

# TRANSMİSYONU KUMANDA EDEN HİDROLİK KONTROL VALFLERİNİN TASARIM ESASLARI VE KULLANIM ALANLARI

Yılmaz KAPLAN

## ÖZET

Transmisyona kumanda eden hidrolik kontrol valfleri farklı ihtiyaçlar için özel olarak tasarlanan ve içerisinde ihtiyaçla göre basınç düşürücü valflerin, selenoid valflerin, basınç artırmacı valflerin ve minimum basınç valflerinin bulunduğu valflerdir. Bu çalışmada transmisyonda yerindeki farklı fonksiyonların uzaktan kontrolü için kullanılan bu valflerden basınç düşürücü tip, basınç artırmacı tip ve minimum basınç valflı tip hidrolik kontrol valflerinin çalışma prensipleri ve kullanım alanları hakkında bilgi verilmiştir.

**Anahtar Kelimeler:** Hidrolik kontrol valfi, Basınç düşürücü valf, Basınç arttırma valfi, Minimum basınç valfi

## ABSTRACT

Hydraulic control valves controlling the transmission are valves that specifically designed for different purposes and include pressure reducing valves, selenoid valves, pressure increasing valves and minimum pressure valves in case of need. In this study the information is given about operating principles and uses of hydraulic control valve which control transmissions different functions remotely. These valves are a hydraulic control valve which has a pressure reducing valve, pressure increasing valve and minimum pressure valve.

**Key Words:** Hydraulic control valve, Pressure reducing valve, Pressure increasing valve, Minimum pressure valve.

## 1. GİRİŞ

Yeni nesil traktörlerde performansın yanı sıra konfor da ön plana çıkmaktadır. Önceleri mekanik olarak kontrol edilen bazı fonksiyonlar artık sadece bir düğme yardımıyla kolayca yapılmaktadır. Traktör üzerinde tüm bu işlemler hidrolik kontrol blokları sayesinde yapılmaktadır. Transmisyona kumanda eden hidrolik kontrol valfi de bu amaçla özel olarak tasarlanmış ve transmisyondan diferansiyeli kilitleme, iki çeker-dört çeker dönüşümü yapma, kuyruk miline hareket verme ve traktörün ileri geri hareket yönünü belirleme gibi birtakım fonksiyonlarını elektro hidrolik olarak kontrol eden bir hidrolik kontrol valfidir.

Bu fonksiyonları yerine getirmek için gerekli olan kuvvet tek etkili silindirler yardımı ile sağlanmaktadır. Kullanılan basınç değeri transmisyona tasarımına bağlı olarak değişmekle birlikte çoğunlukla 20 bar civarındadır ve bu tek etkili silindirlerde bu basınç aralığında çalışmak üzere tasarlanmıştır. Hidrolik kontrol valfi giriş basıncını veya debiyi kullanarak silindirlere gönderdiği yağın basıncını sabit bir

değerde ya da belli bir minimum değerin altına düşmeyecek şekilde ayarlamak zorundadır. Kontrol bloğunda oluşturduğu bu basıncı da istenildiğinde silindirlere göndermek için kartuş tipi 3 yolu iki konumlu selenoid valfler kullanılmaktadır. Basıncı istenilen değerler içinde tutmak için üç farklı yöntem vardır. Bunlardan birincisi basınç düşürücü valf kullanarak hidrolik hat üzerinde oluşan basıncı istenilen basıncı düşürerek kullanmak, ikincisi basınç sınırlayıcı valf kullanarak valfi hatta seri bağlayıp hat üzerinde istenilen basıncı oluşturmak, üçüncüsü ise minimum basınç valfi kullanarak basıncın belirlenen minimum değerin altına düşmesini engellemektir.

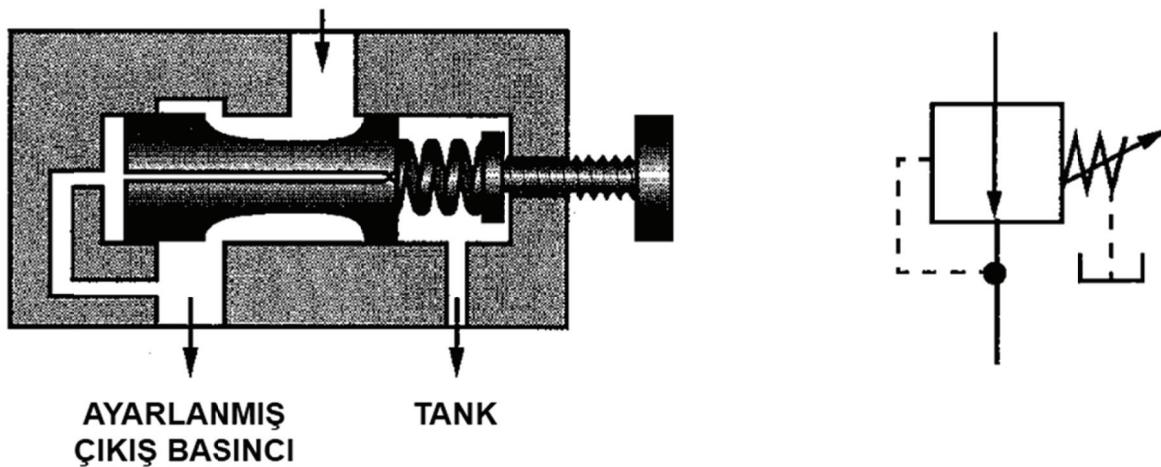
## **2. BASINÇ DÜŞÜRÜCÜLÜ TİP HİDROLİK KONTROL VALFİ**

Bu tip hidrolik kontrol valfleri debiden bağımsız olarak çalışırlar ve hidrolik sistem üzerinde var olan sistem basıncını kullanırlar. Sistem üzerindeki basınç değerinin en küçük olduğu durum olan minimum motor devrinde (rölanti) sistemdeki dirençlerden kaynaklı basınç kaybının istenen çıkış basıncımızdan büyük olması gerekmektedir. Sistem basıncı maksimum motor devrinde ve yük altında maksimum 200 bar civarında basınç değerlerini görebilmektedir. Bu kontrol valfi her farklı giriş basıncı değeri için çıkış basıncı değerini sabit değer aralığında tutmaktadır. Bu işlemi basınç dürücü valf sayesinde yapmaktadır.

