

# بررسی افت انرژی در پرتابکننده جامی دندانهای و مثلثی دندانهای در شرایط آزمایشگاهی و عددی

مهدی نیروبخش، علیرضا مسجدی\*، محمد حیدرنژاد و امین بردبار ا

(تاریخ دریافت: ۱۴۰۳/۵/۳۰ ؛ تاریخ پذیرش: ۱۴۰۳/۷/۲۱)

چکیدہ

استفاده از پرتاب کننده های جامی و مثلثی با شکل های مختلف، به دلیل ایمنی و استهلاک بهتر انرژی بسرای محافظت از بستر پایین دست ابنیه های آبی و همچنین مزایای اقتصادی نسبت به سایر مستهلک کننده های انرژی بیشتر مورد توجه قرار گرفته است. هدف ایس پژوهش بررسی افت انرژی جریان عبوری در سرریز جامی دندانه ای و مثلثی دندانه ای در شرایط آزمایشگاهی و عددی است. مدلسازی فیزیکی و عددی در یک فلوم مستطیلی به طول ۹ متر، عرض ۵/۵ متر و ارتفاع ۵/۵ متر و سرریز جامی و مثلثی با دندانه با ابعاد مشخص مطابق استاندارد USBR در شدت جریان های مختلف در شرایط آزمایشگاهی و عددی استفاده شد. میزان افت انرژی در سرریز جامی دندانه ای استاندارد عملکی در شدت جریانه مختلف در شرایط آزمایشگاهی و عددی استفاده شد. میزان افت انرژی در سرریز جامی دندانه ای عملکرد مناسب تری نسبت به سرریز جامی دندانه ای دارد. نتایج به دست آمد که نشان داد سرریز مثلثی دندانه ای در زمینه اتلاف انـرژی عامل مهم و تأثیرگذاری در میزان اتلاف انرژی جریانه ای عبوری از سرریزهای جامی دندانه ای و مثلثی دندانه ای دار نهای سازه عامل مهم و تأثیرگذاری در میزان اتلاف انرژی جریانه مای عبوری از سرریزهای جامی دندانه ای و مثلثی دندانه ای دار نسبت و میشرده شدن بیشتر خطوط جریان عبوری و به تبع آن افزایش سرعت در لحظه پرتاب و درنهایت اتلاف نسبی انرژی بیشتر در پایین دست سازه می شود. پس از تعیین عملکرد بهتر سرریز مثلثی دندانه ای در اتلاف انرژی، به شبیه سازی عددی سریز مثلثی دندانه ای به روش محاسبات می شود. پس از تعیین عملکرد بهتر سرریز مثلثی دندانه ای در اتلاف انرژی به شبیه مازی عددی سرریز مثلثی دندانه ای به روش محاسبات می شود. پس از تعیین عملکرد بهتر سردیز مثلثی دندانه ای داند که میزان اتلاف انرژی در سرریز مثلثی دندانه ای در محاسبات عددی ۸۷/۵ در مد بود که نشان دهند ه همسو بودن و صحت آزمایش های انجام شده با شرایط آزمایشگاهی است.

واژههای کلیدی: عدد فرود، افت انرژی، سرریز جامی دندانهای، سرریز مثلثی دندانهای، Flow- D3

۱. گروه علوم و مهندسی آب، دانشکده کشاورزی، دانشگاه آزاد اسلامی واحد اهواز، اهواز، ایران.

<sup>\*:</sup> مسئول مكاتبات: پست الكترونيكي: drmasjedi.2007@yahoo.com

#### مقدمه

حجم آب مازاد در مخازن سدها به وسیله سرریزها تخلیه می شود. جریان عبوری از سرریزها فوق بحرانی است؛ درنتیجه سرعت جریان عبوری در انتهای سرریزها بسیار زیاد است که اگر بستر پایین دست سرریزها از مقاومت لازم برخوردار نباشد، می تواند موجب آبشستگی و فرسایش شود. حفره های آبشستگی ایجادشده در پایین دست سازههای هیدرولیکی موجب می شود، جریان زیر سازه ای افزایش یابد. پیشرفت و حرکت این حفره ها به سمت سازه موجب می شود پایداری سد، سرریز و سازه های مرتبط تهدید شده و حتی منجر به شکست آنها شود؛ بنابراین یک سرریز نیاز به سازه مستهلککننده انرژی در قسمت انتهایی دارد تا از سرعت زیاد جریان خروجی انرژی در قسمت انتهایی دارد تا از سرعت زیاد جریان خروجی مستفاده از پرتابکننده های جامی و مثلثی در مقایسه با سایر مستهلککننده ها مثل حوضچه آرامش و بلوکهای بتنی به دلیل مزایای اقتصادی بیشتر استفاده می شود.

