

بررسی آزمایشگاهی افت فشار موضعی شیرهای خودکار در سامانه‌های آبیاری بارانی کلاسیک ثابت با آپیاش متحرک

وحید رضاوردي نژاد^{۱*}، محمدسعید رشیدی^۲، عيسى معروف پور^۳، حسين رضایی^۴، جواد سرابی^۵

۱. دانشیار، گروه مهندسی آب دانشگاه ارومیه، ارومیه

۲. کارشناس ارشد، سازمان کشاورزی استان کردستان، مدیریت آب و خاک، کردستان

۳. دانشیار، گروه مهندسی آب، دانشکده کشاورزی، دانشگاه کردستان، کردستان

۴. دانشیار، گروه مهندسی آب، دانشکده کشاورزی، دانشگاه ارومیه، ارومیه

۵. دانشجوی کارشناسی ارشد، گروه مهندسی آب، دانشکده کشاورزی، دانشگاه ارومیه، ارومیه

(تاریخ دریافت : ۱۳۹۴/۱۲/۲ - تاریخ بازنگری: تاریخ تصویب : ۱۳۹۵/۷/۲۷)

چکیده

یکی از عوامل پایین بودن فشار آپیاش در سامانه‌های آبیاری بارانی، مربوط به تخمین نادرست افت فشار موضعی در شیرهای خودکار می‌باشد. بهمنظور بررسی افت فشار موضعی و ضریب افت فشار شیرهای خودکار، یک مطالعه آزمایشگاهی در سال ۱۳۹۳ و مطابق با استانداردهای بین‌المللی ISO 9644 و ISO 4059 انجام شد. برای این منظور ۷۵ عدد شیرخودکار، متعلق به ۱۵ کارخانه و از جنس چدن، پلیمر و آلومینیوم، در سه اندازه ۱، ۱/۵ و ۲ اینچ انتخاب و مورد آزمایش قرار گرفتند. برای هر نمونه شیرخودکار، افت فشار موضعی در پنج دبی شامل دبی حداکثر و حداقل و سه دبی میانی اندازه گیری شد. نتایج نشان داد که اختلاف قابل توجه در میزان افت فشار شیرهای خودکار مشابه وجود دارد و این اختلاف عمده‌ای ناشی از کیفیت ساخت می‌باشد. متوسط افت فشار موضعی شیرهای خودکار ۱ اینچ، در دبی‌های آزمایش حداقل و حداکثر به ترتیب ۰/۰۰۰ و ۰/۰۰۴۶ متر؛ ۱/۵ اینچ به ترتیب ۰/۰۶ و ۰/۰۳۱ متر و ۲ اینچ به ترتیب ۰/۰۲۱ و ۰/۰۷۶ متر به دست آمد. میزان افت فشار در دبی‌های پایین به مقادیر افت فشار موجود در کاتالوگ نزدیک بود؛ اما در دبی‌های بالا، افت فشار اندازه گیری شده بیشتر از مقادیر پیشنهادی در کاتالوگ بود. ضریب افت فشار موضعی ۷۳ شیرخودکار اندازه-گیری شده در دامنه ۹/۷۲۶ تا ۷/۷۲۹ به دست آمد. در حالی که بر اساس استانداردها و ضوابط آبیاری تحت‌فشار، ضریب افت فشار شیرخودکار باید در دامنه ۲ تا ۲/۲ باشد. نتایج این مطالعه نشان داد که افت فشار موضعی شیرهای خودکار قبل ملاحظه بوده و می‌تواند یکی از عوامل مهم پایین بودن فشار در سامانه‌های آبیاری بارانی باشد.

واژه‌های کلیدی: آبیاری بارانی، افت فشار موضعی، ضریب افت فشار موضعی

موضعی یا جزئی^۲ می‌باشد (Howell and Barinas, 1980). افت اصطکاک مقدار افتی است که بین جریان و جداره‌ی لوله و در طول مسیر لوله اتفاق می‌افتد. تحقیقات زیادی در خصوص افت فشار در لوله‌ها و اتصالات صورت گرفته است و روابط مختلف بین مشخصات جریان، لوله و مقدار افت ارائه گردیده است (Provenzano and Pumo, 2004). اتصالاتی که در طول مسیر لوله‌گذاری هستند از قبیل خم، زانو، سهراهی، چهارراهی، تبدیل، انواع شیرهای، انبساط و انقباض ناگهانی، صافی، کمرنده، قطره‌چکان و ... افت‌هایی را بوجود می‌آورند که افت جزئی یا موضعی نامیده می‌شود (Sharp *et al*, 2010). در طراحی ایستگاه پمپاژ سامانه‌های آبیاری بارانی معمولاً این افتها را در

مقدمه
با توجه به کمبود منابع آب در کشور، افزایش بازده سامانه‌های آبیاری تحت‌فشار از اهداف مهم سامانه‌های نوین آبیاری بوده و یکی از مؤلفه‌های مؤثر در افزایش بهره‌وری آب می‌باشد. سامانه‌های آبیاری تحت‌فشار در سال‌های اخیر توسعه زیادی یافته‌اند و دقت در طراحی، مدیریت، بهره‌برداری و نگهداری صحیح آنها از عوامل مهم در توسعه، بهبود و اثربخشی این سامانه‌ها می‌باشد (Majd-Salimi *et al*, 2015). افت فشار در سامانه‌های آبیاری تحت‌فشار شامل افت استاتیک و دینامیک می‌باشد. افت فشار دینامیک ناشی از افت اصطکاک^۱ و افت‌های

* نویسنده مسئول : v.verdinejad@urmia.ac.ir

1. Friction head loss

2. Minor (local) head loss

شیرخودکار با میزان بازشدگی شیر رابطه معکوس دارد و حداقل ضریب افت فشار موضعی در وضعیت بازشدگی کامل شیر اتفاق می‌افتد (Haque *et al.*, 2010). یکی از عوامل مهم افت فشار در یک شیرخودکار، مربوط به سوپاپ شیر می‌باشد که باعث کاهش میزان بازشدگی و در نتیجه کاهش سطح مقطع عبور جریان می‌گردد (Munson *et al.*, 2012). بررسی ضریب افت فشار شیرهای توپی که عملکرد آنها مشابه شیرهای خودکار می‌باشد، نشان داد که در دامنه بازشدگی ۰ تا ۵۰ درصد، ضریب افت فشار قابل ملاحظه و به فرم تابع نمایی می‌باشد؛ ولی در دامنه بازشدگی ۵۰ تا ۱۰۰ درصد، افت فشار به فرم خطی کاهش می‌یابد (Yasmina and Rachid, 2015). همچنین بررسی تأثیر عدد رینولدز بر ضریب افت فشار شیرهای توپی ۱ و ۱/۵ اینچ نشان داد که در یک بازشدگی معین، با افزایش عدد رینولدز، ضریب افت فشار موضعی شیر تقریباً ثابت بوده ولی میزان افت فشار موضعی افزایش می‌یابد (Yasmina and Rachid, 2015).

ضریب افت فشار موضعی شیر به درجه بازشدگی و مقطع عبور جریان بستگی داشته و در حالت بازشدگی کامل تا ۲۰ درصد بازشدگی، در دامنه ۳ تا ۶۷ می‌باشد (Douglas *et al.*, 2006).

در ایران شیرهای خودکار مورد استفاده در سامانه‌های آبیاری پارانی کلاسیک، در اندازه‌های ۱، ۱/۵ و ۲ اینچ و بعضًا ۱/۲۵ اینچ تولید می‌شوند که هر یک از آنها برای یک دامنه مشخص از آبیاری کاربرد دارند. هدف از انجام این مطالعه تعیین میزان واقعی افت فشار موضعی شیرهای خودکار مورد استفاده در سامانه‌های آبیاری پارانی کلاسیک و ارائه راهکارهای عملی به کارخانه‌های سازنده و طراحان این سامانه‌ها جهت کاهش افت موضعی شیرهای خودکار و افزایش بازدهی این سامانه‌ها می‌باشد.