#### **2.1. Basınc Düşürücü Valf Çalışma Prensibi**

Basınç düşürücü valfler Şekil-1'de görüldüğü üzere hidrolik devre içerisinde normalde açık olarak bulunurlar. Ayarlanabilir yay kuvveti sürgüyü arkadan iterek devreyi açık kalmaya zorlar. Ayarlanmış çıkış basıncı da sürgüye yayın tam ters istikametinde kapamaya yönelik bir kuvvet oluşturur. Ayarlanmış çıkış basıncının oluşturduğu kuvvet yayın kuvvetine eşit olana kadar girişten çıkışa doğru akış devam eder. Bu andan itibaren çıkış basıncının artması nedeniyle sürgü hareket etmeye başlar. Çıkış basıncı ayar basıncına ulaştığında sürgü üzerinden akış tamamen kesilir ancak sadece çıkış basıncı tarafından tanka küçük bir kısıcıdan akış sağlanır. Sızıntı mertebesindeki bu akış çıkış basıncının ayar basıncının üzerine çıkışmasına engel olmaktadır. Çıkış basıncı ayar basıncının altına düştüğünde ise sürgü hareket ederek çıkış basıncının tekrar ayar basıncına gelmesi sağlanmış olur. [1]

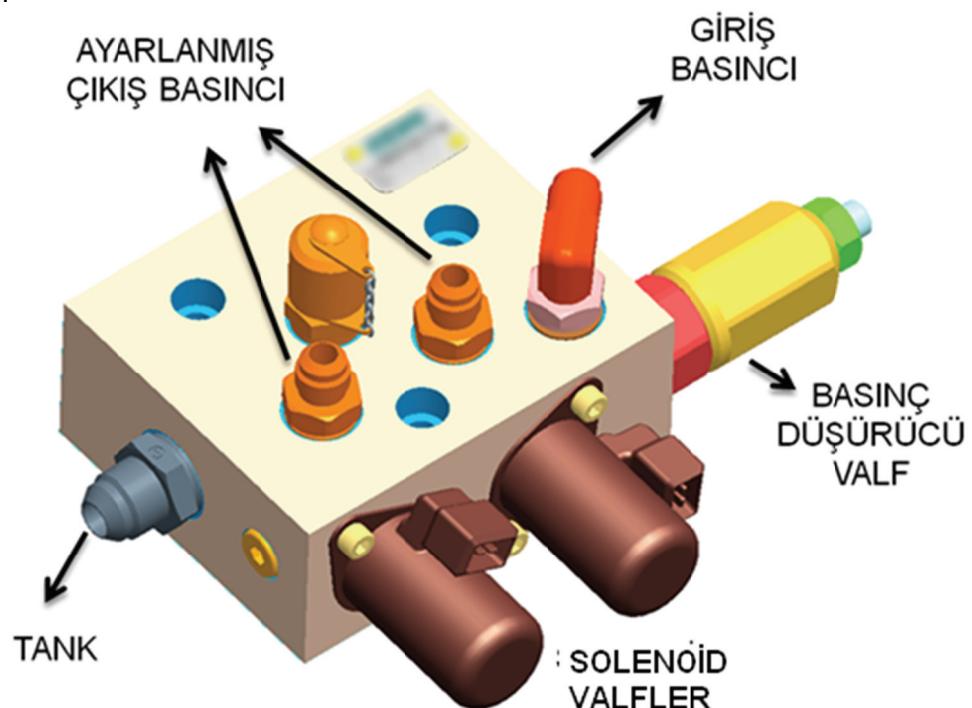
## GİRİŞ BASINCI



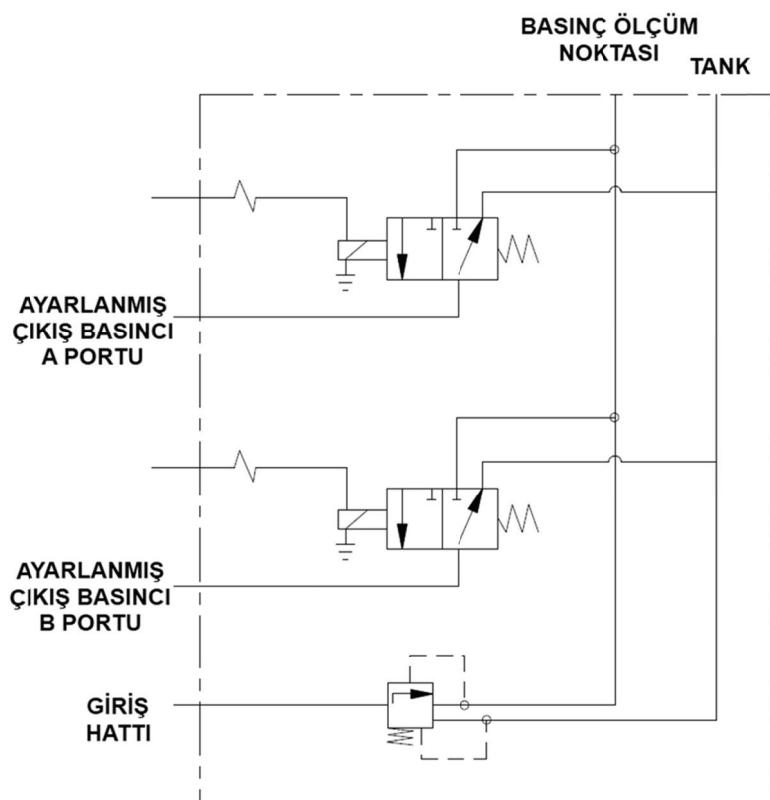
**Şekil 1.** Basınc Düşürücü Valf Modeli ve Hidrolik Sembolu [1]

Şekil-2 ve Şekil-3'te verilen örnek basınç düşürçülü tip kontrol valfinde basınç düşürücüden elde edilen ayarlanmış basınç elektrikle kumanda edilebilen 3 yolu iki konumlu selenoid valfler sayesinde istenilen silindire yönlendirilmektedir. Valf bloğu üzerine istenilen miktarda selenoid verlestirmek

suretiyle giriş bölümünde belirtilen fonksiyonların tamamını tek bir kontrol valfi ile yapmak mümkün olmaktadır.