غریبوند و همکاران (۲۰۱۸)، به بررسی عددی هیدرولیک جریان در سرریزهای خطی، زیگزاگی ذوزنقهای و كليد پيانويي پرداختند. نتايج پـ ژوهش نشـان داد تطـابق خوبی بین مدلسازی عددی و آزمایشگاهی وجود دارد. ضریب دبی سرریز کلیدپیانویی نسبت به سرریزهای خطی و زیگزاگی ذوزنقهای بهترتیب به میزان ۲۶ و ۲۴ درصد بیشتر بود (۵). باوان (۲۰۱۰) و ماگلا (۲۰۲۰)، نشان دادند پرتابکننده های جامی ساده و جامی دندانه ای در حالت مستغرق بەدلىل شرايط مناسب ھيدروليكى، استھلاک انرژى بھترى نسبت ب حالت آزاد یا فیلپ دارد و آبشستگی کمتری ایجاد میکند (۱ و ۶). اسکندري و همکاران (۲۰۲۰)، به مطالعه آزمايشگاهي تأثير هندسه پاییندست پرتابه جامی شکل بر میزان آبشستگی پایاب پرداختند. نتایج نشان داد وجود دندانههای جام اثر زیادی بر عمق آبشستگی دارد. پرتابکنندههای جامی شکل با دندانههای مستطیلی یکدرمیان نسبت به حالت بدون دندانه حـدود ۱۳ درصـد کـاهش آبشستگی را سبب می شود. همچنین بیشینه عمق آبشستگی در

حالت جام با دندانه های مستطیلی یک درمیان در بازه مطلوب تری از سایر نمونهها آزمایشگاهی به وقـوع می پیونـدد (۳). قنبـری و حیدرنژاد (۲۰۲۰)، به تجزیهوتحلیل محاسبات عددی جریان هیدرولیکی در پرتابکننده های کلید پیانویی مثلثی و مستطیلی پرداختند. نتایج نشان داد که دادههای مدل عددی بـهطور مناسب با مدل آزمایشگاهی سازگار بود. ضریب دبی سرریزهای کلید پیانویی مثلثی ۲۵ درصد بیشتر از ضریب دبی پرتابکننده های کلید پیانویی مستطیلی بود (۴). وطن دوست و همکاران (۲۰۲۰)، به بررسی جریان بحرانی و ضرایب فشار ديناميكي روى پرتابكنندەھاي جامي شكل پرداختند. تغييـرات فشار یکی از مواردی است که به سازههای هیـدرولیکی ضـربه وارد میکند. در این مطالعه که روی جریان خروجی از سـدهای مخزنی انجام شد، فشار وارده روی سه مدل مختلف با اعداد ۵ تا ۱۳ عدد فرود انجام شد. نتایج آزمایش نشان داد کـه ضـرایب نوسانات فشار با افزایش عدد فرود جریان در پرتابکننده های جامی افزایش می یابد (۱۵).ژوو و همکاران (۲۰۲۲)، به مطالعه هیدرولیکی زاویه شکل پرتابکننده جامی و تأثیر آن بر الگوی جريان عبوري از پرتابكننده با صفحه پايين جمعشونده پرداختند. نتایج تجربی نشان میدهد که جریانهای چرخشی با عرض ثابت با صفحات پایین جمع شده (CFB-R) و WFB-R بیشترین فشار ضربه را در کف استخر به ۷۰ تا ۸۶ درصد از آنچه در ابتدا بود، کاهش می دهـ د (۱۶). ران و همکـاران (۲۰۲۳)، بـه شبیهسازی عددی زاویه جهش در قوس پرتابکنندههای جامی پرداختند. این پژوهش نشان داد، درجه انحراف سرعت جریان خروجی در جهت جانبی پرتابکننده در زاویههای مختلف متفاوت است. وی تعدادی معادله برای تعیین زاویـه یراکندگی ارائه داد (۱۲). نیروبخش و همکاران (۲۰۲۳)، به مطالعه و آزمایش پایداری سنگچین در پاییندست چهار سرریز جامی ساده، مثلثی ساده، جامی دندانهای و مثلثی دندانهای پرداختند. نتایج نشان داد که شکل هندسه و وجود دندانه عامل مؤثری در پایداری سنگچین دارد. عدد پایـداری در سرریزهای دندانهای ۱۱ درصد و سرریزهای ساده ۷ درصد تأثیر هندسه سرریز در افت انرژی در شرایط آزمایشگاهی در پرتاب کننده جامی دندانهای و مثلثی دندانهای، و انتخاب بهترین عملکرد سرریز و محاسبات عددی است. بدین منظور از مدل آزمایشگاهی سرریز جامی و مثلثی با دندانه در انتهای آستانه پرتاب کننده با ابعاد مشخص، مطابق استاندارد USBR استفاده شد.

### مواد و روشها

معادله (۲) بدون بعد می شود:

بهمنظور بررسی افت انرژی در پرتاب کنندههای جامی دندانهای و مثلثی دندانهای با درنظر گرفتن جریان دائمی و ثابتبودن خصوصیات سیال، معادله (۱) بین پارامترهای مؤثر بر افت انرژی در حالت تعادل برقرار است:

(۱)  $f_1(y_1, v_1, g, y_2, v_2)$  (۱)  $y_1$  عمق جریان در بالادست سرریز،  $v_1$  سرعت جریان در بالادست سرریز، g شتاب ثقل،  $y_2$  عمق جریان روی سرریز،  $y_2$  عمق جریان روی سرریز  $y_2$  سرعت جریان روی سرریز است. این پارامترها با استفاده از تئوری باکینگهام به صورت

 $fl\left(\frac{\Delta E}{E_1}, \frac{V^2}{gy}\right)$  (Y)

در معادلـه یادشـده، V<sup>2</sup>/gy عـدد فـرود روی سـرریز (Fr) و ΔE/E<sub>1</sub> افت نسبی انرژی در سرریز است.