مواد و روش‌ها

شیرهای خودکار عموماً از جنس چدن، آلومینیوم، برنج و پلیمر ساخته می‌شوند و افت فشار موضعی در آنها به مکانیسم داخلی آنها بستگی دارد. بهمنظور بررسی افت فشار موضعی و ضریب افت در شیرهای خودکار ساخت داخل، یک مطالعه آزمایشگاهی در سال ۱۳۹۳ در آزمایشگاه هیدرولیک دانشگاه کرستان انجام گردید. این تحقیق مطابق با الزامات عمومی و روش‌های آزمون مؤسسه استاندارد و تحقیقات صنعتی ایران و بر اساس استانداردهای بین‌المللی ISO 9644 و ISO 4059 انجام گردید (Aghaie-Rad and Rahbar, 2002). شیرخودکار اعم از چدن، پلیمری، برنجی و آلومینیومی، از ۸ بخش تشکیل می‌گردد. مطابق شکل (۱)، اجزای تشکیل‌دهنده یک شیرخودکار عبارتند از: ۱- بدن شیرخودکار و دریچه داخلی، ۲- اورینگ جهت آب-

نظر نمی‌گیرند و یا درصدی از افت اصطکاک فرض می‌گردد. عوامل زیادی در پایین بودن فشار در آبپاش‌ها مؤثر هستند که یکی از آنها افت فشار شیرخودکار می‌باشد (Liaghat *et al.*, 2015). ارزیابی عملکرد سامانه‌های آبیاری بارانی تحت مدیریت زارعین در استان همدان نشان داد که پایین بودن بازده کاربرد و یکنواختی توزیع، عمدتاً ناشی از کمبود فشار و درنتیجه کاهش دبی آبپاش‌ها می‌باشد (Rezvani and Jafari, 2005). تاکنون تحقیقات فراوانی در زمینه افت فشار و مسائل هیدرولیکی شیرهای کشویی، شیرهای یکطرفه، قطره‌چکان‌ها، آبپاش‌ها و غیره انجام شده و نتایج سودمندی ارائه گردیده است (Serre *et al.*, 1994؛ al)، اما در زمینه بررسی افت فشار موضعی شیرهای خودکار در سیستم آبیاری بارانی کلاسیک ثابت، مطالعه‌ی آزمایشگاهی جامع و تفصیلی صورت نگرفته و معمولاً تنها به مقادیر افت قیدشده در کاتالوگ بروخی کارخانه‌های سازنده اکتفا گردیده است (Ghomshi and Emamgholi-Zadeh, 2008).

عدم آشنایی و آموزش کافی بهره‌بردار، استفاده از آبپاش‌های نامناسب، پایین بودن فشار سیستم پمپاژ و سرعت و جهت باد از عدمه دلایل پایین بودن بازده آبیاری گزارش شد (Ebrahimi, 2006). بر اثر افت فشار در طول لترال، دبی آبپاش‌ها تغییر می‌کند که این تغییرات مستقیماً روی توزیع یکنواختی و بازده آبیاری در مزرعه تأثیر می‌گذارد (Salvador *et al.*, 2006).

عواملی از قبیل افت فشار موضعی، فرسودگی لوله‌ها و اتصالات و عدم تعویض آنها، باعث می‌شود که فشار کارکرد آبپاش‌ها از متوسط فشار کار موردنیاز آن کمتر گردد (Majd-Salimi *et al.*, 2015). استفاده‌ی همزمان از تعداد زیاد آبپاش بر روی یک بال، عمر زیاد سامانه‌های آبیاری، نشت آب از شیر خودکارها و سایر اتصالات و تغییرات فشار و دبی ناشی از آن، از دلایل اصلی کاهش یکنواختی توزیع آب و بازده آبیاری می‌باشد (Majd-Salimi *et al.*, 2015). در محاسبه ارتفاع دینامیکی کل موردنیاز ایستگاه پمپاژ^۳ (TDH)، افت‌های موضعی نیز مؤثر بوده و نوع پمپ بر اساس دبی و ارتفاع دینامیکی کل و مطابق کاتالوگ انتخاب می‌شود (Keller and Bliesner, 2000). افتهای موضعی اگر به درستی محاسبه نشوند باعث تغییر دبی آبپاش‌ها شده (افزایش یا کاهش) و بازده آبیاری را کاهش می‌دهند. عدم تخمین دقیق افت فشار موضعی شیرخودکار، یکی از عوامل مهم در کاهش بازدهی سامانه‌های آبیاری بارانی در شبکه‌های آبیاری و زهکشی می‌باشد. برای یک دبی معین، ضریب افت فشار موضعی

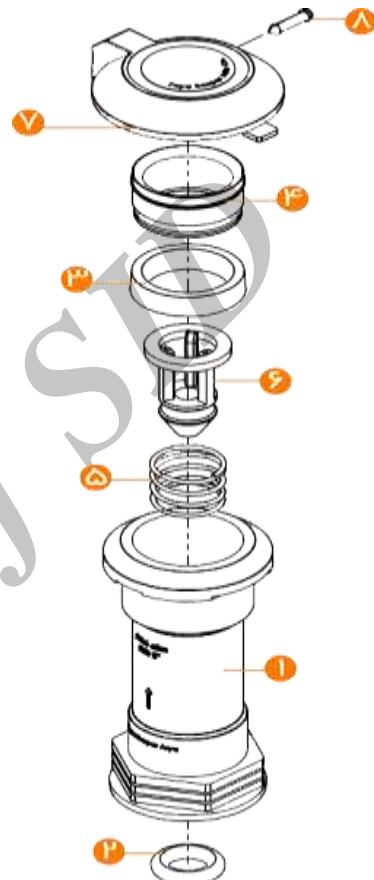
3. Total Dynamic Head

عمل بدلیل تنگ شدن ناگهانی مقطع جریان و تغییرات سرعت جریان، باعث افت فشار موضعی می‌گردد. در طراحی هیدرولیکی خطوط انتقال، افتهای موضعی اتصالات و متعلقات شبکه از رابطه‌ی زیر محاسبه می‌گردد (Salvado *et al*, 2006):

$$h_{fm} = K \frac{V^2}{2g} \quad (رابطه ۱)$$

که در آن، V سرعت جریان در اتصال ($m s^{-1}$), g شتاب ثقل ($m s^{-2}$), h_{fm} مقدار افت موضعی (m) و K ضریب افت موضعی (ضریب بدون بعد) می‌باشد (Keller and Bliesner, 2000). بهمنظور بررسی افت موضعی شیرخودکار، ۷۵ عدد شیرخودکار متعلق به ۱۵ کارخانه ساخت داخل و با سه اندازه (قطر) ۱، ۱/۵ و ۲ اینچ انتخاب و مورد آزمایش قرار گرفتند. شیرهای خودکار از کارخانه‌هایی تهیه گردید که مورد تأیید سامانه‌های نوین آبیاری وزارت جهاد کشاورزی می‌باشند. مشخصات شیرهای خودکار مورد استفاده در این مطالعه در جدول (۱) ارائه شده است. جنس شیرهای خودکار مورد استفاده شامل چدن، پلیمر و آلومینیوم بوده که مطابق جدول (۱)، از کارخانه‌های مختلف انتخاب شد. جنس‌های آلومینیومی و چدنی معمولاً در اندازه ۲ اینچ تولید می‌گردد. لذا اندازه موردنظر برای شیرهای خودکار چدنی ۲ اینچ، جنس پلیمر شامل ۱، ۱/۵ و ۲ اینچ و برای جنس آلومینیوم ۲ اینچ بود. مطابق جدول (۱)، ۲۰ عدد شیرخودکار آلومینیومی ۲ اینچ و ۱۰ عدد شیرخودکار چدنی ۲ اینچ انتخاب شد. شیرهای خودکار پلیمری در اندازه‌های مختلف تولید می‌گردد و در این مطالعه تعداد ۶، ۱۷ و ۲۲ عدد شیرخودکار پلیمری به ترتیب با اندازه ۱، ۱/۵ و ۲ اینچ جهت ارزیابی انتخاب گردید. انتخاب شیرخودکار بر اساس دستورالعمل مدیریت مهندسی و آزمون ماشین‌های کشاورزی انجام شد. این استانداردها عبارت بودند از: ۱- ساختار و وضعیت ظاهری: بر اساس دستورالعمل شماره ۸۶۰۲۰۲ مدیریت مهندسی و آزمون ماشین‌های کشاورزی، تمام اجزای متخلکه شیرخودکار باید عاری از هرگونه نقصی که تأثیر منفی بر عملکرد داشته یا باعث صدمه می‌گردد، باشد. ۲- نشانه‌گذاری: بر روی هر شیر باید به طور واضح و بادوام و در معرض دید، نام سازنده یا علامت تجاری ثبت شود و اندازه اسمی دهانه و روپی حکشده باشد و سایر موارد می‌تواند به صورت برچسب روی شیر یا روی بسته‌بندی آن ارائه گردد. نشانه‌گذاری شیرخودکار باید با دستورالعمل مدیریت مهندسی و آزمون ماشین‌های کشاورزی منطبق باشد. ۳- اتصالات: بر اساس استاندارد ISO7-1 ISO ۱۷۰۱۰ باید اندازه دهانه خروجی شیرخودکار متناسب با قطر خارجی رایزر و یا کلید مربوطه بوده و رایزر با سهولت و قدرت اتصال مطمئن به

بندی، ۳- پکینگ جهت آببندی، ۴- بوش، ۵- فنر از جنس فولاد ضد زنگ، ۶- سوپاپ که بر روی نشیمنگاه دریچه داخلی نصب می‌گردد، ۷- درپوش جهت جلوگیری از ورود اجسام خارجی به داخل شیرخودکار در زمان نبود آبپاش روی شیرخودکار، ۸- پین.