Şekil 2. Basınç Düşürçülü Tip Hidrolik Kontrol Valfi



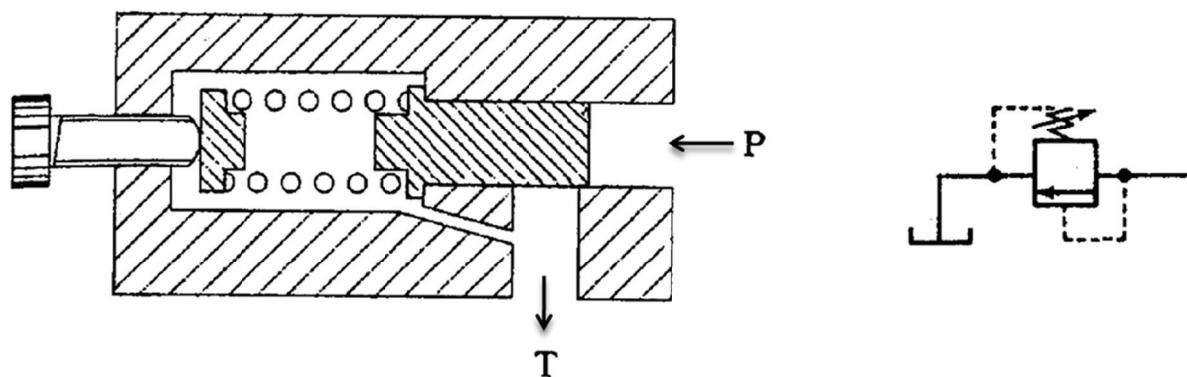
Şekil 3. Basınç Düşürçülü Tip Hidrolik Kontrol Valfi Devre Şeması

### 3. BASINÇ ARTTIRICI TİP HİDROLİK KONTROL VALFİ

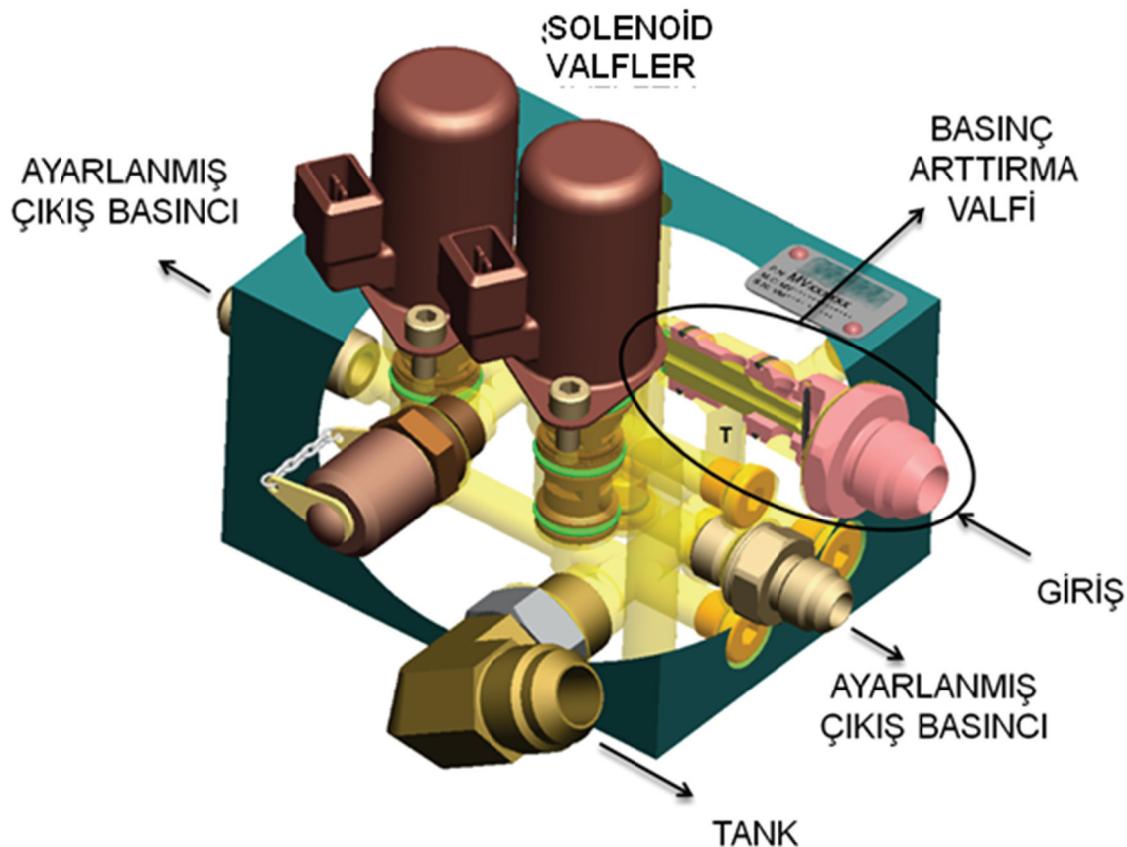
Bu tip hidrolik kontrol valfleri istenen çıkış basıncını elde etmek için sistem çıkışındaki tank hattı basıncını artırırlar. Basınç düşürçülü tip kontrol valfinden farklı olarak hidrolik sisteme tank hattına seri olarak bağlanırlar ve bu nedenle pomadan gelen tüm debi bu valf üzerinden geçer. Basınç artırmacı valf sayesinde kontrol valfi girişinde oluşturulan basınç diğer basınç düşürçülü tipte olduğu gibi selenoid valfler aracılığıyla işi yapacak olan silindirlere yönlendirilir.