برای بررسی اثر هندسه دندانه در انتهای پرتاب کننده جامی و مثلثی در اتلاف انرژی از مدل آزمایشگاهی استفاده شد. کلیه آزمایش ها در یک فلوم آزمایشگاهی مستطیلی به طول ۹ متر، عرض ۵۰ سانتی متر و ارتفاع ۵۰ سانتی متر انجام شد. آب مورد نیاز این آزمایش ها از طریق مخزن زیرزمینی در فلوم تهیه شد. سیستم چرخش آب در فلوم به صورت مدار بسته بود (شکل ۱). مدل سرریز مثلثی شکل طبق استاندارد USBR با ارتفاع ۴۰ سانتی متر، طول ۴/۳۵ سانتی متر، شعاع قوس سرریز ۱۶ سانتی متر با طول آستانه ۸/۵ سانتی متر ساخته شد. دندانه استفاده شده در انتهای سرریز طبق استاندارد USBR دارای تعداد ۱۶ دندانه با طول ۸ سانتی متر،

افزایش داشت (۹). پارسایی و همکاران (۲۰۲۳)، با انجام محاسبات عددی توسط نرمافزار Flow-3D به بررسی تخمین اتلاف انرژی در پرتابکنندههای مثلثی و ذوزنقهای با استفاده از مدل GMDH پرداختند. پارامترهای بدون بعد بهدست آمده از تحلیل، نسبت بزرگنمایی (Mr)، عدد فرود (Fr)، تعداد چرخه (Ncy) و هد نسبی بالادست (ho/P) به عنوان متغیر های ورودی استفاده شدند. بررسی ساختار شبکه GMDH نشان می دهد که (ho/P)، (Ncy) و (Mr) نقش های مهمی در شبکه توسعه ایف میکنند (۱۱). دەمردە و همکاران (۲۰۲۳)، به بررسی آبشستگی در پاییندست پرتابکننده پلکانی در شرایط آزمایشگاهی پرداختند. نتایج پـژوهش نشـان داد کـه ابعـاد آبشسـتگی در پاييندست با افزايش عدد فرود و اندازه ذرات رسوبات، كاهش و عمق بحرانی کاهش می یابد. با کاهش عدد فرود ذرات، عمق آبشستگی نسبی، فاصله بیشینه عمـق آبشسـتگی و طـول نسـبی آبشستگی بهترتیب ۶۸/۶ درصد، ۷۵/۶ درصد و ۷۳/۴ درصد کاهش یافت (۲). لورن و همکاران (۲۰۲۳)، درخصوص عبارات صريح پيش بيني كننده از مدل هاى داده محور براى تخمین عمق آبشستگی در پرتابکننده های جامی اسکی استفاده کردند. روش های پیشنهادی، معادلات صریح و واضح با کاربردهای ساده برای تخمین عمق آبشستگی بود. برای ارزیابیهای کمی فرمولهای توسعهیافته، سـه معیار

آماری رایج شامل ریشه میانگین مربعات خطا (RMSE)، میانگین خطای مطلق (MAE) و ضریب همبستگی (CC) استفاده شد (۱۳).

پژوهش های انجام شده نشان دهندهٔ اهمیست پرتاب کننده های جامی و مثلثی به منظور انتقال جریان به پایین دست است. وجود دندانه در انتهای پرتاب کننده باعث استهلاک بهتر انرژی و کاهش آبشستگی می شود که موجب محافظت پایین دست پرتاب کننده ها و سازه های مرتبط می شود. همچنین پرتاب کننده های جامی دندانه ای و مثلثی دندانه ای باتوجه به شکل هندسی از نظر میزان اتلاف انرژی جنبشی عملکرد متفاوتی دارند. هدف این پژوهش بررسی و



شکل ۱. نمای شماتیک فلوم آزمایشگاهی

هیدرولیکی ابتدا عمق ثانویه پرش اندازه گیری شده، سپس با فرض ثابتبودن مومنتم در دو طرف پرش و صرف نظر از افتهای اصطکاکی، عمق اولیه پرش از رابطه اعماق مزدوج پرش بهدست آمد. پس از این مرحله انرژی دو طرف سرریز با اندازه گیری عمق و سرعت از رابطه برنولی محاسبه و تلفات انرژی در پرتابه محاسبه شد (۱۴).

