



جريانهای ناپایدار در لوله

(ضربہ قوچ)

مهندس حمیدرضا مرتهب مهندس فضل الله فرهادی

کارشناسان مهندسین مشاور طرح و تحقیقات آب و فاضلاب

۱- تعریف ضربہ قوچ:

در اثر عوامل مختلف از قبیل قطع جریان برق و از کارافتادن ناگهانی پمپها و یا بازویسته کردن سریع شیرهای قطع و وصل، فشار داخلی لوله به طور ناگهانی افزایش می‌یابد. افزایش فشار به صورت موج رفت و برگشتی بین پایین دست و بالادست جریان حرکت کرده و در مسیر خود با ضربه‌زدن به تأسیسات و خطوط لوله باعث بروز ضایعاتی می‌گردد. اطلاع از شدت این ضربه و روش عملی جلوگیری از آن در جهت افزایش عمر تأسیسات مفید خواهد بود.

۲- علل پیدایش ضربہ قوچ:

به علل فوق الذکر و وصل و یا به هر علت دیگری که جریان در یک خط نوله به طور ناگهانی قطع گردد، در اثر تبدیل انرژی جنبشی به انرژی کشسانی فشار در نقطه قطع افزایش خواهد یافت و یک موج فشاری به سمت بالادست شروع به حرکت خواهد کرد.

این موج در نقطه شروع منعکس خواهد شد و مابین ابتداء و انتهای مسیر به حرکت رفت و برگشتی خود ادامه خواهد داد و

مقدمه:

یکی از مهمترین پدیده‌های هیدرولیکی که در لوله‌ها و مجاری سر پوشیده و تحت فشار سیال ممکن است حادث گردد و باعث ایجاد فشارهای زیاد، سروصدای کاویتاسیون شود ضربه قوچ می‌باشد.

این پدیده در اثر عوامل مختلفی پدیدار می‌شود که باعث اثرات سوء ببروی مجاری و لوله‌ها و تونلهای انتقال مایع و همچنین پمپها و بطورکلی ماشین آلات مربوط به انتقال سیالات می‌گردد. ضربه قوچ می‌تواند فشاری معادل دهها برابر فشار عادی در مجرای ایجاد کند که گاهی منجر به شکستن مجرای ایجاد خسارات زیاد مالی و جانی می‌شود. با توجه به اهمیتی که این پدیده در کاربرد شبکه‌های لوله‌کشی و ایستگاههای پمپاز دارد و همچنین به منظور یافتن علل ایجاد این پدیده و روش‌های جلوگیری از آن، در این مقاله موضوع ضربه قوچ مورد بررسی واقع شده است.

می باشد. در حالت ایده‌آل حرکت موجهای فشار در طول لوله به طرف مخزن و سپس به طرف شیر تا پی‌نهایت ادامه پیدا می کند و فشار مایع داخل لوله مرتب کاهش و افزایش پیدا می کند. در صورتی که سرعت موج فشاری را با a نشان دهیم می توان نشان داد که این سرعت بستگی به مدول الاستیستیه مایع و لوله و دانسیته مایع، قطر لوله و ضخامت لوله دارد و از رابطه زیر بدست می آید:

$$a = \sqrt{\frac{Kg/\gamma}{(1+K/\epsilon)D/\epsilon}}$$

که در آن

K = مدول الاستیستیه سیال جاری (pa) که برای آب این مقدار برابر 10^9 pa است

ϵ = مدول الاستیستیه لوله (pa)
 D = قطر لوله (m)

e = ضخامت جداره لوله (m)

لذا زمان حرکت یک موج ضربه‌ای از نقطه N به نقطه M بازگشت آن از M به N برابر است با:

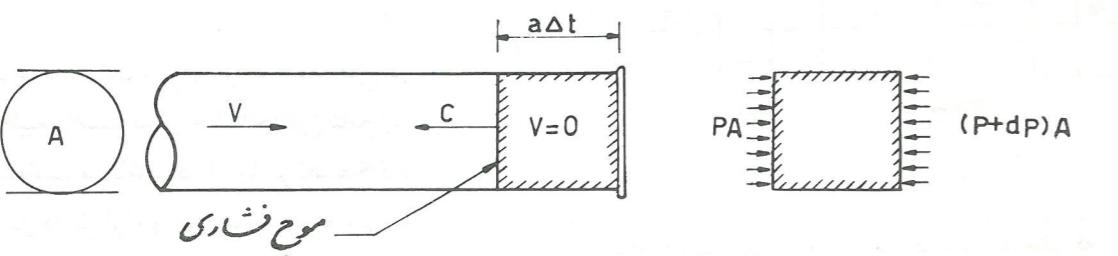
$$T_r = \frac{2l}{a}$$

که در آن l = طول لوله، T_r = زمان رفت و برگشت موج فشاری در طول لوله است.