#### 3.1. Basınç Arttırma Valfi Çalışma Prensibi

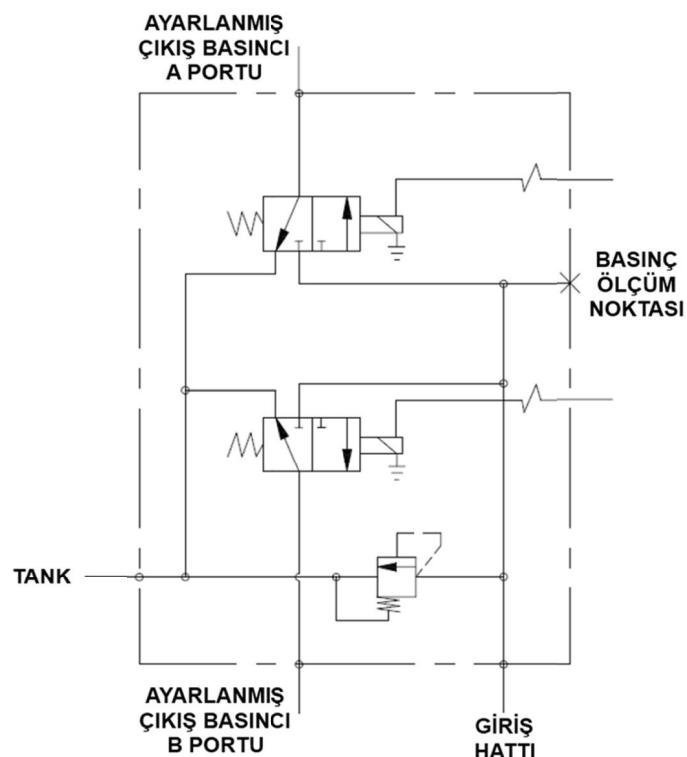
Basınç artırmacı valfi şematik olarak Şekil-4'te gösterilmiştir. Basınç artırmacı valfi direkt uyarı emniyet valfi gibi çalışır ancak direkt uyarı emniyet valfleri sisteme paralel olarak bağlanarak sistemi yüksek basınçlardan korumak için kullanılırken basınç artırmacı valfleri hidrolik sistemin tank hattına seri olarak bağlanarak aksine basınçsız olan tank hattını basınçlandırmak için kullanılır. Pompa çalışmaya başladığında üretilen debi basınç artırmacı valfine gelir ve valf sürgüsünün ön tarafında bir basınç oluşturur. Oluşan basınç sürgüyü hareket ettirerek tank hattının açılmasını sağlar ve yağ buradan tanka tahliye olur. Sürgünün giriş hattını tanka açması için gerekli olan basınç değeri istenen ayar basıncına eşittir ve bu basınç değeri sürgüyü iten yay kuvveti ile istenildiği gibi ayarlanabilir. Yay katsayısı mümkün olduğunda küçük seçilerek farklı motor devirlerinde debideki değişimden dolayı çıkış basıncının istenen değer aralığında kalması sağlanmaktadır. [3]



Şekil 4. Basınç Arttırma Valfi Modeli ve Hidrolik Sembolü [2]



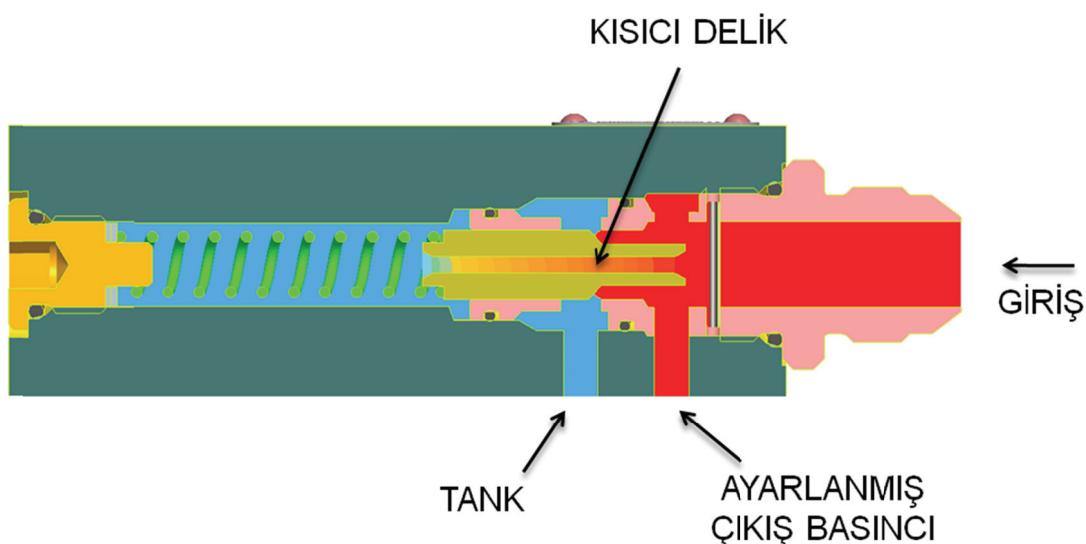
Şekil 5. Basınç Arttırıcı Tip Hidrolik Kontrol Valfi



Şekil 6. Basınç Arttırıcı Tip Hidrolik Kontrol Valfi Devre Şeması

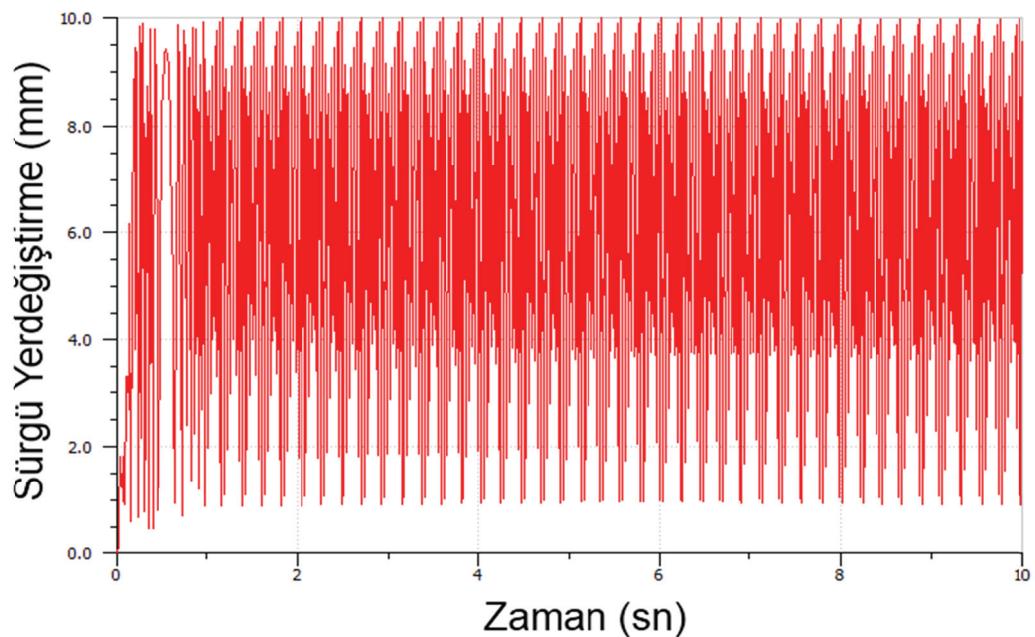
### 3.2. Basınç Arttırma Valfi Tasarım Detayı