### مدلسازی عددی

Flow-3D یک نرمافزار مدل ریاضی با کاربرد وسیع و مناسب برای تحلیل و آنالیز مسائل پیچیده سیالات از جمله جریانهای سهبعدی غیرماندگار با اشکال مختلف هندسی است. نتایج به دستآمده از مطالعات انجام شده توسط GD-Flow، بیشترین تطابق را با نتایج حاصل از مدل های فیزیکی دارد. روش استفاده شده در این نرمافزار، استفاده از حجم محدود در شبکهبندی منظم مستطیلی است. در یک شبکه منظم به علت استفاده از روش حجم محدود، شکل معادلات مورد استفاده به صورت گسسته شده، نظیر معادلات گسسته شده در روش تفاضل محدود است. در این مطالعه از مدل GNR برای بستن معادلات متوسط گیری شده زمانی رینول دز استفاده شد. برای حل معادلات متوسط گیری شده زمانی رینول دز استفاده شد. برای حل معادلات متوسط گیری شده زمانی رینول دز استفاده شد. برای حل روش محدود، حل عددی شده اند. در این نرمافزار الگوریتم جزء مطح/حجم بیانگر مانع (FAVOR) برای تعریف هندسه در روش حجم محدود به کار رفته است. این الگوریتم

عرض ۲ سانتی متر، با فاصله ۱/۲ سانتی متر است که به صورت مثلثی در انتهای سرریز مثلثی استفاده شد (شکل ۲). کلیه آزمایش ها در ایــن پــژوهش در ۵ دبــی ۷، ۸، ۱۰، ۱۲ و ۱۵ لیتــر بــر ثانیــه انجام شد. سپس سنگچین مد نظر با ضخامت 2d50 و هم تراز با مصالح بستر در پایین دست سرریز قرار شد (۸). دبی مد نظر توسط سرریز مثلثی ۶۰ درجه در ابتدای ورودی فلوم اندازه گیری شد. در ابتدای هر آزمایش، سرریز مد نظر در فاصله ششمتری از ابتدای فلوم نصب شد. پس از تنظیم دبی مد نظر، عمق جریان توسط دریچه در پاییندست به آهستگی کاهش داده شد. در انتهای هر آزمایش، پمپ خاموش و دریچه انتهایی بسته شد و آب موجود در کانال به آرامی زهکشی شد. در کلیه آزمایشها بهمنظور اندازهگیری عمق ثانویه پرش هیدرولیکی در پاييندست سرريز، پس از تنظيم دبي توسط شيرفلكه، در هـر دبی برای جلوگیری از تغییر پروفیل سطح آب، عمق و سرعت جریان یک متر بالادست سرریزها، اندازه گیری شد. سپس دریچه پاییندست در انتهای فلوم بسته شد تا عمق آب در پاييندست سرريز افـزايش يابـد. عمق آب پاييندست تا جـايي افزایش مییافت که پرش هیدرولیکی بلافاصله پس از محل برخورد جت به كف فلوم تشكيل شود. هـدف از ايجـاد ايـن پرش، اندازه گیری عمق جریان پس از عبور از پرتابه بود. چون جریان بعد از پرتابه فوق بحرانی است، اندازه گیری عمق اولیه پرش بهطور مستیم قابل اندازه گیری نیست. با تشکیل پرش



شکل ۲. سرریز جامی دندانهای و مثلثی دندانهای

کالیبراسیون مدل آن است که تأثیرات عوامل خارجی کمینه شود تا شرایط مدل به شرایط واقعی نزدیک تر باشد. به منظور کالیبراسیون و مدلسازی در نرمافزار FLOW-3D، نخست باید کلیات مسئله و در ادامه نیز خواص سیال تعیین شوند. بعدازاین مراحل نوبت به تولید هندسهٔ مسئله، شبکهبندی و بررسی شبکهٔ ایجادشده میرسد. در گام بعد شرایط مرزی تعیین می شود. سپس خروجی های مورد نیاز تنظیم می شود. در انتها، شبیه سازی آغاز خواهد شد. در شکل ۳ مراحل انجام مدل سازی عددی نشان داده شده است.

مدل عددی Flow-3D یک شبکه ساختاری سهبعدی، متشکل از سلولهای مکعبمستطیلی برای میدان مد نظر است که ابتدا با استفاده از نرمافزار Autocad، یک فایل stl مدل سرریز مثلثی دندانهای سهبعدی منطبق بر مشخصات مدل آزمایشگاهی Flow-3D یهیه شد (شکل ۴). سپس نتایج حاصل به نرمافزار موانع داخل میدان در سلولهای محاسباتی را بهصورت مقدار جزء بین صفر و ۱ در نظر می گیرد؛ بهطوری که اگر کل سلول توسط مانع پر باشد، مقدار جزء حجم یا سطح برابر یک خواهد بود. سطح آزاد جریان با استفاده از الگوریتم جزء حجم سیال (VOF) تعیین می شود. عبارتهای سرعت و فشار بهصورت ضمنی و با استفاده از مقادیر فشار و سرعت در زمان پیوستگی و مومنتم کوپل می شوند. در این نرمافزار معادلات شبهضمنی حاصله به صورت تکراری و با استفاده از فن های معادلات تخفیف حل می شود. در این مطالعه از فن GMRES بهعنوان حل گر ضمنی فشار استفاده شد (۷).