شکل ۱. شماتیک عمومی یک شیرخودکار به همراه اجزای تشکیل‌دهنده داخلی آن

در سامانه‌های آبیاری بارانی از نوع کلاسیک ثابت با آبپاش متحرک، آب در طول بال‌ها (لتراال‌ها) از طریق کمربند وارد رایزر شده و از رایزر نیز وارد شیرخودکار می‌گردد. نحوه اتصال شیرخودکار به رایزر اغلب از طریق رزووه می‌باشد که در ورودی شیرخودکار تعییه گردیده است. در زمان عدم آبیاری، فنر متصل شده به سوپاپ با فشار، سوپاپ را به طرف قسمت میانی شیرخودکار رانده، بطوریکه واشر سوپاپ به لبه نشیمنگاه دریچه داخلی چسبیده و مانع نشت و نفوذ آب به قسمت میانی شیرخودکار می‌گردد. در زمان آبیاری، با کنار زدن درپوش شیرخودکار و وارد نمودن پایه آبپاش به داخل شیرخودکار، سوپاپ در داخل شیرخودکار به سمت رزووه جلو حرکت کرده و آب از اطراف واشر سوپاپ و از طریق دریچه داخلی وارد قسمت شیرخودکار گردیده و به درون پایه آبپاش راه می‌یابد. این

نایاب هیچ‌گونه آسیب‌دیدگی، تغییر شکل و نشتی مشاهده گردد. ۷- مقدار دوده: میزان دوده در شیرهای خودکار پلیمری باید بین ۲ تا ۳ درصد و با استاندارد ISO 6964 منطبق باشد. ۸- افت فشار: آزمون افت فشار بر اساس استاندارد ISO 9644 انجام می‌شود. افت فشار شیرخودکار در پنج شدت جریان مختلف در محدوده جریان کاری اعلام شده، اندازه‌گیری می‌شود (Aghaie-Rad and Rahbar, 2002). جهت تأمین استانداردهای فوق، نمونه‌های مختلف از هر قطر و جنس انتخاب گردید و بر اساس دستورالعمل مدیریت مهندسی و آزمون ماشین‌های کشاورزی، ارزیابی و جهت انجام آزمایش‌ها انتخاب شدند.

شیر خودکار متصل شود. ۴- مقاومت در برابر فشار هیدرواستاتیکی: شیرخودکار باید به همراه کلید مربوطه (سوپاپ شیر در حالت کاملاً باز) تحت فشاری معادل ۱/۵ برابر فشار اسمی قرار گیرد و نایاب هیچ‌گونه آسیب‌دیدگی، تغییر شکل و نشتی در بدنه و محل اتصالات شیر ایجاد گردد. ۵- آببندی سوپاپ: اگر شیرخودکار (سوپاپ در حالت کاملاً بسته) تحت فشاری معادل ۱/۵ برابر فشار اسمی قرار بگیرد، نایاب هیچ‌گونه علائمی از نشت دیده شود. ۶- دوام: بر اساس دستورالعمل، پس از اتصال شیرخودکار به مجموعه آزمون، فشاری معادل فشار اسمی اعمال می‌گردد و شیرخودکار به تعداد ۵۰۰ بار توسط کلید مربوطه باز و بسته می‌شود. سپس ۲ آزمون قبلی مجدداً تکرار می‌شود و

جدول ۱. شیرهای خودکار منتخب از هر کارخانه بر اساس جنس و اندازه شیرخودکار جهت اندازه‌گیری افت بار موضوعی

نام کارخانه سازنده	آلومینیومی	پلیمری	چدنی
	۲	۱/۵	۲
	۲	۱	اینج
صنعت سیزغرب	-	-	-
نوآوران ۲۰۰۰	-	-	-
آب آرا	-	-	-
آبسان گستر سپاهان	۲	-	-
آبیاران دشت	۴	-	-
الوند مکش	۲	-	-
پایابسپار آریا	۲	-	-
تک شیر	۲	-	-
گدازان	۲	-	-
پرنده باران پارس	۲	-	-
تکنوژاله	۲	-	-
فلاح دشت بروجن	-	-	-
پارس خاور	-	-	-
تکنو بارش	-	-	-
آبشار گستران چهارمحال	-	-	-
مجموع	۲۰	۶	۱۷
	۲۲	۱۷	۱۰

به صورت داخل خط)، ۶- دستگاه اندازه‌گیری دبی جریان از نوع کنتور حجمی متناسب با سایز لوله‌ها، ۷- شیرکنترل (از نوع شیر قطع و وصل کشویی در اندازه‌های ۲ و ۱ اینچ)، ۸- منفذ فشار که در هر سه لوله جریان و قبل و بعد از شیرخودکار و مطابق استاندارد ISO 9644 تعییه گردید (Aghaie-Rad and Rahbar, 2002)، ۹- لوله‌های رابط متحرک (به عنوان پایه آپاش)، ۱۰- الکتروپمپ از نوع پمپ فشارقوی (مدل ۳/۳ WKL با الکتروموتور ۲۹۰۰ دور در دقیقه، ساخت شرکت پمپران) بود.

در مدل آزمایشگاهی چرخه جریان آب بسته بوده و آب وارد شده توسط پمپ به لوله‌ها، دوباره به منبع برگشت می‌شد. شما می‌ای از مدل آزمایشگاهی در شکل (۲) ارائه شده است. اجزای اصلی مدل آزمایشگاهی شامل: ۱- منبع آب، ۲- لوله‌های انتقال (شامل لوله‌های گالوانیزه ۲ و ۱/۵ اینچ و لوله پلیمری یک اینچ)، ۳- شیرهای قطع و وصل جریان از نوع شیرگازی، ۴- دستگاه اندازه‌گیری اختلاف فشار (از نوع فشارسنج تفاضلی)، ۵- نمونه‌های آزمایش (شامل انواع شیرهای خودکار چدنی، آلومینیومی، پلیمری

که توسط یک شیر رابط میانی به یکدیگر وصل گردید. در پایین شیر رابط نیز هر کدام از لوله‌ها دارای شیر اتصال بوده و این لوله‌ها نیز به منافذ فشار که قبل و بعد از شیرهای خودکار بر روی خطوط جريان تعبيه گردیده بود، وصل گردید. دقت دستگاه اندازه‌گيری افت فشار ۰/۰۰۱ بار (بک سانتيمتر) بود. همچنین اندازه‌گيری دبی جريان توسط كنتور حجمی با دقت ۰/۵ درصد انجام شد. برای اندازه‌گيری افت فشار موضعی در شیرهای خودکار مراحل زیر انجام شد: ۱- اطمینان از عدم نقص الكتروپمپ، ۲- عدم نشت لوله و اتصالات و عملکرد صحيح اجزای مدل از قبیل شیرهای قطع و وصل، كنتور حجمی و شیر كنترل، ۳- باز نمودن کلیه شیرهای داخل خط مورد آزمایش و بستن شیرهای سایر خطوط، ۴- نصب شیرخودکار مورد آزمایش در محل مربوطه، ۵- اتصال لوله‌های پلاستیکی فشارسنج تفاضلی به منافذ تعبيه شده بر روی خط، ۶- روشن نمودن دستگاه فشارسنج تفاضلی و کنترل حالت شیرهای اتصال و شیر رابط میانی، ۷- پر کردن مخزن از آب تا ارتفاع استاندارد و کنترل صافی لوله مکش جهت جلوگیری از وارد شدن مواد و اجسام به داخل پمپ، ۸- روشن نمودن پمپ، ۹- تنظیم فشارسنج تفاضلی بعد از ثابت شدن جريان و عدم وجود نوسان، ۱۰- تنظیم شیرهای ورودی، خروجی و کنترل برای دستیابی به دبی ماکزیمم موردنظر، ۱۱- قرائت افت فشار از فشارسنج تفاضلی، ۱۲- تنظیم دوباره شیرها برای قرائت افت فشار در دبی‌های میانی و مینیمم، ۱۳- بازنمودن کلیه شیرهای داخل خط موردنظر اعم از ورودی، خروجی و کنترل، ۱۴- قراردادن شیرهای اتصال و رابط میانی در فشارسنج تفاضلی به حالت قبل Aghaie-Rad and Rahbar, (2002). ۱۵- خاموش نمودن پمپ (). جهت بررسی و تحلیل دقیق افت فشار، تعدادی شیر- خودکار که دارای افت فشار موضعی نسبتاً بیشتر و کمتری بودند، انتخاب گردید و برش داده شد. با محاسبه سطح مقطع واقعی عبور جريان و نیز بررسی ساختار داخلی آنها، عوامل اصلی ایجاد افت فشار بررسی و تحلیل شد.