Şekil-5'de örnek katı modeli ve Şekil-6'da da devre şeması görülen basınç arttırma valfin de çalışma prensibi yine yukarıda anlatıldığı gibidir ancak bu valfte Şekil-7'de verilen kesit görünüşte görüldüğü üzere Şekil-4'te verilen şematik gösterimden farklı olarak sürgü içerisinde boydan boyra taka açılan bir delik bulunmaktadır. Bu delik valf üzerinde kısıcı ve sönümleme elamanı olarak görev yapmaktadır. Deliğin çapı, sürgü hareket etmesse bile minimum motor devrinde pompanın üretmiş olduğu debi ile kontrol valfi üzerinde istenilen çıkış basıncını elde edebilecek şekilde seçilmiştir.

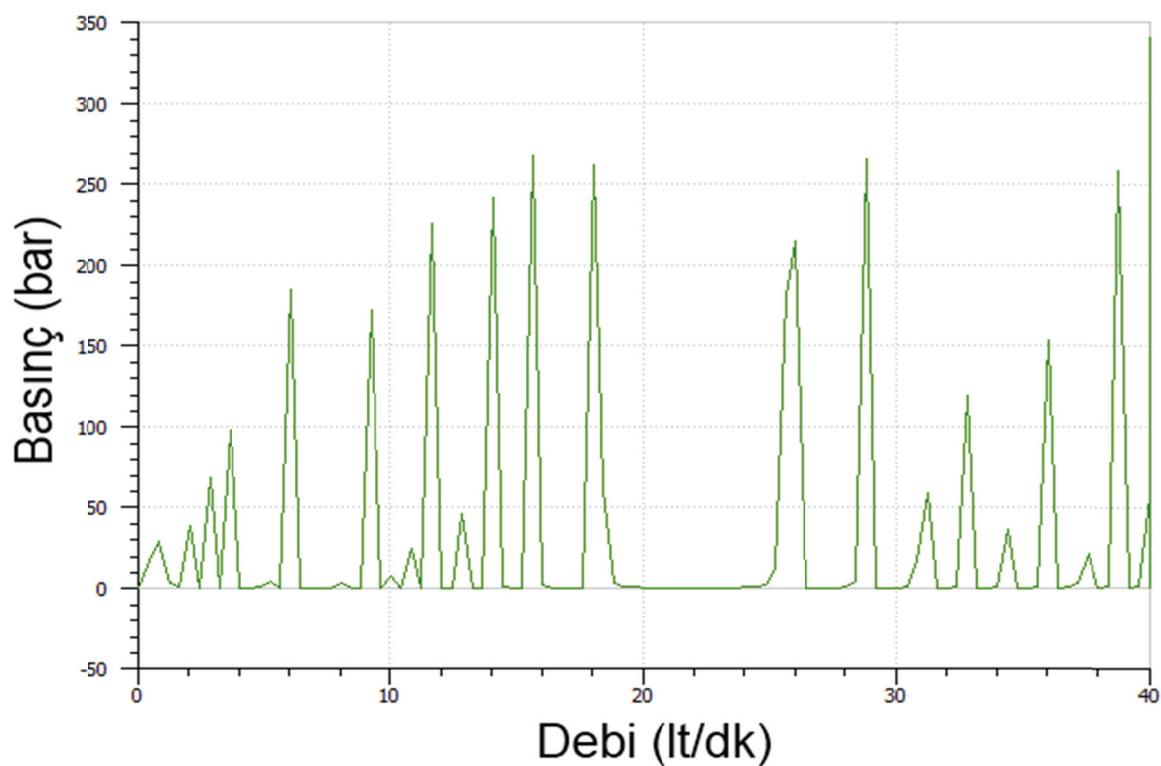


Şekil 7. Basınç Arttırma Valfi Kesit Görünüsü

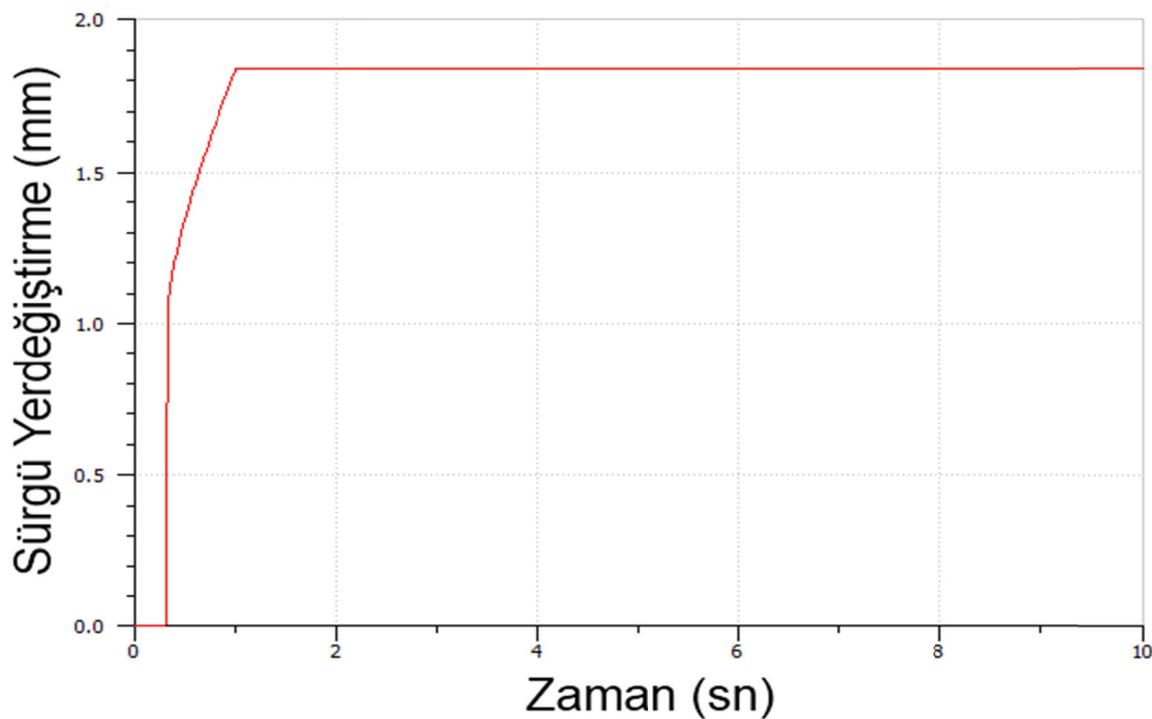
Bilgisayar ortamında hidrolik sistem simülasyon programı AMESİM ile yapılan simülasyonlarda da gördüğümüz üzere bu delik sayesinde sürgüde meydana gelebilecek olan titreme ve bundan