**مدلسازی سرریز مثلثی دندانهای** اولین گام در مدلسازی عددی، کالیبره کردن مدل است. مقصود از

Simulation Manager	Model Se	etup	Analyze	Display		
General	Physics	Fluids	Meshing & Geometry	Output	Numerics	
Finish time Number of cycles	50 2000000000				Interface tracking      Free surface or sharp interface     No sharp interface	Number of fluids One fluid Two fluids
Additional fin Mentor options     No mentor f     Offer sugge	ish condition				Flow mode  The incompressible  Steady-state accelerator (Non-physical transients)	Units Simulation units SI

(الف): وارد كردن اطلاعات زمان

imulation Manager	Model S	etup	Analyze	Display				
General	Physics	Fluids	Meshing & Geometry	Output	Numerics			
Finish time Number of cycles	50 200000000				Interface tracking  Free surface or sharp interface  No. No. above into free	Number of fluids One fluid Two fluids		
Rest     Additional fin	tart				Flow mode	Units Simulation units		
<ul> <li>Mentor options</li> <li>No mentor h</li> <li>Offer sugge</li> </ul>	elp stions				Compressible     Steady-state accelerator     (Inc. che sign baselinets)	SI Temperature unit		

(ب): وارد کردن واحد شبیهسازی

iscosity options	
V VECOUS HOW	
Thixotropic viscosity (for strain rate dependent viscosity)	
urbulence options	
🔿 Laminar	
Turbulence models	Convibe
Prandtl mixing length	W. Glavity
One-equation, turbulent energy model	
Turbulent mixing length	Gravity components
Mixing length	Winnerson a
	x component: U
Recompliant (c) index	Y component 0
Iwo-equation (k-w) model	Z component -9.806
Maximum turbulent mixing lengun	
Dynamically computed	
Constant	OK Cancel Help
C Large eddy simulation model	
all shear boundary conditions	
No-slip or partial slip 💿 Free slip	
riction coefficient -1	
Activate viscous heating Diffusion coefficients	
OK Cancel Help	
]	
(د): تعبين و انتخاب اطلاعات أشفتًا	(ح): وارد که دن شتاب ثقل



شکل ۳. مراحل مدلسازی در نرمافزار FLOW-3D



شکل ۴. ساخت فایل stl سهبعدی سرریز مثلثی دندانه ای در AutoCad

جلوگیری شود. متوسط زمان برای شبیهسازی هر دبی بهطور متوسط ۲۴ ساعت بود. برای حل معادلات ناویر استوکس از مدل آشفتگی RNG استفاده شد. شرایط مرزی مطابق شکل ۶ بهصورت زیر تعریف شد: شرط مرزی بالا: Pressure، شرط مرزی پایین: Wall، شرط مرزی ورودی: Volume Flow Rate، شرط و شرط مرزی خروجی: Outflow در نظر گرفته شد. همچنین و شرط مرزی خروجی: Outflow در نظر گرفته شد. همچنین دیواره جریان در چپ و راست Wall انتخاب شد. از پارامترهای ضریب زبری و مدل آشفتگی برای نزدیکی نتایج مدلهای فیزیکی و نرمافزاری استفاده شد. در ابتدا نتایج آزمایش ها در حالتهای مختلف زبری و آشفتگی با نتایج مدل فیزیکی مقایسه و بررسی شد. نتایج مقایسه مدلهای آشفتگی نشان داد که نزدیک ترین نتایج را مدل آشفتگی در نتایج داشته

# نتایج مدلسازی آزمایشگاهی سرریز جامی دندانهای و مثلثی دندانهای و عددی

آزمایش ها در شرایط آزمایشگاهی در پنج دبی ۷، ۸، ۱۰، ۱۲ و ۱۵ لیتر بر ثانیه و در مدل عددی در ۴ دبی ۸، ۱۰، ۱۲ و ۱۵ لیتر بر ثانیه انجام شد. سپس میزان اتلاف انرژی در سرریز جامی دندانهای و مثلثی دندانهای محاسبه شد (جدول ۲). در (شکل ۷) الگوی شبیه سازی سرعت و فشار جریان در سرریز مثلثی دندانهای در مدل عددی نشان داده شد.

برای تولید شبکه با به کار گیری دو ابزار مناسب VOF و FAVOR و تعیین مرزها و شبکه محاسباتی داده شد. پس از ورود دادههای هندسی به محیط نرمافزار و تعیین مرزهای کانال اصلی و فرعی، محدوده مد نظر با استفاده از روش های VOF و FAVOR شبکهبندی شد. ابعاد بهینه شبکه بر مبنای دقت لازم و زمان اختصاص یافته برای انجام محاسبات، انتخاب شده و شبکه میدان بهگونهای تنظیم شد که خطـوط شـبکه متعامـد باشـند. بـرای انجـام محاسبات این تحقیق، در قسـمت.هایی از پرتابکننـده کـه برداشـت داده انجام شد، اندازه مشها ریزتـر و در قسـمتهایی کـه برداشـت صورت نگرفت، محدوده مشبندی درشت تر انتخاب شد (شکل ۵). ابعاد مدل فیزیکی، طول کانال برای مدل عددی برابر ۹ متر، عرض کانال ۵۰ سـانتیمتر و بیشـترین ارتفـاع آن ۵۰ سـانتیمتر بـود کـه مشبندی برایناساس انجام شـد. بـ مطور میانگین مجمـوع تعـداد مش بندی ایجادشده در جهت طول (X) تعداد ۱۳/۷۵۶۸، در جهت عرض (Y) تعداد ۵/۷۵۶۶۳ و در جهت ارتفاع (Z) تعداد ۱۲/۱۳۸۳ برای مدلها است. پس از تولید شبکه محاسباتی، شـرط مـرزی و شرايط اوليه، شبيهسازي جريان آب انجام شد. (جدول ۱).

