیال حمل می شود. در این شکل مشاهده می شود که قطره mm 27/5 برخورد

7. نتيجەگىرى

بر اساس مطلب بیان شده میتوان نتایج زیر را بیان نمود:

- با افزودن مقدار بسیار ناچیزی از قطرات آب (تنها به میزان چند درصد دبی جرمی هوا) میتوان عدد نوسلت را بدون تغییر در شرایط هوای ورودی چند برابر افزایش داد.
- هر چه قطر قطرات ورودی به جریان بزرگتر باشد تاثیر خنککنندگی آنها در پایین دست محل برخورد جت بیشتر است.
- هر چه قطر قطرات کوچکتر باشد در محل برخورد جت تاثیر خنککنندگی بیشتری دارند.
- قطرات کوچک به سرعت توسط جریان حمل شده اما قطرات بزرگ در نزدیکی سطح حرکت میکنند.

فهرست علائم

	علائم لاتين
Bi	عدد بايوت
C_{D}, C_{DP}	ضریب درگ تصحیح شده و ضریب درگ کره صلب
C_{PL} , C_{Pv}	گرمای ویژه قطره و بخار
d	قطر ذره
D, D_d	ضریب نفوذ بخار در هوا
F_{D}	نیروی پسا
g	ثابت گرانش
h_c	آنتالپی فاز پیوسته (هوا)
$h_{s,k}$	گرمای نهان قطره
K_{u}	غلظت بخار در هوا
K	غلظت بخار در سطح قطره
$k_{_{eff}}$	ضريب هدايت موثر حرارت

I.	گرمای نهان تبخیر
ri B z	نرخ تغيير جرم قطره
Nu	عدد نوسلت
р	فشار
Re	عدد رينولدز
St	عدد استانتون
T_d, T_c	دمای قطره و فاز پیوسته (هوا)
1%	سرعت گاز
v, v_d, v_a	سرعت قطره و هوا
V	حجم
$V_{o.n}, V_{i.n}$	مولفه عمودی سرعت قطره در برخورد و بازگشت
We	عدد وبر
	علائم يونانى
$r_{_d}$, $r_{_a}$	چگالی قطرہ و ہوا
m_{e}, m_{c}	چگالی فاز پیوسته (هوا)
а	ضريب انتقال حرارت جابجايي
\boldsymbol{S}	کشش سطحی
a,	کسر حجمی فاز پیوسته

مراجع

[1] E. Baydar and Y. Ozmen, 2006. "An experimental investigation on flow structures of confined and unconfined impinging air jets". *Heat Mass Transfer*, 42, pp. 338–346.

[2] Nirmalan, V. N, Weaver, A. J, Hylton and D. L, 1998. An experimental study of turbine vane heat transfer with water-air cooling. American Society of Mechanical Engineers, New York, NY, ETATS-UNIS.

[3] V. I. Terekhov and M. A. Pakhomov, 2003. "Numerical simulations of hydrodynamics and convective heat transfer in a turbulent tube mist flow". *International Journal of Heat and Mass Transfer*, 46(9), pp. 1503-1517.

[4] V. I. Terekhov and M. A. Pakhomov, 2002. "Numerical study of heat transfer in a laminar mist flow over a isothermal flat plate". *International Journal of Heat and Mass Transfer*, 45(10), pp. 2077-2085.

[5] K. Mastanaiah and E. N. Ganic, 1981. "Heat Transfer in Two-Component Dispersed Flow". *ASME J. Heat Transfer*, 103(2), pp. 300-306.

[6] J. Zhang, S. Nieh and a. L. Zhou, 1992. "A new version of algebraic stress model for simulating strongly swirling flows". *Numerical Heat Transfer*, 22, pp. 49-62.

[7] C. Crow, M. Summerfield and U. Tesuji, 1998. *Multiphase flows with droplets and particles*. CRC Press LLC,

[8] 2004. Fluent Version 6 user manual.

[9] D. Caviezel, C. Narayanan and D. Lakehal, 2008. "Adherence and bouncing of liquid droplets impacting on dry surfaces". *Microfluidics and Nanofluidics*, 5(4), pp. 469-478.

[10] PhD, R. J. Issa, 2003. "Numerical modeling of the dynamics and heat transfer of impacting sprays for a wide range of pressures". PhD, University of Pittsburgh,
[11] M. Angioletti, E. Nino and G. Ruoccob, 2005. "CFD turbulent modelling of jet impingement and its validation by particle image velocimetry and mass transfer measurements". *International Journal of Thermal Sciences*, 44, pp. 349–356.