kaynaklı ses problemlerinin önüne geçilmiştir. Şekil-8' de zamana bağlı sürgü hareketi grafiğinde delik olmadan sürgünün titreşim yaptığı görülmektedir. Şekil-9'da da aynı durum için sürgü titreşiminden dolayı debiye bağlı olarak sabit bir basınç grafiğinin sağlanamadığı görülmektedir. Sürgü merkezindeki delik simülasyon modeline eklendiğinde, Şekil-10'da pompa maksimum debiye ulaştığı andan itibaren sürgü hareketinin sabit olduğu, Şekil-11'de debi değişimine bağlı istenilen basınç grafiğinin sağlandığı görülmektedir.



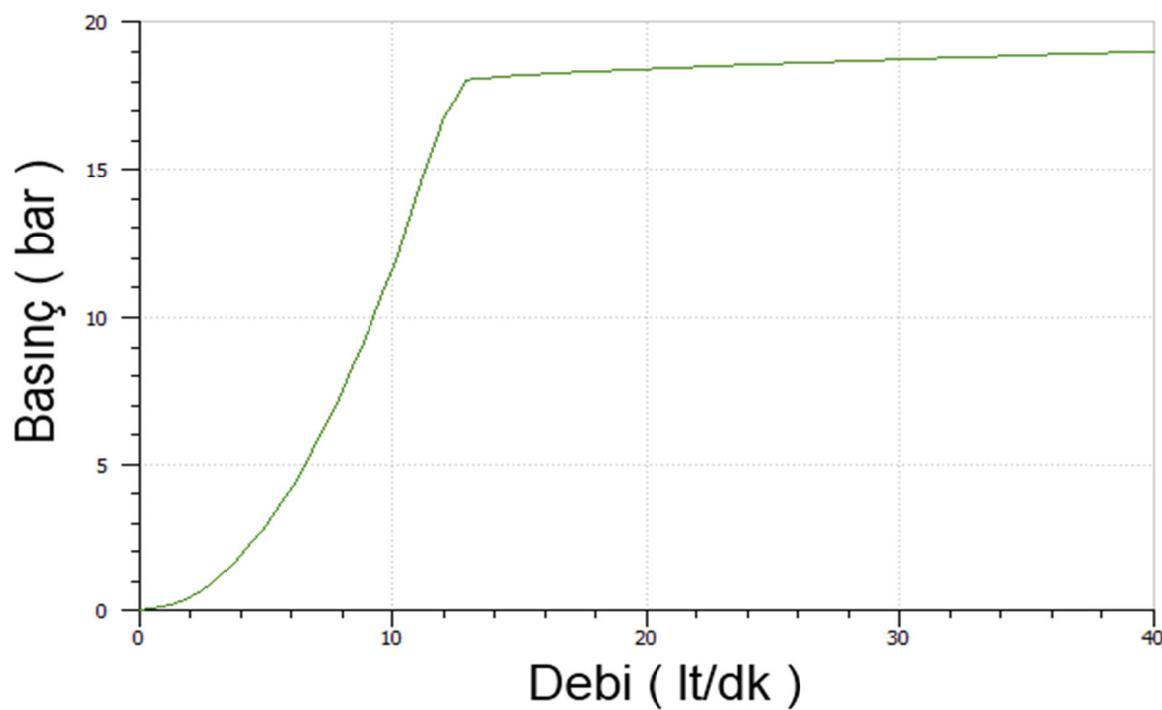
**Şekil 8.** Delik Olmadan Valf Sürgüsünün Zamana Bağlı Yer Değiştirme Grafiği



**Şekil 9.** Delik Olmadan Valf Girişindeki Debi / Basınç Grafiği



Şekil 10. Delik Olduğunda Sürgüsünün Zamana Bağlı Yer Değiştirme Grafiği



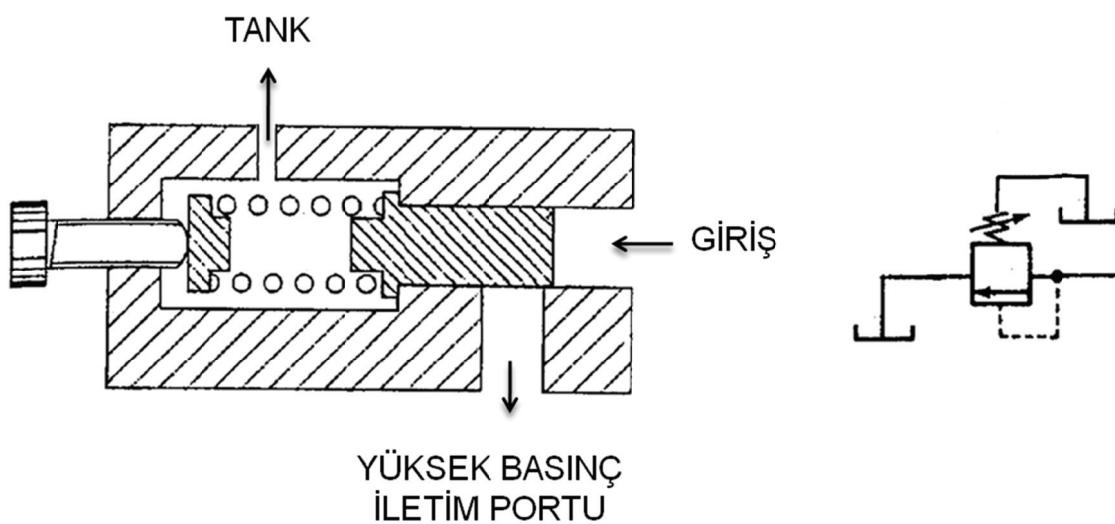
Şekil 11. Delik Olduğunda Valf Girişindeki Debi / Basınç Grafiği