### مدل آشفتگی و شرایط مرزی

برای نزدیکی نتایج به مقادیر آزمایشگاهی، در این پژوهش شبکه میدان بهصورت یکنواخت و ابعاد شبکه تا حدی ریز در نظر گرفته شد تا از طولانی شدن زمان انجام محاسبات



شکل ۵. مشبندی سرریز مثلثی دندانهای در مدل Flow-3D

Maximum Adjacent Cell Size Ratio	Maximum Cell Size	Minimum Cell Size	Total Number of Real Cells	Block	Subject	No.
۱/۷۳ ۰ ۲۵	•/•F17V•7	৽/৽৽١۶٩٩٩٨	672	١	Х	
1/•47W1	°/° °TAV14T	•/•• <b>४</b> ९९९९	٧A	١	Y	١
1/51590	•/• <b>\</b> \799A	0/00me	<i>۶</i> ۸	١	Z	

جدول ۱. اطلاعات مشبندی سرریز مثلثی دندانهای



شکل ۶. شرایط مرزی ایجادشده سرریز مثلثی دندانهای

	نوع سرديز	جامی دندانهای آزمایش های فیزیکی							مثلثی دندانهای آزمانش های فیز نکی	2 2 2 2	مثلثی دندانهای Disw- 3d اجراشده اصلی				
	Q (1/s)	>	۲	•1	11	91	>	۲	1.	11	à	~	1.	1	91
÷	h. (cm)	5/12	***	**/	5/77	**	41/2	1/13	**/*	5/22	**	¥0/V	7,27	4910	1/14
جدول ۲. آ	H (cm)	5/2	1/1	7/2	2/2	¥	5/2	1/1	٣/٣	215	¥	٢/٩	71/7	4/11	5/2
. أزمايش هاى هيدر	V2 (M/S)	1/1	77V°	r,	۰ <i>۳</i> ۳	°./*0	1/1	17V-	×.	۰/ <del>۳</del> ۲	°.۳۵	°/7/	. <i>۳</i> ۰	**/°	۸.W.o
يدروليكى سر	FR2	°.	«Mr	v.r.	۰ñ۸	\$.W.°	۰ñ۵	5.V.°	vm, °	۰۳۸.	° M' ۹	٨"	e.M.e	\$/"	°/۴۱
رریز جامی دنداندای و مثلثی دنداندای در شرایط آزمایشگاهی و	y1(cm)	1/1	01/1	1/10	1/01	1/99	1/1	1/14	1/19	1/14	۲/۰۵	よくよ	5/2	4/4	<i>K</i> /4
	y2(cm)	Q/A	7/2	>	٩/٩	V/V	0/0	P/0	NS	Y/Y	Q/V	٩Л	0/6	2/2	٨r
	V (M/S)	1,177	10/1	1/90	VVV	71/7	1mv	10/1	1/90	V/V	71/7	1.911	1/90	1/91	\$1/A
	Fr	¥/r	7/7	£/0	F/A	0/0	£/1	4/4	1/0	¥/X	0/0	£/0	5/2	۴/۹	0/9
	V. (M/S)	**°/°	v7°/°	67010	0Q°/°	×4°/°	***.	14°/°	97010	°/°	×4°/°	170/0	~/° FT	QQ°/°	66010
محاسبات عل	E. (M)	77/°	~/YY	11/0	**/*	11/0	°/۴۲	11/°	17Y.°	**/*	11/°	°/¥0	52/0	1¥/°	٨٩/٠
دى	(S/W) 1A	114	1/1	1/44	1/01	1/0/	1/1	1/79	1/10	1/17	1/4/	°/09	V0/°	5/.	13/0
	E1 (M)	٧٠١/٠	111/0	°/1/°	0/110	0/1FQ	190/o	V\$°/°	V=1/=	011/-	°/1۲	Q=/=	100%	٧٥٠/٠	190/0
	E El (M)	V1	° V.V.°	11110	1.01/0	0,740	*//*	****	**/°	۰/۳۲	°/۳۱	°/۴۲	۰/۴۱»	14/0	٠/۴
	(AE)/E. (%)	۵v	YF	77	64	٨ś	٧٨	~	QV	7.F	°,	4 0	٨٩	Чr	QV



شکل ۷. الگوی شبیهسازی سرعت و فشار جریان در سرریز مثلثی دندانهای

نتایج حاصل از مدلسازی آزمایشگاهی در سرریزهای جامی دندانهای و مثلثی دندانهای نشان داد، با افزایش عدد فرود در سرریز، افت انرژی کاهش مییابد. وجود دندانه در قسمت انتهای سرریزهای جامی و مثلثی باعث شکسته و فشردهشدن بیشتر خطوط جریان عبوری و به تبع آن افزایش سرعت در لحظه پرتاب و درنهایت موجب اتلاف نسبی انرژی بیشتر میشود. متوسط میزان اتلاف انرژی در سرریز جامی دندانهای میشود. متوسط میزان اتلاف انرژی در سرریز جامی دندانهای بهدست آمد که نشان داد سرریز مثلثی دندانهای در زمینه اتلاف انرژی بهدلیل شکل هندسی مناسب، عملکرد بهتری نسبت به سرریز جامی دندانهای دارد (شکل ۸).