نتایج و بحث

افت فشار موضعی شیرهای خودکار

برای هر نمونه شیرخودکار، افت فشار موضعی در پنج دبی شامل حداکثر و حداقل و سه دبی میانی اندازه‌گيری شد که نتایج برای شیرهای خودکار با توجه به جنس و اندازه شیرخودکار در شکل- های (۳ و ۴) ارائه شده است. تمام شیرهای خودکار یک اینچ از جنس پلیمر بوده و چنانچه مشخص می‌باشد، در شش نمونه



شکل ۲. شمایی از مدل آزمایشگاهی جهت اندازه‌گيری افت فشار موضعی شیرخودکار

در این مطالعه و در گام نخست، دبی‌های جداکثر، میانی و حداقل مطابق با استاندارد ISO 9644، جهت اندازه‌گيری افت فشار موضعی در خط جريان مدل آزمایشگاهی محاسبه گردید. روش بدست آوردن دبی ماکزیمم مثلاً در خط ۲ اینچ، به این صورت انجام گرفت که قبل از روشن نمودن پمپ، سایر خطوط جريان (خطوط ۱ و ۱/۵ اینچ) بسته شد. سپس شیرهای گازی و شیرکنترل در خط ۲ اینچ کاملاً باز گردید. با روشن نمودن پمپ، آب به صورت جريان بسته از مخزن وارد خط ۲ اینچ گردید و پس از عبور از شیرخودکار توالی، كنتور حجمی و شیرکنترل دوباره به مخزن برمی‌گشت. پس از ثابت شدن جريان و عدم وجود نوسان، از طريق كنتور حجمی، دبی ماکزیمم قرائت گردید. در راستای کاهش خطأ، ضروری بود که چندین بار دبی در كنتور حجمی قرائت و میانگین اعداد قرائت شده به عنوان دبی ماکزیمم ثبت گردد. بعد از ثبت دبی ماکزیمم، شیرگازی مربوط به ابتدای خط آنقدر بسته شد که حداقل دبی از خط عبور کند. حداقل دبی مربوط به حالتی است که جريان ماندگار ایجاد شده و دبی خروجی از شیرکنترل نسبت به زمان تغییر نکند (Aghaie-Rad and Rahbar, 2002). مقادیر دبی‌های جداکثر، حداقل و میانی برای هر سه اندازه شیرخودکار در جدول (۲) ارائه شده‌اند.

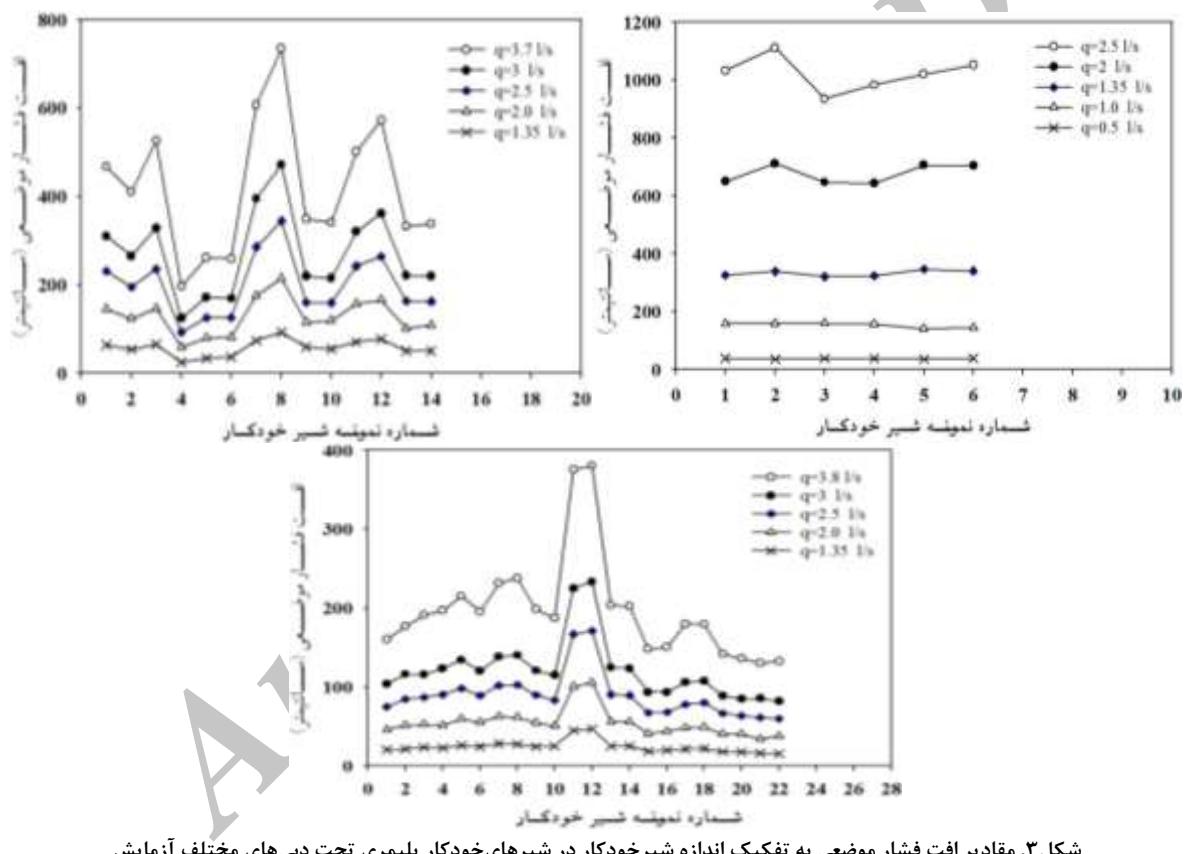
جدول ۲. مقادیر دبی استفاده شده برای قطرهای مختلف شیرخودکار (لیتر بر ثانیه)

دبی	قطر شیرخودکار (اینچ)		
	۱	۱/۵	۲
حداکثر	۲/۵	۳/۷	۳/۸
میانی	۱/۳۵	۲/۵	۲/۵
حداقل	۰/۵	۱/۳۵	۱/۵

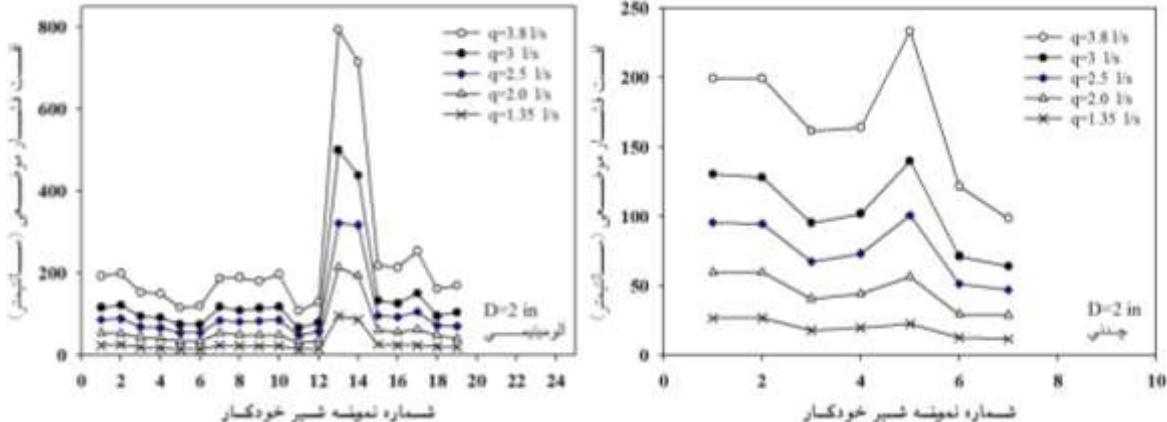
افت فشار موضعی به روش فشارسنج تفاضلی اندازه‌گيری شد. در زیر فشارسنج تفاضلی دو لوله پلاستیکی تعبيه گردید