#### 4. MİNİMUM BASINÇ VALFLİ TİP HİDROLİK KONTROL VALFİ

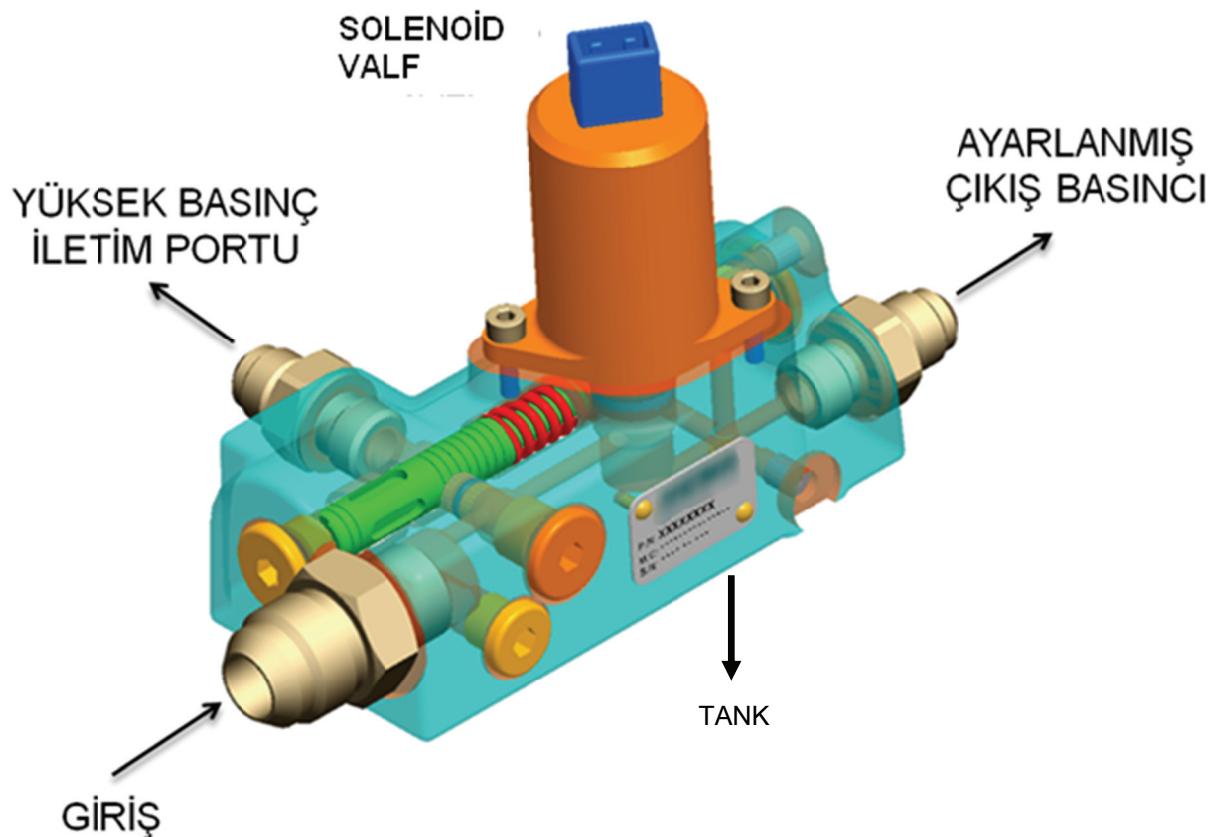
Transmisyon aksindeki bir diğer valfde minimum basınç valfleri hidrolik kontrol valflidir. Şekil-9'da örnek bir valf görülmektedir. Bu tip valfler de basınç artırmayı hedeflediği gibi, valf girişindeki basıncı artırmak ve bu basıncı selenoid valfler aracılığıyla basınç gereksinimi duyan silindirlere göndermek üzere tasarlanmıştır. Bu kontrol valfleri de basınç artırmayı hedeflediği gibi hatta seri olarak bağlanırlar ancak hidrolik sistemde herhangi bir yere bağlanabilirler. Kontrol valfi içerisinde bulunan minimum basınç valfi sayesinde valf girişindeki basıncın ayarlanan minimum değerden aşağı düşmesi engellenir.