پسس از تحلیـل و آنـالیز دادههـای آزمایشـگاهی و تعیـین عملکـرد بهتـر سـرریز مثلثـی دندانـهای در اتـلاف انـرژی، بـه شبیهسازی عددی سرریز مثلثـی دندانـهای و بررسـی و تحلیـل

اطلاعات به روش محاسبات عددی در نرمافزار Flow-3D پرداخته شد. نتایج تحلیل نشان داد که میزان اتلاف انرژی در سرریز مثلثی دندانهای در محاسبات عددی ۸۷/۵ درصد بود که نشاندهندهٔ همسوبودن و صحت آزمایشهای انجام شده با شرایط آزمایشگاهی است (شکل ۹).

مقایسه نتایج پژوهش حاضر با پژوهشهای دیگر شکل ۱۰ مقایسه نتایج تلفات انرژی بر اساس عدد فرود، با نتایج پژوهشهای دیگر مانند استینر و همکاران (۲۰۰۸)، امیدواری نیا و موسوی (۲۰۱۴) نشان داد، با افزایش عدد فرود سرعت جریان بیشتر شده و افت نسبی انرژی جریان کاهش

می یابد. نتایج نمودار شکل ۱۰ نشان داد تلفات انرژی این پژوهش با نتایج پژوهش سایر پژوهشگران در شرایط ازمایشگاهی و عددی همسو و در یک راستاست (۱۴ و ۱۰).





شکل ۱۰. مقایسه افت انرژی در پژوهش حاضر با نتایج پژوهشگران دیگر در شرایط آزمایشگاهی و عددی

انجام شده، میزان افت انرژی در سرریز مثلثی دندانهای در چهار دبی ۸، ۱۰، ۲۱و ۱۵ لیتر بر ثانیه با انجام محاسبات عددی توسط نرمافزار Flow-3D انجام شد. میزان اتلاف انرژی در سرریز مثلثی دندانهای توسط نرمافزار Flow-3D، با انجام محاسبات عددی ۸۷/۵ درصد به دست آمد. نتایج آزمایش نشان داد وجود دندانه در انتهایی سرریز جامی و مثلثی، عامل مهم و تأثیر گذاری در میزان اتلاف انرژی جریان عبوری در پایین دست سرریز است که می تواند نقش مهمی در محافظت سازهای مرتبط و کاهش فرسایش بستر پایین دست داشته باشد.

# نتيجه گیری نهایی

در این مطالعه به بررسی میزان افت انرژی در شرایط آزمایشگاهی در سرریزهای جامی دندانهای و مثلثی دندانهای در پنج دبی ۷، ۸ ۱۰، ۱۲و ۱۵ لیتر بر ثانیه پرداخته شد. بررسی اطلاعات محاسبه شده نشان داد، متوسط میزان اتلاف انرژی در حالت آزمایشگاهی در سرریز جامی دندانهای ۲۱/۴ و مثلثی دندانهای ۲۴/۸ درصد به دست آمد که نشان داد، سرریز مثلثی دندانهای در زمینه اتلاف انرژی به دلیل شکل هندسی مناسب عملکرد بهتری نسبت به سرریز جامی دندانهای دارد. همچنین به منظور مقایسه و صحت آزمایش های