شکل ۱-۵) منحنی تغییرات فشار مایع را در سه نقطه مختلف بر حسب زمان نشان می دهد. پریود نوسانات موج فشار در هر نقطه T_p با توجه به این شکل برابر است با

$$T_p = \frac{4l}{a}$$

مقدار افزایش یا کاهش فشار مایع در اثر ضربه قوچ را می توان بطور مقدماتی از طریق بررسی المان سیال در طول لوله بدست آورد.

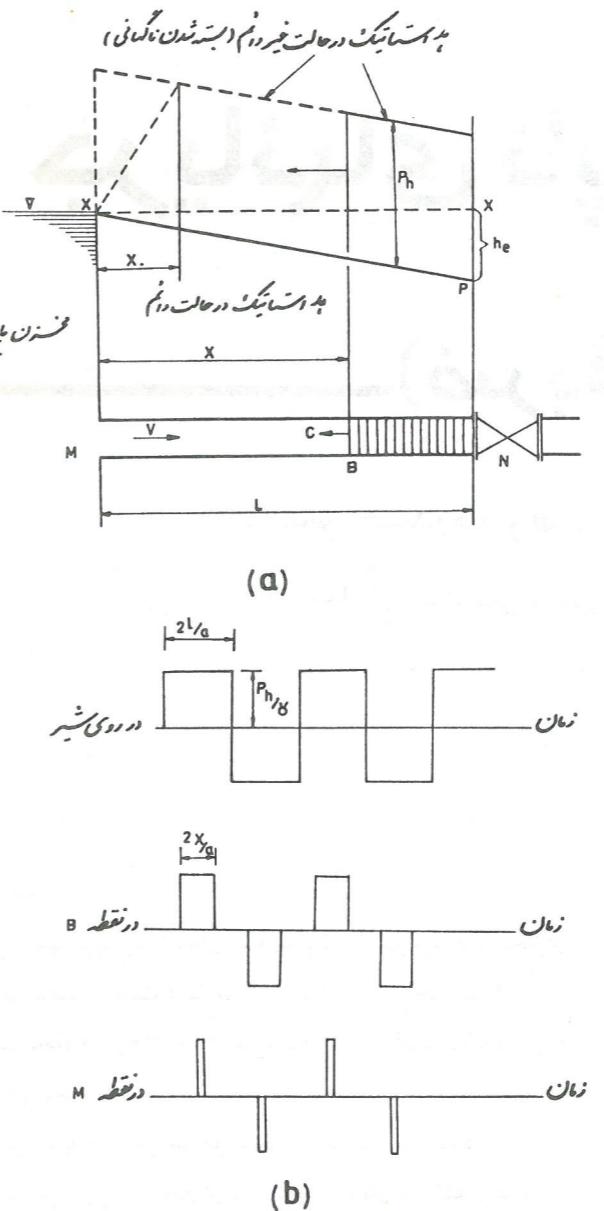


شکل ۲- بررسی شماتیک ضربه قوچ در لوله

همچنین در اثر افزایش فشار مایع و اعمال نیرو به دیواره، قطر دیواره نیز اندکی افزایش می‌یابد.

وقتی موج فشاری به انتهای لوله (نقطه M) رسید، تمام مایع داخل لوله ساکن شده ولی فشار سیال داخل لوله بیشتر از حد معمول است. شکل ۱-۶) فشار مایع داخل لوله را در دو حالت قبل از بسته شدن و در حالت سکون سیال نشان می‌دهد. بعلت اینکه فشار مایع داخل لوله در نقطه M بیشتر از فشار سکون مایع بالای نقطه M در مخزن است، حالت مایع در لوله پایدار نمی‌باشد و این تغییر فشار باعث حرکت ذرات مایع داخل لوله در نزدیکی نقطه M بطریق مخزن می‌گردد. لذا یک موج فشاری دیگر به طرف داخل لوله شروع به حرکت می‌نماید. در لحظه‌ای که این موج به نقطه‌ای مثل B در داخل لوله رسید، مایع داخل لوله در قسمت MB منبسط شده و بطریق مخزن حرکت کرده و فشار آن با ارتفاع آب داخل مخزن در حالت تعادل می‌باشد. در حالی که مایع داخل لوله در قسمت BN ساکن بوده و فشاری بالاتر از فشار مایع در قسمت دیگر دارد. وقتی موج به نقطه N بررسد کلیه ذرات مایع در داخل لوله به سمت مخزن در حال حرکت می‌باشد. ولی ذرات مایع در نزدیکی شیر نمی‌توانند حرکت به سمت مخزن را ادامه دهد لذا سرعت مایع در این حوالی دوباره به صفر می‌رسد و فشار آن بخاطر حرکت سیال مجاور، کاهش می‌یابد. در حالت ایده‌آل این کاهش فشار، درست برابر افزایش فشار مایع در حالت قبل است.