آبارا) می‌باشند. شیرهای خودکار با اندازه ۲ اینچ از سه جنس پلیمر، چدن و آلومینیم بوده که مطابق شکل‌های (۳ و ۴)، در جنس آلومینیم، نمونه‌های ۱۳ و ۱۴ (مربوط به کارخانه آسان گستر سپاهان) دارای بیشترین افت موضعی می‌باشند و در سایر نمونه‌ها، مقادیر افت فشار موضعی کمتر بوده و نسبتاً یکنواخت می‌باشد. در شیرهای خودکار ۲ اینچی با جنس پلیمر، نمونه شیرخودکار ۱۱ و ۱۲ (تولید پارس خاور) دارای حداقل افت شیرخودکار موضعی می‌باشد. بالاخره در گروه شیرهای خودکار چدنی با اندازه ۲ اینچ، افت فشار موضعی نسبتاً یکنواخت بوده و فقط در نمونه شماره ۵ (تولید فلاخ دشت بوجن) نسبتاً زیاد می‌باشد.

شیرخودکار مورد آزمایش، مقدار افت فشار در هر یک از دبی‌ها، در شش نمونه نسبتاً یکنواخت می‌باشد. تمام شیرهای خودکار با اندازه ۱/۵ اینچ نیز از جنس پلیمر بوده اما مقدار افت فشار موضعی برخی از کارخانه‌های تولیدکننده قابل توجه می‌باشد. در دسته ۱/۵ اینچ، نمونه شیرخودکار ۷ و ۸ (محصول پایا بسپار آریا)، دارای حداقل افت فشار موضعی بوده و نمونه‌های شیرخودکار ۱۱ و ۱۲ (محصول نوآوران ۲۰۰۰) نیز بعد از حداقل افت موضعی در گروه ۱/۵ اینچ مربوط به نمونه شیرخودکار ۴ (محصول پارس خاور) و سپس ۵ و ۶ (محصول



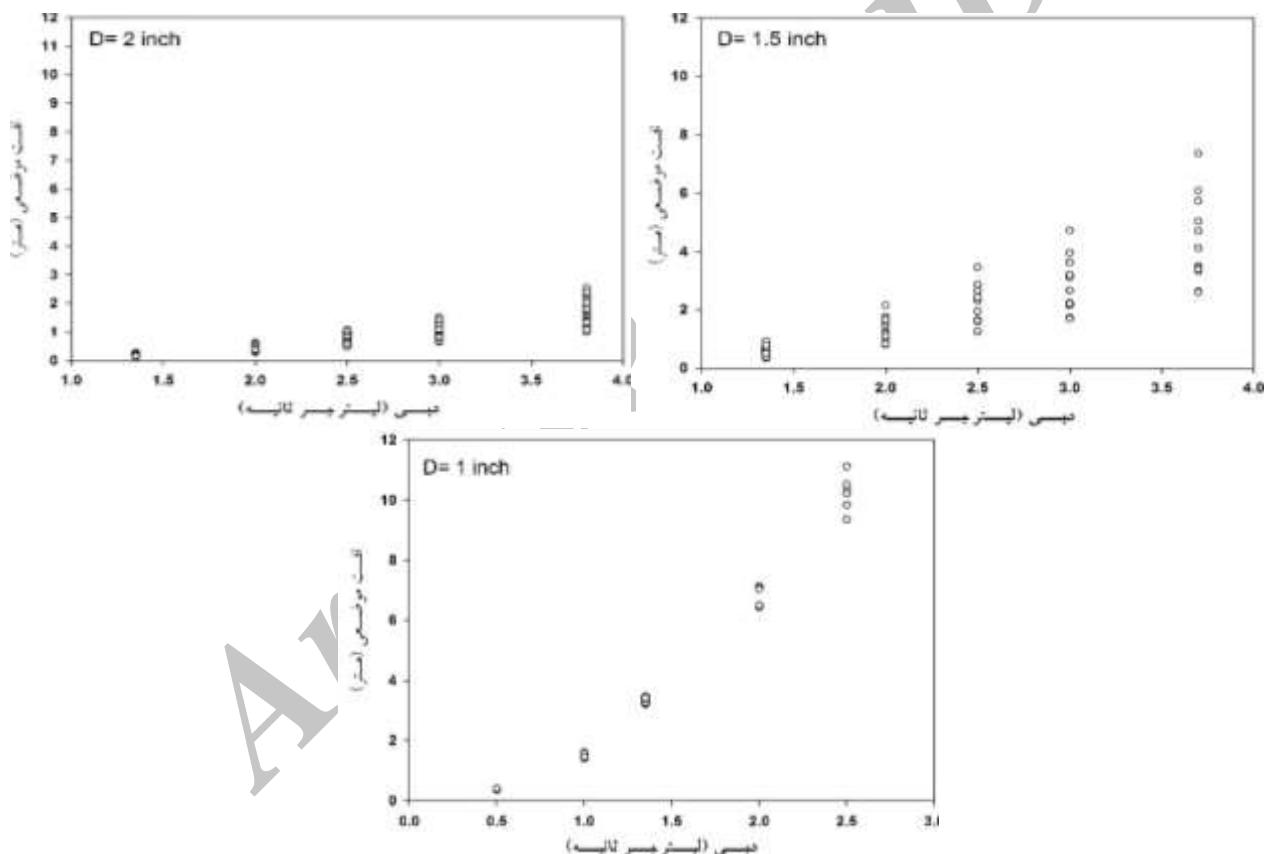
شکل ۳. مقادیر افت فشار موضعی به تفکیک اندازه شیرخودکار در شیرهای خودکار پلیمری تحت دبی‌های مختلف آزمایش



شکل ۴. مقادیر افت فشار موضعی به تفکیک قطر در شیرهای خودکار چدنی و آلومینیمی تحت دبی‌های مختلف آزمایش

شیرهای خودکار ۱/۵ اینچ، در دبی عبوری ۳ لیتر بر ثانیه، افت فشار موضعی با توجه به جنس و نوع کارخانه از ۱/۷۲ تا ۴/۷۲ متر متغیر می‌باشد. در این شیرهای خودکار افت فشار موضعی در دبی ۲ لیتر بر ثانیه از ۰/۷۹ تا ۰/۱۴ و در دبی ۲/۵ لیتر بر ثانیه از ۱/۲۱ تا ۳/۴۳ متر متغیر می‌باشد. در شبکه‌های آبیاری تحت‌فشار، شیرهای خودکار ۱/۵ اینچ تا دبی ۲/۵ لیتر بر ثانیه کاربرد داشته و نتایج آزمایش نشان‌دهنده افت فشار قابل ملاحظه در آنها می‌باشد. مقادیر دامنه تغییرات افت فشار موضعی به تفکیک قطر شیرخودکار و دبی، در جدول (۳) ارائه گردیده است.

دامنه تغییرات افت موضعی برای شیرهای خودکار ۲، ۱/۵ و ۱ اینچ و تحت دبی‌های مختلف مورد آزمایش و بدون در نظر گرفتن جنس شیرخودکار، در شکل (۵) ارائه شده است. با توجه به این شکل ملاحظه می‌گردد که در یک شیرخودکار با اندازه و دبی مشخص و صرف‌نظر از جنس آن، افت فشار موضعی در یک دامنه‌ای متغیر می‌باشد. این اختلاف عمده‌ای ناشی از کیفیت ساخت شیرخودکار می‌باشد. هر اندازه مقدار دبی عبوری از شیرخودکار بیشتر باشد، بار سرعت ($V^2/2g$) بزرگتر بوده و به طبع آن دامنه تغییرات افت فشار موضعی بیشتر می‌باشد. به عبارت دیگر اثر کیفیت پایین شیرخودکار بر مقدار افت موضعی در دبی‌های بالا، بیشتر می‌باشد. مطابق شکل (۵)، برای



شکل ۵. مقایسه و تغییرات افت فشار موضعی شیرهای خودکار مختلف در دبی‌های مختلف و صرف‌نظر از جنس آنها

جدول ۳. دامنه تغییرات افت فشار موضعی شیرهای خودکار در دبی‌های مختلف (بر حسب متر)