منابع مورد استفاده

- 1. Bhavan, M. and B. Shahzafar Marge. 2010. Burea of indian standards Central for hydraulic design of bucket type energy dissipators (Second Revision ed.). Bureau of Indian Standards, New Delhi.
- Dah-Mardeh, A., G. Azizyan, M.S. Bejestan, A. Parsaie, and S.H. Rajae. 2023. Laboratory investigation of scour downstream of the Stepped spillway. *Water Resources Management*. https://doi.org/10.1007/s11269-023-03587-w.
- Eskandari, A., M. Heidarnejad, A. Masjedi, M. Purmohammadi, and A. Kamanbedast. 2020. Experimental investigation on the effect of different dentate shapes and configurations on scour dimension downstream of flip buckets. *Water SA*. 46(3): 458–464. 10.17159/wsa/2020.v46.i3.8656. ISSN 1816-7950.
- Ghanbari, R. and M. Heidarnejad. 2020. Experimental and numerical analysis of flow hydraulics in triangular and rectangular piano key weirs. *Water Science* 34(1): 32-38. DOI: 10.1080/11104929.2020.1724649.
- Gharibvand, R., M. Heidarnejad, H. A. Kashkoli, H. Hasounizadeh, and A. A. Kamanbedast. 2020. Numerical analysis of flow hydraulic in trapezoidal labyrinths and piano key weirs. *Journal of Water and Soil Science* 24(1): 45-56 (in Farsi). https://sid.ir/paper/364629/fa.
- 6. Magela, P. G. 2020. Spillway design step by step (1st ed.). CRC Press. doi:10.1201/9780367816902.
- 7. Marusi, M., R. Roshan, and H. Sarkardeh. 2014. Flow 3D design and analysis, Translation. Fadak Isatis Publications, Iran.
- 8. Melville, B.W., S.Van Balleggoov, S.E. Coleman, and B.Barkdoll. 2007. Riprap size selectin at wing-wall abutments. ASCE. *Journal of Hydraulic Engineering* 133(11): 1265-1269.
- Niroubakhsh, M., A.Masjedi, M. Heidarnejad, and A. Bordbar. 2023. Investigation of riprap stability at downstream of spillway flip bucket without and with energy dissipators. *Water science* 38(1): 65–76. https://doi.org/10.1080/23570008.2023.2300210.
- 10. Omidvarinia, M. and S.H. Mousavi Jahromi. 2014. Comparison of energy losses in circular and triangular cup launchers. *Scientific Journal of Agriculture* 37(1): 133-142 (in Farsi).
- Parsaie, A., S. Dehdar-Behbahani, A. Anil Chadee and AH. Haghiabi. 2023. Estimating the energy dissipation of flow passing over triangular and trapezoidal plan weirs using the GMDH model. *Water Practice and Technology* 18(5): 1115-1124. doi: 10.2166/wpt.2023.073.
- Ran, Y.B., C. Liu, J.Deng, W.R. Wei, and Q. Long. 2023. Numerical simulation study on spread angle in oblique cut flip bucket. *Engineering Applications of Computational Fluid Mechanics* 17(1): 2236673.
- Shafagh Loron, R., M. Samadi, and A. Shamsai. 2023. Predictive explicit expressions from data-driven models for estimation of scour depth below ski-jump bucket spillways. *Water Supply* 23 (1): 304–316.
- Steiner, R., V. Heler, W.H. Hager, and H.E Minor. 2008. Deflector Ski Jump Hydraulics. *Journal of Hydraulic Engineering* 134(5): 571-562.
- 15. Vatandoust, H., H. Yarmohammadi, and M. Kavianpour. 2021. Investigation of supercritical flow and shape of flip bucket spillways on coefficients of dynamic pressure. *Journal of Energy Resources Technology* 143(6): 061301.
- Zhou, M., J. Zhang, W. Xu and X. Li. 2022. Hydraulics of Wedge-shaped Flip Bucket to Investigate Flow Pattern with Retracted Bottom Plate. *KSCE Journal of Civil Engineering* 26(11): 4552-4562.



## Investigating the Energy Loss in the Dentated Flip Bucket and Dentated Triangular Sill Spillways in Laboratory and Numerical Conditions

M. Niroubakhsh, A. Masjedi\*, M. Heidarnejad and A. Bordbar<sup>1</sup>

(Received: August 20-2024 ; Accepted: October 12-2024)

### Abstract

The application of flip bucket and triangular launchers with different shapes has been given more attention due to safety and better energy consumption to protect the downstream bed of water structures, as well as economic benefits compared to other energy consumers. The objective of this research was to investigate the energy loss of the passing flow in the dentated flip bucket and dentated triangular sill spillways in laboratory and numerical conditions. Physical and numerical modeling was used in a rectangular flume with a length of 9 meters, a width of 0.5 meters, and a height of 0.5 meters, flip bucket, and triangular spillways with dentated with specific dimensions according to the USBR standard in different discharges intensities in laboratory and numerical conditions. The amount of energy loss in the dentated flip bucket spillway was 71.4% and the dentated triangular sill spillway was 74.8% in laboratory conditions, which showed that the dentated triangular sill spillway has a better performance in terms of energy loss than the flip bucket and triangular spillway. The results showed that the shape of the spillway geometry and the presence of the dentated at the end of the structure is an important and influential factor in the amount of energy loss of the currents passing through the dentated flip bucket and dentated triangular sill spillways, which causes more broken and compressed flow lines and, as a result, an increase in speed at the moment. The launch and finally the relative loss of energy is more downstream of the structure. After determining the better performance of the dentated triangular sill spillway in energy loss, the numerical simulation of the dentated triangular sill spillway was performed using the numerical calculation method in Flow-3D software. The results of the analyses indicated that the amount of energy loss in the dentated triangular sill spillway in the numerical calculations was 87.5%, which showed the alignment and correctness of the tests performed with the laboratory conditions.

Keywords: Froud number, Energy loss, Dentated flip bucket, Dentated triangular sill, Flow-3D software

<sup>1.</sup> Department of Water Science and Engineering, Faculty of Agriculture, Ahvaz Branch, Islamic Azad University, Ahvaz, Iran.

<sup>\*:</sup> Corresponding author, Email: drmasjedi.2007@yahoo.com