موج فشاری جدید که سبب کاهش فشار می‌شود به سمت مخزن برمی‌گردد و در هر جا که بررسد سرعت مایع را به صفر رسانده و فشارش را کاهش می‌دهد. این عمل همچنان ادامه



شکل ۱-۶) منبع، لوله و شیر همراه با تغییر فشار در دو حالت (b) تغییرات فشار در اثر ضربه قوچ در سه نقطه مختلف لوله.

به علت وجود اصطکاک در لوله و در حین حرکت مستهلک گردیده و بالاخره فشار در تمامی خط لوله مساوی با هد مخزن خواهد شد و جریان کاملاً متوقف می‌شود. بطورکلی هم باز کردن و هم بستن شیر باعث ایجاد امواج فشاری می‌شود و این امواج فشاری به نوع و نحوه باز و بسته شدن شیر و مشخصات هیدرولیکی سیال و خواص الاستیکی لوله و سیال بستگی دارند. در پاره‌ای موارد به هنگام بستن چند درصد آخر شیر، فشارهایی بسیار بالا یا پایین در دو طرف شیر پدید می‌آید که به ترتیب فشارهای بالا موجب صدمه زدن به خطوط لوله و تأسیسات و فشارهای پایین سبب ایجاد کاویتاسیون و پدیده جدایی ستون مایع (column separation) می‌شود.

۳- تئوری و محاسبات مربوط به ضربه قوچ:

جهت بررسی فیزیکی ضربه قوچ ۳ حالت زیر را مورد بررسی قرار می‌دهیم: بسته شدن ناگهانی و آنی (زمان بسته شدن صفر است)، بسته شدن سریع شیر (زمان بسته شدن کوتاه است)، بسته شدن آهسته شیر. هر چند از نظر فیزیکی بسته شدن ناگهانی و آنی شیر امکان‌پذیر نیست، بررسی چنین حالتی می‌تواند بطور مقدماتی به فهم مسئله کمک نماید (شکل ۱)

شکل ۱(a) را در نظر بگیرید در این شکل یک لوله افقی نسبتاً طولانی به مخزن آبی متصل است. یک شیر در انتهای لوله تعییه شده است. ابتدا شیر باز بوده و جریان بطور دائم از لوله خارج می‌شود در لحظه صفر شیر را بطور ناگهانی می‌بندیم. پس از بسته شدن شیر ذرات مایع داخل لوله در نزدیکی شیر متوقف و توسط بقیه مایع موجود در داخل لوله فشرده می‌گردد. سپس ذرات مایع که در نزدیکی قسمت ساکن شده می‌باشد، متراکم و ساکن می‌گردد و این عمل ادامه پیدا می‌کند. اختلاف فشار بین دو طرف ساکن و متحرک سبب ایجاد یک موج فشاری (pressure wave) می‌گردد که با سرعت سیر صوت حرکت کرده، سیال را به سکون می‌رساند. شکل ۱-۶(b) زمانی را نشان میدهد که موج فشاری قسمتی از لوله را طی کرده و به طرف مخزن در حال حرکت است. مایع در سمت راست موج ساکن و دارای فشار زیاد و در سمت چپ متحرک و دارای فشار کم می‌باشد. مایع در سمت راست متراکم شده و همانند سیال قابل تراکم عمل می‌کند.

۱) استفاده از اینرسی پمپ:

اضافه نمودن ممان اینرسی قطعات گردندۀ پمپ و موتور محرک (به طور مثال به وسیله چرخ لنگر) باعث ادامه چرخش پمپ برای مدتی بعد از قطع جریان می‌گردد. لذا مانع کاهش سریع سرعت پمپ و در نتیجه افزایش فشار و ایجاد ضربه قوچ می‌گردد.