##### 4.1. Minimum Basınç Valfi Çalışma Prensibi

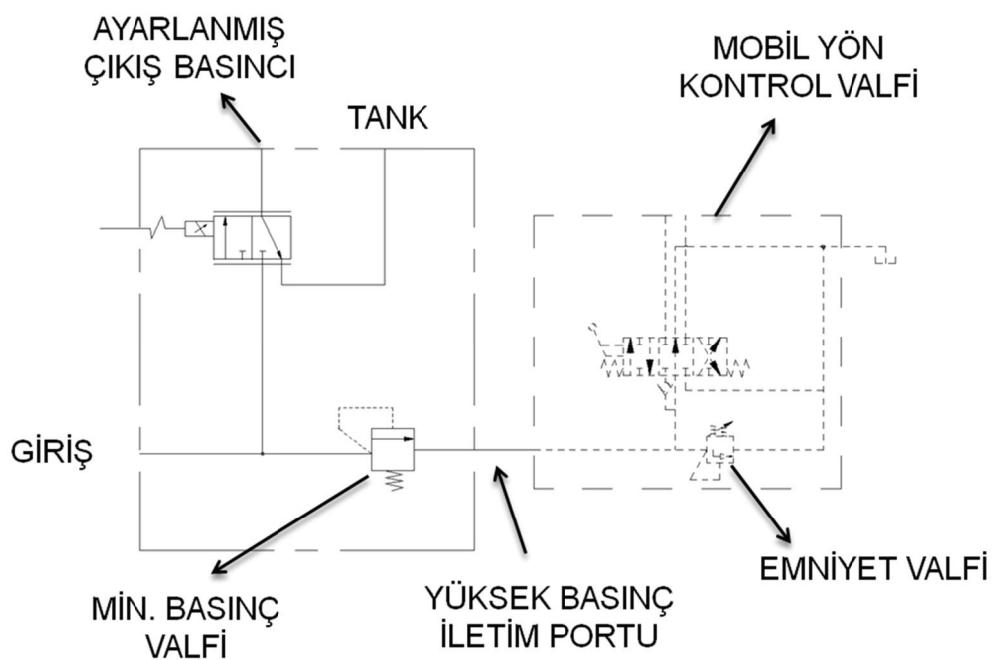
Minimum basınç valflerine ait şematik gösterim ve hidrolik devre şeması Şekil-8'de verilmiştir. Buradan görüleceği üzere valfe giren debi valf sonrasında tanka değil de yüksek basınç iletim portu diye isimlendirilen ve Şekil-10'da ki devre şemasında da görüldüğü gibi bir başka valfi besleyen porta yönlendirilir. Sürgü arkasında yayın bulunduğu alanda oluşan basıncı düşürmek için de bu bölge doğrudan tanka bağlanmaktadır. Minimum basınç valfi basınç artırma valfinde olduğu gibi valf öncesindeki basıncı ayarlanan basınç değerine getirmektedir. Ancak basınç artırma valfinden farklı olarak çıkış portu tanka değil de mobil valfe yağı gönderdiğiinden mobil valf üzerinde oluşan basınç doğrudan minimum basınç valfini de etkilememektedir. Ancak valfin tasarımlı gereği oluşan basınç sürgünün arkasına gönderilmemişten sürgüyü kapamaya değil daha çok sürgüyü açmaya yardımcı bir kuvvet oluşturmaktadır. Bu nedenle minimum basınç valfinin yüksek basınç iletim portunda basıncın sıfır olduğu durumda sürgüyü kapamaya çalışan yaydan dolayı girişte oluşturduğu basınç sistem basıncına ilave olmamaktadır. Örneğin minimum basınç valfini 20 bar'a ayarlıyoruz ve yüksek basınç iletim portundaki basınç değeri 0 ise pompa çıkışında okunan basınç değeri 20 bar olur. Mobil valf üzerindeki sistem emniyet valfi ayar basıncı da 200 bar ise mobil valf devreye girip sistem emniyet valfi basıncı maksimum değere ulaştığında pompa çıkışında okunan basınç değeri sistem emniyet valfi basıncına eşittir. Böyle bir durumda basınç artırma valfi kullanılmış olsaydı pompa çıkışında okunan değer sistem emniyet valfinde oluşan basınç değeri 200 bar + basınç artırma valfi ayar basıncı 20 bar toplamda 220 bar olacaktı. Böylece sistem fazladan 20 bar ile yüklenmiş ve yakıt sarfiyatı artmış olacaktır.



Şekil 8. Minimum Basınç Valfi Modeli ve Hidrolik Sembolü



Şekil 9. Minimum Basınç Valfli Tip Hidrolik Kontrol Valfi



Şekil 10. Minimum Basınç Valfli Tip Hidrolik Kontrol Valfi Devre Şeması

## SONUÇ

Transmisyon kumanda eden hidrolik kontrol valfi seçimi yapılrken ilk önce kullanılacak yere göre istenilen basınç değeri tespit edilmelidir. Ardından bu değerin sabit mi yoksa bir alt limit değer mi olduğu belirlenmelidir.

Kullanılacak olan basınç değerinin sabit olduğuna karar verilmesi halinde kontrol edilmesi gereken ilk şey kontrol valfinin bağlanacağı hidrolik sistem üzerinde traktör minimum motor devrinde çalışırken oluşan basınç kaybı miktarıdır. Eğer ölçülen basınç kaybı değeri istenilen basınç değerinden yüksek ise sistem üzerinde basınç düşürücü tip kontrol valfi kullanılabilir demektir. Eğer ölçülen basınç kaybı değeri istenilen basınç değerinden düşük ise o zaman bu değeri sağlamak için sistemi basınçlandırmak gerekmektedir. Bu durumda kullanılacak olan kontrol valfi basınç artırcılık tip kontrol valfidir. Birinci durum içinde basınç artırcı tip kontrol valfi kullanmak mümkündür ancak bu durum sistemi istenilen basınç değeri kadar fazladan yük altında çalıştmak anlamına gelmektedir. Bu da fazla yakıt tüketimi demektir.

Kullanılacak olan basınç değerinin alt limit değer olması halinde yani kumanda edilecek olan sistemin çalışma basıncının minimum ( $X$ ) değeri ile maksimum sistem emniyet valfi açma basıncı aralığında olması durumunda minimum basınç valfli tip kontrol valfi kullanılır.

## KAYNAKLAR

- [1] FITCH, E.C., HONG, I.T., "Hydraulic Component Design and Selection", BarDyne, Inc. 2004
- [2] PINCHES Michael J., ASHBY, John G., Güç Hidroliği, MEB, 1994
- [3] ROHNER Peter, Endüstriyel Hidrolik, MEB, 1994

## ÖZGEÇMİŞ

### Yılmaz KAPLAN

1981 yılında Eskişehir' de doğdu. İlk ve orta öğrenimini yine Eskişehir 'de tamamladı. 2003 yılında Sakarya Üniversitesi Makine Mühendisliği bölümünden mezun oldu. 2004 yılında kısa dönem askerlik görevini yapıp yine aynı yıl bir otomotiv yan sanayi firmasında ürün geliştirme mühendisi olarak işe başladı ve 2,5 yıl çalıştı. Ardından 2007 de Hema Endüstri A.Ş' de Ar-Ge Mühendisi olarak işe başladı. 4 yıldır da bu firmada hidrolik valfler üzerine Ar-Ge Mühendisi olarak çalışmaktadır.