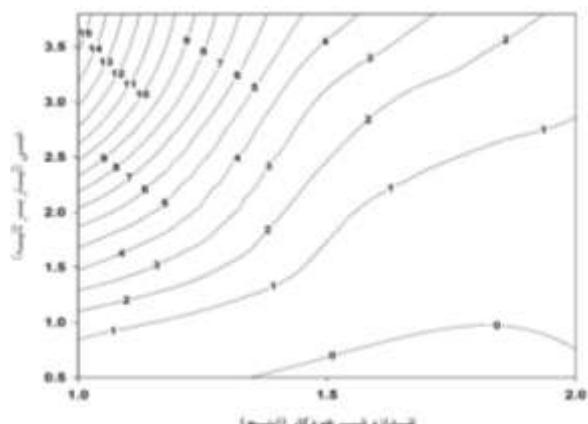
قطر شیرخودکار (اینچ)										دبی (لیتر بر ثانیه)
۳/۸	۳/۷	۳	۲/۵	۲	۱/۳۵	۱	۰/۵	۰/۴	۲	
۰/۹۹-۲/۳۳	-	-۱/۴۰	۰/۴۷-۱/۰۱	-۰/۶۰	-۰/۲۷	-	-	-	۲	۰/۹۹-۲/۳۳
		۰/۶۴		۰/۲۹	۰/۱۲					۰/۶۴
-	-۷/۳۵۱	-۴/۷۲	۱/۲۱-۳/۴۳	-۲/۱۴	-۰/۹۲	-	-	-	۱/۵	۰/۶۴
۲/۵۹	۱/۷۲			۰/۷۹	۰/۳۴					۰/۷۹
-	-	-	-۱/۱۲	-۷/۱۲	-۳/۴۷	-۱/۶۰	۰/۳۶-۰/۴	۱	۰/۱۲	۰/۱۲
			۹/۳۶	۶/۴۳	۳/۲۱	۱/۴۱				۹/۳۶

افت موضعی متوسط شیرهای خودکار $1/5$ اینچ در دبی‌های میانی: $2, 2/5$ و 3 لیتر بر ثانیه به ترتیب $1/32, 1/89$ و $2/78$ متر و در دبی‌های حداقل و حداکثر به ترتیب $0/6$ و $4/31$ متر به دست آمد که لازم است در طراحی سامانه‌های آبیاری بارانی مدنظر قرار گیرد. متوسط افت شیرهای خودکار 2 اینچ در دبی‌های حداقل و حداکثر $1/35$ و $3/7$ لیتر بر ثانیه به ترتیب $0/21$ و $0/76$ متر و در دبی‌های میانی: $2, 2/5$ و 3 لیتر بر ثانیه به ترتیب $0/48, 0/79$ و $1/08$ متر به دست آمد. نتایج اندازه-گیری شده نشان می‌دهد که در اثر افزایش دبی، افت شیرهای خودکار 2 اینچ قابل ملاحظه نبوده و در دبی حداکثر حدود $1/76$ متر خواهد بود که به نسبت دبی حداکثر اندازه‌های 1 و $1/5$ اینچ، کمتر است.

بهمنظور بررسی آماری افت فشار موضعی در اندازه‌های مختلف (صرف‌نظر از جنس و کارخانه سازنده)، مقادیر حداقل، حداکثر، متوسط و انحراف از استاندارد افت برای هر قطر و دبی عبوری، در جدول (۴) ارائه شده است. مطابق این جدول، متوسط افت شیرهای خودکار 1 اینچ در دبی 1 و $1/35$ لیتر بر ثانیه به ترتیب $1/53$ و $3/32$ متر می‌باشد. افت فشار موضعی شیرهای خودکار 1 اینچ در دبی 2 و $2/5$ لیتر بر ثانیه به ترتیب $6/77$ و $10/23$ متر به دست آمد که باعث افت فشار شدید در آپاچ می‌گردد. مطابق نتایج، کاربرد شیرهای خودکار 1 اینچ در دامنه دبی $0/5$ تا 1 لیتر بر ثانیه، به دلیل افت فشار کم مناسب می‌باشد. استفاده از شیرهای خودکار 1 اینچ در دبی‌های بیشتر از 1 لیتر بر ثانیه، افت فشار زیادی داشته و مناسب نمی‌باشد.

جدول ۴. مقادیر افت فشار موضعی حداقل، حداکثر، متوسط و انحراف از استاندارد اندازه‌های مختلف شیرخودکار (صرف‌نظر از جنس و کارخانه) (بر حسب متر)

پارامتر افت فشار					
شیرخودکار ۱ اینچ					
دبی تحت آزمایش (لیتر بر ثانیه)	۲/۵	۲	۱/۳۵	۱	۰/۵
۱۱/۱۲	۷/۱۲	۳/۴۷	۱/۶۰	۰/۴	حداکثر
۹/۳۶	۶/۴۳	۳/۲۱	۱/۴۱	۰/۳۶	حداقل
۱۰/۲۳	۶/۷۷	۳/۳۲	۱/۵۳	۰/۴۶	متوسط
۰/۶۰	۰/۳۳	۰/۱۱	۰/۰۸	۰/۰۱	انحراف معیار
پارامتر افت فشار					
شیرخودکار ۱/۵ اینچ					
دبی تحت آزمایش (لیتر بر ثانیه)	۳/۷	۳	۲/۵	۲	۱/۳۵
۷/۲۵	۴/۷۲	۳/۴۵	۲/۱۵	.۹۲	حداکثر
۲/۶	۱/۸۹	۱/۲۵	۰/۷۹	۰/۳۴	حداقل
۴/۳۱	۲/۷۸	۱/۸۹	۱/۳۲	۰/۶۰	متوسط
۱/۴۸	۰/۹۵	۰/۶۸	۰/۴۰	۰/۱۷	انحراف معیار
پارامتر افت فشار					
شیرخودکار ۲ اینچ					
دبی تحت آزمایش (لیتر بر ثانیه)	۳/۸	۳	۲/۵	۲	۱/۳۵
۲/۵۴	۱/۵۱	۱/۰۷	۰/۶۰	۰/۲۸	حداکثر
۰/۹۹	۰/۶۴	۰/۴۷	۰/۳۸	۰/۱۲	حداقل
۱/۷۶	۱/۰۸	۰/۷۹	۰/۴۸	۰/۲۱	متوسط
۰/۳۷	۰/۲۲	۰/۱۶	۰/۱۰	۰/۰۴	انحراف معیار



شکل ۶. منحنی‌های تراز افت فشار موضعی نسبت به متغیرهای دبی و اندازه شیرخودکار

با توجه به اینکه افت فشار موضعی شیرخودکار (صرف‌نظر از جنس آن)، تابعی از دبی جریان عبوری و قطر شیرخودکار می‌باشد، لذا برای بررسی بهتر اثرات متقابل افت فشار موضعی و اندازه شیرخودکار، منحنی‌های تراز افت فشار موضعی ترسیم و در شکل (۶) ارائه شده است. مطابق این شکل و بر اساس دبی طرح آپاچ، می‌توانیم قطر مناسبی برای شیرخودکار در نظر بگیریم بطوریکه حداقل افت فشار موضعی را داشته باشد. به طور کلی انتخاب شیرخودکار کوچکتر دارای هزینه کمتر است اما باعث افت فشار موضعی بیشتر می‌شود که لازم است در محاسبه TDH ایستگاه پمپاژ لحاظ گردد.