اثر اینرس چرخشی پمپ در حالتی که طول خط لوله کوتاه وارتفاع پمپ از نیز کم باشد قبل توجه است.

۲) استفاده از تانکهای موج گیر:

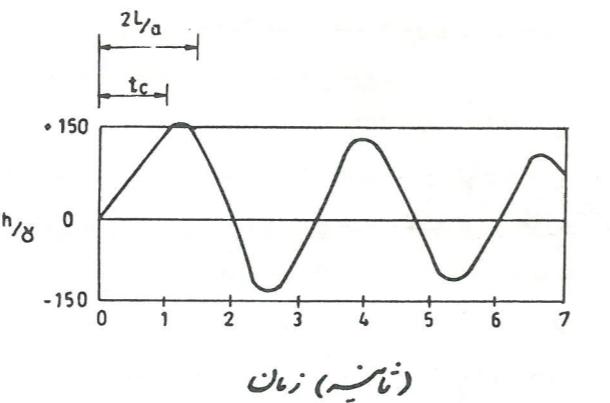
تانک موج گیر محافظه یا مخزنی روباز است که به خط لوله متصل شده و امواج فشاری را منعکس و مایع اضافی خط لوله را دریافت و کمبود آب خط لوله را به آن اضافه می‌نماید و دارای دو نوع زیر است:

- الف) مخزن ضربه‌گیر
- ب) مخزن تخلیه

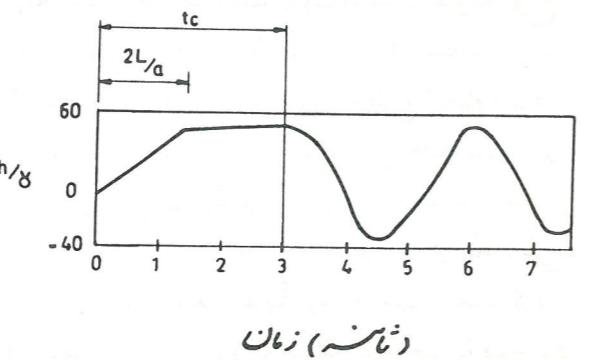
۳) استفاده از محفظه‌های هوای فشرده:

چنانچه پروفیل طولی خط لوله نسبت به خط شبیه هیدرولیکی به نحوی باشد که نتوان از مخزن ضربه‌گیر یا مخزن تخلیه استفاده نمود در این صورت محفظه‌های هوای فشرده کاربرد پیدا خواهد نمود. هنگام ایجاد امواج فشار منفی در خط لوله، آب با فشار از محفظه به داخل لوله وارد شده و از تشكیل ستون جداشده آب جلوگیری به عمل می‌آورد. در این

محفظه‌ها که در بخش بالائی آن با استفاده از کمپرسور، هوای فشرده تزریق می‌شود و این هوای فشرده موجب تخلیه آب از مخزن به داخل لوله می‌گردد، تغییرات سرعت حرکت آب در لوله به حداقل کاهش خواهد یافت و اثرات ناشی از ضربه قوچ کاسته می‌گردد. از مزایای این روش نسبت به استفاده از مخازن ضربه‌گیر: حجم کمتر، قرار گرفتن محفظه‌ها به موازات خط لوله و حذف هزینه فیلتراسیون و امکان قرار گیری آن در مجاور ایستگاه پمپ و از معایب آن ضرورت تأمین ماشین آلات مورد نیاز نظر کمپرسور هوا و وسائل اضافی که نیاز به مراقبت و تعمیر و نگهداری دائمی دارند را می‌توان نام برد.



شکل ۴- بسته شدن سریع شیر، نتایج یک آزمایش برای آزمایش برای $t_c = 1\text{ sec}$

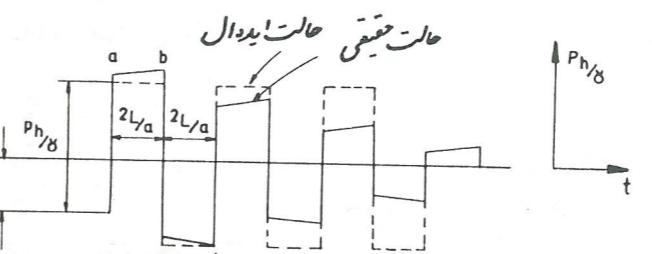


شکل ۵- بسته شدن آهسته شیر وقتی $t_c > t$ باشد، نتیجه یک آزمایش برای $t_c = 3^{\text{sec}}$