است. بالا بودن ضریب افت نشان‌دهنده افت قابل ملاحظه شیرخودکار می‌باشد. متوسط ضریب افت شیرهای خودکار ۲/۶۷ به دست آمد که نشان می‌دهد افت شیرهای خودکار جنس چدن تا حدی کمتر می‌باشد. متوسط ضریب افت شیرهای خودکار جنس پلیمری در اندازه‌های ۱، ۱/۵ و ۲ اینچ به ترتیب ۸/۰۴، ۹/۷۹ و ۷/۲۶ به دست آمد که نشان می‌دهد جنس پلیمر در اندازه‌های ۱ و ۱/۵ اینچ نسبت به ۲ اینچ دارای افت کمتری می‌باشند. به طور کلی متوسط ضرایب افت فشار در دامنه تغییرات کم قرار دارد. در محاسبات ضریب متوسط افت، ضرایب افت شیرخودکار ۲ اینچ (مربوط به کارخانه^(۴)) و ۲ اینچ (مربوط کارخانه^(۵)) لحاظ نگردید. ضریب افت فشار این دو نوع شیرخودکار نسبتاً زیاد به دست آمد و ممکن است که ناشی از خطای اندازه‌گیری باشد. ضریب افت موضعی با مقادیر ارائه شده در کاتالوگ شرکت‌های سازنده مورد مقایسه قرار گرفت. ضریب افت موضعی شیرهای خودکار پلیمری ۱/۵ و ۲ اینچ شرکت پایا بسپار آریا به ترتیب ۱۰/۴۴ و ۱۲/۷۱ در کاتالوگ آن گزارش شده است. در این مطالعه مقادیر متوسط ضریب افت موضعی این دو شیرخودکار (مطابق جدول^(۶)، به ترتیب ۱۱/۴۸ و ۱۲/۳۹ به دست آمد. این نتایج حاکی از تائید نتایج اندازه‌گیری شده بر اساس اطلاعات کاتالوگ کارخانه می‌باشد. بر اساس استانداردها و ضوابط آبیاری تحت‌فشار، ضریب افت فشار شیرهای خودکار ۱ تا ۲ اینچ در دامنه ۲ تا ۲/۲ توصیه شده است (WRM CO., No. 286). این مطالعه نشان می‌دهد که ضریب افت فشار واقعی بزرگتر از مقادیر پیشنهادشده در ضوابط آبیاری تحت‌فشار بوده که یکی از دلایل آن را می‌توان به کاهش کیفیت ساخت شیرهای خودکار در کارخانه نسبت داد.

برای بررسی بیشتر افت فشار، از هر اندازه و جنس، چند عدد از شیرهای خودکاری که دارای افت فشار موضعی بیشتر و کمتری بودند، انتخاب و با برش، ساختار داخلی آنها مورد بررسی قرار گرفت. پس از تجزیه و تحلیل، جایجایی و تعویض برخی از اجزاء متحرک شیرهای خودکار، نتایج نهایی به این شرح حاصل گردید: اگر سطح مقطع دریچه داخلی شیرخودکار را با A و جمع سطح مقطع پایه‌های سوپاپ را با A' نمایش دهیم، تفاضل این دو مقدار همان سطح مقطع واقعی شیرخودکار می‌باشد. آب از رایز وارد شیرخودکار شده و از اطراف واشر سوپاپ (اورینگ) وارد دریچه داخلی شیرخودکار شده و به درون پایه آپیش منتقل می‌شود. نتایج تحقیقات نشان می‌دهد که عامل اصلی ایجاد افت فشار موضعی در شیرهای خودکار مربوط به همین تنگ‌شدگی مقطع جریان می‌باشد که

نتایج به دست آمده از این مطالعه با مقادیر افت فشار شیرخودکار پلیمری ۱/۵ اینچ که توسط شرکت پایا بسپار آریا آزمایش گردیده بود، مقایسه گردید. برای این شیرخودکار، مقادیر افت ارائه شده توسط کارخانه در دبی‌های ۱/۵، ۲، ۲/۵ و ۳ لیتر بر ثانیه به ترتیب ۱/۱، ۱/۸، ۲/۳ و ۲/۷ متر گزارش گردیده که در این مطالعه در دبی‌های فوق به ترتیب ۱/۰۵، ۱/۹۱، ۳/۰۲ و ۴/۳۲ متر اندازه‌گیری شد. برای شیرخودکار پلیمری ۲ اینچ شرکت پایا بسپار آریا، افت فشار در دبی‌های ۲، ۳ و ۵ لیتر بر ثانیه به ترتیب ۰/۸، ۱/۵ و ۳/۷ متر توسط کارخانه ارائه شده است. در این دبی‌ها مقادیر افت فشار در این مطالعه ۰/۶۲، ۱/۴۵ و ۴/۱۲ متر اندازه‌گیری شد. در جدول^(۵)، مقادیر افت فشار ارائه شده در کاتالوگ شرکت پایا بسپار آریا و مقادیر اندازه‌گیری شده در این مطالعه، برای شیرهای خودکار پلیمری ۱، ۱/۵ و ۲ اینچ ارائه شده‌اند. مقادیر افت اندازه‌گیری شده در دبی‌های کم با مقادیر ارائه شده توسط کارخانه سازنده هم خوانی داشته ولی در دبی‌های زیاد، مقادیر اندازه‌گیری شده نسبت به مقادیر ارائه شده در کاتالوگ، بزرگتر می‌باشد.

جدول ۵. مقایسه مقادیر افت فشار ارائه شده در کاتالوگ شرکت پایا بسپار آریا با مقادیر اندازه‌گیری شده در آزمایشگاه

قطربروش برآورده (لیتر بر ثانیه) (اینج)	دبی (لیتر) ۵ ۴ ۳ ۲			
	کاتالوگ شرکت اندازه‌گیری آزمایشگاهی	کاتالوگ شرکت اندازه‌گیری آزمایشگاهی	کاتالوگ شرکت اندازه‌گیری آزمایشگاهی	کاتالوگ شرکت اندازه‌گیری آزمایشگاهی
۲	۰/۸	۱/۵	۲/۴	۲/۷
۱/۵	۰/۶۲	۱/۴۵	۲/۶۱	۴/۱۲
۳	۱/۵	۲	۲/۵	۲/۷
۱/۰۵	۱/۱	۱/۸	۲/۳	۲/۷
۱/۹۱	۰/۱۰۵	۰/۱۴۵	۱/۹۱	۳/۰۲
۴/۳۲	۰/۳۶	۱/۳۵	۱	۱/۳۵
۰/۳۸	۰/۳۸	۱/۵۹	۳/۳۰	۶/۷۹
۱	۰/۳۶	۱/۳۵	۲/۷	۴/۸

ضریب افت بار موضعی

مطابق رابطه ۱، ضریب افت فشار موضعی (K) برای تمام شیرهای خودکار مورد ارزیابی، محاسبه گردید. این ضرایب از نسبت افت فشار موضعی شیرخودکار به بار سرعت ($v^2/2g$) به دست آمد. در عمل و به خاطر عدم لحاظ جریان عبوری از شیرخودکار، عمدهاً ضریب افت فشار محاسبه و مبنای محاسبات افت فشار قرار می‌گیرد (Sharp *et al.*, 2010). مقادیر متوسط ضریب افت موضعی شیرهای خودکار در جدول^(۶) ارائه شده

افزایش افت فشار موضعی موثر است. فر براید طوری عمل نماید که حرکت رفت و برگشت سوپاپ به راحتی انجام شود. یعنی نه آنقدر سفت باشد که شیرخوارکار کاملاً باز نگردد و نه آنقدر نرم باشد که اورینگ (واشر) نتواند نشت آب را کنترل نماید. در صورت عدم باز شدن کامل شیرخوارکار، سطح مقطع واقعی کاهش یافته و افت فشار موضعی افزایش می‌یابد. اورینگ بکار رفته باید متناسب با اندازه سوپاپ باشد و موقع رفت و برگشت سوپاپ، اورینگ از شیار خود جابجا نشده و بیرون نیاید، در غیر اینصورت باعث مسدود شدن جریان و افزایش افت فشار موضعی می‌گردد.

باعث تغییرات سرعت، تلاطم و اصطکاک و در نتیجه ایجاد افت فشار موضعی می‌گردد (Yasmina and Rachid, 2015). در این مطالعه مشخص شد که آن دسته از شیرهای خودکار که سطح مقطع واقعی آنها بیشتر بود، به مراتب افت فشار موضعی آنها نیز کمتر بود. لذا ضروری است این موضوع به صورت ویژه مورد توجه کارخانه‌های سازنده شیرهای خودکار قرار گیرد. طول سوپاپ نیز با افت فشار موضعی رابطه مستقیم دارد. چنانچه طول قسمتی از سوپاپ که در هنگام باز شدن شیرخوارکار به جلو حرکت می‌کند، بیش از فاصله بین رزووه تا دریچه داخلی باشد، به محض حرکت به جلو به داخل رایزر راه یافته و باعث افزایش افت فشار موضعی می‌گردد. فر بکار رفته در سوپاپ نیز در کاهش یا

جدول ۶. ضریب افت موضعی (K) در شیرهای خودکار مورد مطالعه به تفکیک جنس و قطر شیرخوارکار