۴- راههای جلوگیری از پدیده ضربه قوچ:
روشهای مختلف کنترل ضربه قوچ معمولاً یک هدف را دنبال می‌کنند و آن کاهش فشارهای ناشی از ضربه قوچ تا حد مقاومت مجاز لوله و اتصالات خط لوله می‌باشد. در اغلب مواقع هدف از نصب تأسیسات کنترل ضربه قوچ تقلیل فشارهای کاهنده ناشی از توقف پمپها می‌باشد چه در صورت تقلیل این فشار، فشارهای فراینده، نیز خود بخود کاسته می‌شود و یا کاملاً حذف می‌گردد. معمول ترین روش کنترل فشار کاهنده، تغذیه آب به داخل لوله در لحظه کاهش فشار در لوله می‌باشد در مورد روشهای موجود ذیلاً توضیحاتی آورده شده است.

مدتی موج فشاری قدرتش به صفر رسیده، ناپدید می‌شود.
شکل ۳ اثر اصطکاک و متعادل شدن فشار مایع را نشان می‌دهد. در این شکل منحنی تغییرات فشار نقطه N بر حسب زمان رسم شده است. افزایش جزئی فشار بخار متعادل شدن سیال در حال سکون در لوله بوده و کاهش دامنه اوج فشار نسبت به زمان بخار م وجود اصطکاک می‌باشد.

شکل ۴ منحنی تغییرات فشار نقطه N را در حالت حقیقی و قطی زمان بسته شدن شیر کوتاه ولی بیشتر از صفر باشد (بسته شدن سریع) نشان می‌دهد. در این حالت زمان بسته شدن t_c کمتر از زمان یک رفت و برگشت موج، t_c می‌باشد. شکل منحنی فشار در فاصله زمانی $t_c < t < 2t_c$ بستگی به نحوه بسته شدن شیر دارد. مقدار ماکریم فشار در این حالت برابر با فشار ماکریم در حالتی است که شیر بطور ناگهانی بسته می‌شود. ولی در این حالت، است زمانی که فشار ماکریم است خیلی کمتر از حالت بسته شدن ناگهانی است. در صورتی که بسته شدن شیر آهسته صورت گیرد بطوریکه $t_c < t < 2t_c$ باشد، برای موج فشاری زمان کافی وجود ندارد که طول لوله را بطور کامل طی کرده و قبل از اینکه شیر کاملاً بسته شده باشد به نقطه اول خود بر می‌گردد. در این حالت فشار کمتر از فشار ماکریم در حالتی قبل می‌باشد. شکل ۵ منحنی فشار نقطه N را برای حالتی که شیر به آهستگی بسته می‌شود، نشان می‌دهد.



شکل ۳- منحنی تغییرات فشار در نزدیکی شیر برای حالتی که بسته شدن شیر ناگهانی است با درنظر گرفتن اثرات اصطکاک و متعادل شدن فشار

شکل ۲ لحظه‌ای (dt) پس از بسته شدن شیری که در انتهای یک لوله که به مخزن آبی متصل شده است را نشان می‌دهد. موج فشاری ایجاد شده با سرعت a به طرف چپ حرکت می‌کند. طول قسمتی از لوله که مایع در آن ساکن شده است برابر adt است. قانون دوم نیوتون را برای حجم معیاری که شامل مایع ساکن است می‌نویسیم:

$$Fdt = Mdv$$

با صرفنظر از نیروی اصطکاک، تنها نیروی اعمال شده نیروی ناشی از فشار است. بنابراین رابطه فوق به صورت زیر ساده می‌شود.

$$\{pA - (p + dp)A\}dt = \frac{\gamma}{g} Aadt dv$$

و یا

$$dp = \frac{\gamma_{\text{adv}}}{g} dv$$

از طرفی

می‌باشد همچنین اگر تغییرات فشار در اثر ضربه قوچ را با P_h نشان دهیم، $dp = P_h - P_{h,0}$ داریم

$$P_h = \frac{\gamma}{g} v.a$$

که P_h فشار اضافی ناشی از ضربه قوچ (kg/m^2) و وزن مخصوص سیال جاری در لوله (kg/m^3)

v سرعت سیال (m/sec)

a سرعت موج فشاری (m/sec)

g شتاب ثقل (m/sec^2)

می‌باشد.

همانطور که در رابطه اخیر مشخص شده است تغییر فشار در اثر ضربه قوچ بستگی به طول لوله نداشته و فقط تابعی از دانسیته، سرعت موج و سرعت اولیه مایع می‌باشد. البته در حالت حقیقی که اصطکاک را در نظر می‌گیریم طول اولیه نیز مؤثر خواهد بود.

بررسی فوق مربوط به جریان مایع و اثرات ضربه قوچ در حالت ایده‌آل است. طبیعی است که در حالت حقیقی نتایج این بررسی تا حدودی متفاوت می‌باشد. در اینجا اثر اصطکاک، ناپایدار بودن جریان در داخل لوله و بسته شدن سریع ولی نه ناگهانی شیر بطور کیفی بررسی می‌شود. در اثر وجود اصطکاک بین لایه‌های جریان مایع و نیز بین مایع و دیواره لوله موج فشاری در حین حرکت از قدرتش کاسته شده و در نتیجه سبب تغییر کمتر فشار و سرعت سیال می‌گردد. نهایتاً پس از

۴) استفاده از والو:

با استفاده برخی از انواع والوها در شبکه می‌توان اثرات ضربه قوچ را در شبکه به حداقل رساند که ذیلاً به اختصار در

موردنیک توضیح داده می‌شود:

الف - شیر یک طرفه (check valve):

نصب شیر یک طرفه در روی خط لوله به تنها می‌تواند موجب کاهش فشارهای ضربه قوچ نمی‌گردد و بر عکس در بعضی شرایط نصب شیر در مکانهای نامناسب در خط زیانهایی را در بر خواهد داشت.

نصب شیر یک طرفه در خط لوله با نصب مخازن ضربه‌گیر، مخازن تخلیه و محفظه‌های هوای فشرده همراه خواهد بود.

یکی از ساده‌ترین طرق پیشگیری اثرات ناشی از ضربه قوچ نصب شیر یک طرفه بطور موازی با پمپ است. در شرایط عادی فشار پمپ باعث می‌گردد که شیر یک طرفه بسته بماند پس از توقف پمپ ارتفاع پمپاژ در لوله تخلیه پمپ کاهش خواهد یافت اگر این کاهش فشار به حدی باشد که از فشار قسمت مکش پمپ کمتر گردد شیر یک طرفه باز می‌گردد و سیال از قسمت مکش وارد لوله رانش گردیده و از کاهش فشار بیشتر جلوگیری به عمل خواهد آورد. این روش نمی‌تواند در کلیه حالات مورد استفاده قرار گیرد زیرا فشار تخلیه پس از قطع پمپ اغلب بیشتر از فشار مکش می‌باشد و عملاً موقعی می‌تواند مورد استفاده قرار گیرد که ارتفاع پمپاژ بطورقابل ملاحظه‌ای کمتر از ارتفاع نظیر فشار ضربه قوچ ($\frac{5}{7}$) باشد. (در این عبارت سرعت امواج ضربه قوچ، 7 m/s سرعت حرکت آب در لوله و پشتاب ثقل است).

۶- مراجع:

- ۱ - فیروز تربیت، «هیدرولیک ایستگاههای پمپاژ»، انتشارات وزارت نیرو، چاپ اول، ۱۳۶۵.
- ۲ - جلال آشفته، «هیدرولیک کاربردی جریانهای میرا (ضریب قوچ)»، جلد اول و دوم، چاپ اول، ۱۳۶۹.
- ۳ - م - ت. متزوی، «آبرسانی شهری»، انتشارات دانشگاه تهران، چاپ پنجم، ۱۳۶۷.
- ۴ - مجله آب، انتشارات وزارت نیرو، ۱۳۶۳.

Franzini, J.B. , Daugherty, R.L. - ۵

"Fluid mechanics with engineering applications"

1965, New York, Mc-Graw Hill Co., 6th. ed.

ب - شیر اطمینان (Safety valve):

شیر اطمینان عبارت از شیر فنری یا بارگذاری شده وزنی است که به محض افزایش فشار داخلی خط انتقال نسبت به فشار تنظیم شده روی شیر، باز خواهد شد و آب به صورت پساب به بیرون از شبکه یا به مخزن برداشت آب و یا به کانال فاضلاب هدایت می‌گردد.

ج - شیر آزاد کننده فشار اضافی:

عملکرد این شیر شبیه یک شیر اطمینان است به استثنای آن که شیر متناسب با فشار مایع در خط انتقال و درست در بالا دست شیر و در شرایطی که این فشار از حد معینی تجاوز نماید باز می‌شود و هنگامی که فشار در خط انتقال کاهش می‌یابد و در