نام کارخانه سازنده	شماره کارخانه	آلومنیومی	پلیمری	اینج ۲	چدنی ۲
صنعت سبزغرب	۱	۸/۸۷	۸/۱	۶/۱۱	۷/۱۹
نوآوران ۲۰۰۰	۲	-	-	۹/۴۳	۱۰/۴۷
آب آرا	۳	-	۸/۱۷	۴/۶۳	۸/۲۶
آبسان گسترسپاهان	۴	-	-	-	-
آبیاران دشت	۵	۶/۶	-	-	۷/۷۸
آبیاران دشت (نوع دوم)	۵	۸/۲۷	-	-	-
الوند مکش	۶	۱۱/۸۳	۷/۷۹	۱۰/۵۳	۱۰/۵۳
پایابسپار آریا	۷	۱۰/۱۸	۷/۸۶	۱۱/۴۸	۱۲/۳۹
تک شیر	۸	۱۱/۹۱	-	-	۹/۶
گدازان	۹	۶/۵۵	-	-	-
پرنده باران پارس	۱۰	۱۰/۶۵	-	۶/۴۳	۱۰/۹۹
تکنوزاله	۱۱	۱۰/۰۶	-	-	-
فلاح دشت بروجن	۱۲	-	-	-	-
فلاح دشت بروجن (نوع دوم)	۱۲	-	-	-	-
پارس خاور	۱۳	-	۳/۴	-	-
تکنو بارش	۱۴	-	۸/۸۱	-	۱۱/۲۵
آبشارگستران چهارمحال	۱۵	-	-	-	۹/۴۸
متوسط	۹/۴۳	۸/۰۴	۷/۲۶	۹/۷۹	۸/۶۷

می‌شود؛ در حالی که نتایج این مطالعه نشان داد که افت فشار موضعی شیرهای خودکار به ویژه در دبی‌های بیش از حد مجاز، قابل ملاحظه می‌باشد. نتایج نشان داد که اختلاف قابل توجه در میزان افت فشار شیرهای خودکار مشابه وجود دارد و این اختلاف عمدها ناشی از کیفیت ساخت می‌باشد. متوسط ضریب افت موضعی شیرهای خودکار ۲ اینچ در دامنه دبی ۲ تا ۳ لیتر بر

نتیجه‌گیری و پیشنهادها

شیرهای خودکار ۱ اینچ در دامنه دبی ۰/۵ تا ۰/۸ لیتر بر ثانیه، ۱/۵ اینچ در دامنه دبی ۰/۸ تا ۲ لیتر بر ثانیه و ۲ اینچ در دامنه ۲ تا ۳ لیتر بر ثانیه کاربرد دارد. در طرح سامانه‌های آبیاری بارانی کلاسیک، معمولاً از افت فشار موضعی مربوط به شیرخوارکار صرف نظر و یا مقدار کمی برای آن در نظر گرفته

استفاده کنند. همچنین لازم است که اندازه اورینگ با شیار سوپاپ مناسب باشد و از بکار بردن واشرهای ناهمگن در شیار سوپاپ‌ها خودداری شود. به علاوه فاصله رزو شیرخودکار با دریچه داخلی باید طوری طراحی گردد که حتی الامکان هنگام باز شدن شیرخودکار، سوپاپ کمتر به داخل رایز وارد شود و افت فشار ایجاد کند. پیشنهاد می‌گردد که بین کاهش هزینه (به خاطر انتخاب شیرخودکار کوچک) و افزایش فشار ایستگاه پمپاژ و به تبع آن افزایش هزینه انرژی، تحلیل اقتصادی انجام گردد و گزینه مناسب انتخاب شود. ولی به طور کلی از یک طرف به خاطر اختلاف قیمت کم در اندازه‌های مختلف شیرخودکار و از طرف دیگر به خاطر افزایش هزینه‌ها و تعرفه‌های برق و نیز افزایش احتمالی تعرفه‌های انرژی در بخش کشاورزی در آینده، گزینه انتخاب شیرخودکار بزرگ‌تر به صرفه می‌باشد.

ثانیه، ۹/۹۲؛ شیرهای خودکار ۱/۵ اینچ در دامنه دبی ۰/۸ تا ۰/۵ لیتر بر ثانیه، ۸/۳۸ و شیرهای خودکار ۱ اینچ در دامنه دبی ۰/۵ تا ۰/۸ لیتر بر ثانیه برابر ۷/۶۶ به دست آمد. مطابق کاتالوگ شرکت پایابسپار آریا، متوسط ضریب افت شیرهای خودکار ۲ و ۱/۵ اینچ پلیمری در دامنه دبی منطقی فوق الذکر به ترتیب ۹/۳۹ و ۱۲/۲۰ می‌باشد. مقادیر اندازه‌گیری شده تا حدی به مقادیر ذکر شده در کاتالوگ نزدیک هستند اما با مقادیر استاندارد و ضوابط آبیاری تحت‌فشار، فاصله قابل توجه دارند. طبق ضوابط آبیاری تحت‌فشار، ضریب افت فشار شیرهای خودکار ۱ تا ۲ اینچ در دامنه ۲ تا ۲/۲ توصیه و پیشنهاد شده است. نتایج این مطالعه نشان داد که افت فشار موضعی شیرهای خودکار می‌تواند یکی از عوامل مهم در پایین بودن فشار آبپاش باشد. جهت کاهش افت فشار شیرخودکار، کارخانجات سازنده بایستی از فنرها با خاصیت ارجاعی خوب در سوپاپ‌ها

REFERENCES

- Aghaie-Rad, A., and Rahbar, A. (2002). Pressurized irrigation equipment's standard. *IRNCID: Iranian National Committee on Irrigation and Drainage*, No. 68, 223 P.
- Douglas, J.F., Gasoriek, J.M., Swaffield, J., and Jack, L. (2006). Fluid Mechanics. Prentice Hall, 5th edition. 992 P.
- Ebrahimi, H. (2006). Analysis and evaluation of simplified irrigation systems in Khorasan. *Journal of Agriculture Sciences*, 12(3), 577-589.
- Ghomshi, M., and Emamgholi-Zadeh, S. (2008). Hydraulic fluid mechanics and simple language. 1th edition, University of Shahid Chamran.
- Haque, F.M., Haider, F., Rahman, A., and Islam, Q. (2010). Study of different types of valves & determination of minor head loss for various openings of locally available plastic valve. *Proceedings of the 13th Asian congress of fluid mechanics, Dhaka, Bangladesh*, 605-608.
- Howell, T.A., and Barinas, F. A. (1980). Pressure losses across trickle irrigation fittings and emitters. *Trans. ASAE*, 23(4), 928-933.
- Iran Water Resources Management Company. (2005). Design criteria for pressurized irrigation systems. *Office of standard and technical criteria*, No. 268, 240 P.
- Keller, J., and Bliesner, R.D. (2000). Sprinkle and trickle irrigation, 2th edition, Caldwell, NJ: Blackburn press. 652 P.
- Liaghat, A.M., Mokari Ghahroodi, E., Noory, H., and Sotoudenia, A. (2015). Evaluation of Qazvin plain irrigation systems through an assessment of classical vs neoclassical irrigation efficiencies. *Iranian Journal Soil and Water Research*, 46 (2), 341-353.
- Majd-Salimi, K., Salvatian, S.B., and Amiri, E. (2015). Technical evaluation of sprinkler irrigation systems which were implemented in tea fields of the Guilan Province. *Journal of Water and Soil*, 29 (2), 336-349.
- Munson, B.R., Rothmayer, A.P., Okiishi, T.H., and Huebsch, W.W. (2012). Fundamentals of fluid mechanics. 7th edition, John Wiley and Sons. 747 P.
- Provenzano, G., and Pumo, D. (2004). Experimental analysis of local pressure losses for micro irrigation laterals. *Journal of Irrigation and Drainage Engineering*, 130(4), 318-324.
- Rezvani, S.M., and Jafari, A.M. (2005). Evaluate the performance of sprinkler irrigation systems implemented in potato fields managed by farmers in Hamedan province. *Proceedings of the technical workshop sprinkler*, AERI, Karaj, Iran.
- Salvador, G.P., Sanchis, L.H., Altozano, P.G., and Valverde, J.A. (2006). Real local losses estimation for on-line emitters using empirical and numerical procedures. *Irrigation and Drainage Engineering*, 132 (6), 522-530.
- Sharp, Z.B., Johnson, M.C., Barfuss, S.L., and Rahmeyer, W.J. (2010). Energy losses in cross junctions. *Journal of Irrigation and Drainage Engineering*, 136 (1), 50-55.
- Serre, M., Odgaard, A.J., and Elder, R.A. (1994). Energy loss at combining pipe junctions. *Journal of Hydraulic Engineering*, 120(7), 808-830.
- Yasmina, L., and Rachid, L. (2015). evaluation of energy losses in pipes. *American Journal of Mechanical Engineering*, 3(3), 32-37.