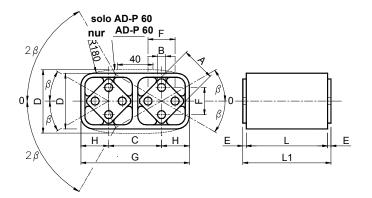
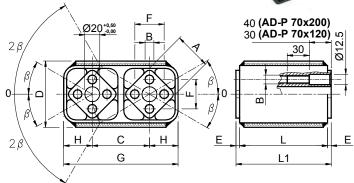




# Schwingelement VIB Typ: AD-P (mit Funktion der Schubstangenköpfe Elastic Components VIB Type: AD-P (as Drive Head)



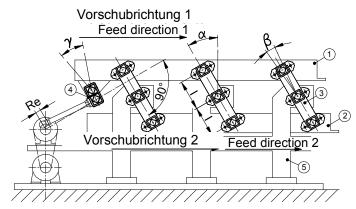


GRÖßE 40- 50 und 60 / SIZE 40 - 50 and 60

**GRÖßE 70 / SIZE 70** 

<i>Type</i> Typ	Code-Nr. Cod. N°	Ed	Α	В	С	D	E	F	G	н	L	L1 +0,0 -0,3	Peso Weight in kg
AD-P 40 x 60	RE020326	154	27	8 +0,5	44	45 ±0,15	2,5	20 ±0,4	89 +0,2	22,5	60	65	0,54
<b>AD-P 50</b> x 80	RE020331	202	38	10 +0,5	60	68 ±0,2	2,5	25 ±0,4	120 +0,3	30	80	90	1,25
AD-P 60 x 80	RE020335	212	45	12 +0,5	73	82 ±0,2	5	35 ±0,5	145 +0,4	36	80	90	2,00
<b>AD-P 60 x 100</b>	RE020336	250	45	12 +0,5	73	82 ±0,2	5	35 ±0,5	145 +0,4	36	100	110	2,21
AD-P 70 x 120	RE020340	384	50	M12	78	90 ±0,2	5	40 ±0,5	156 +0,4	39	120	130	5,95
<b>AD-P 70 x 200</b>	RE020341	576	50	M12	78	90 ±0,2	5	40 ±0,5	156 +0,4	39	200	210	9,82

Dynamic spring value in Nm/° at per ≮±5°, in frequency range 300-600 min<sup>-1</sup>



der externe Körper

Legende / Key:

- 1: Obere Förderrinne Superior sliding chute (trough)
- 2: Untere Gegenmasse / Inferior counter mass
- 3: Aufhängung Typ VIB Typ TD-S / TD-S Suspension
- 4: Schwingkomponente Typ VIB Typ AD-P AD-P Oscillating component
- 5: Fundament / Base plate
- a: Montagewinkel von 20° bis 30° Rocker angle from 20° to 30°
- β: Arbeitswinkel / Working angle
- I: Achsenabstand / Distance between centers

#### MATERIALIEN

Von Größe 40 bis Größe 60 der externe Körper und die interne Pults sind aus Aluminiumprofil. In der Größe 70, der externe Körper ist aus Stahl und die interne Pults aus Aluminiumprofil.

# **BEHANDLUNG**

Der externe Körper ist ofenlackiert, die interne Pults sind mit einem RAL Lack überzogen.

#### **VERWENDUNG**

Das Schwingelement **AD-P** mit Funktion des elastischen, schwingenden Schubstangenkopfs, wird in der Regel als elastisches Scharnier zur Übertragung der Bewegung an die Schwingrinne genutzt.

Das Schwingelement **AD-P** mit Funktion des Schubstangenkopfs, kann nur in Schwingförderern im Zustand der Resonanz eingesetzt werden.

Der maximale Gesamtschwingwinkel der Schubkurbel muss  $\gamma$ <10° mit Variation  $\leq$ ±5° der Position 0 sein.

# **MATERIALS**

From size 40 to 60 external boy and inner square are made out of light alloy profile. For size 70 the external body is made of steel while the inner squares are made of alloy profiles.

#### TREATMENTS

The external body is oven-painted while the inner tube is covered with a RAL varnish.

## **DUTY**

AD-P Oscillating component as drive head can be used only in oscillating conveyor as elastic hinge to transfer the movement in oscillating trough.

AD-P Oscillating component as drive head can be used only in shaker conveyors with resonance condition.

The maximum angle of the total oscillating angle must not exceed  $\gamma$ <10° from 0 < ±5°



# **SCHWINGELEMENTE**







BERECHNUNGSBEISPIEL: Wahl eines Schubstangenkopfs AD-P

CULATION EXAMPLE: Drive head AD-P selection

# Initial Daten / Given data:

Drehgeschwindigkeit: 385 min<sup>-1</sup> Rotation velocity:

Gewicht der Rinne: Chute weight:

1734 N

Radius der Schubkurbel 18 mm Crank radius:

Gewicht des zu transportierenden

G<sub>m</sub>: Materials:

300 N

Weight material:

# Unbekannte / Unknow data:

Wahl der Größe / Size selection

# Berechnungsschema / Calculation steps:

**J:** Index der schwingenden Maschine Oscillating machine factor 
$$= \frac{\left(\frac{2 \cdot \pi \cdot n}{60}\right)^2 \cdot Re}{9810} = \frac{\left(\frac{\pi \cdot 385}{30}\right)^2 \cdot 18}{9810} = 3,0$$

Das Gesamtgewicht G wird durch die Summe des Gewichts der Rinne ( $\mathbf{G}_{g}$ ), addiert mit 22% des Gewichts des zu transportierenden Materials (G<sub>m</sub>).

The total weight G is given by the sum of weight of the chute ( $G_a$ ) plus 22% of the weight of the material to be conveyed ( $G_m$ )

**G:** Gesamtgewicht 
$$= G_g + \frac{G_m \cdot 22}{100} = 1734 + \frac{1000 \cdot 22}{100} = 1800 \text{ N}$$

$$\textbf{E_t:} \quad \begin{array}{ll} \text{Gesamt-Elastizit\"{a}t} \\ \text{Total spring value} \end{array} \quad = \frac{G}{9810} \cdot \left(\frac{2 \cdot \pi \cdot n}{60}\right)^2 = \frac{1800}{9810} \cdot \left(\frac{\pi \cdot 385}{30}\right)^2 = 298 \text{ N/mm} \end{array}$$

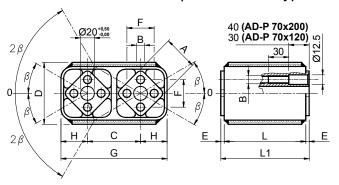
Konklusion: Verwendet werden muss ein Element AD-P 70x120

Conclusion: It must be used one piece AD-P 70x120





# Schwingelement VIB Typ: AD-P (mit Funktion des elastischen Lagers) Elastic Components VIB Type: AD-P (Elastic spring accumulator)





Тур <i>Тур</i> е	Code-Nr. Code no.	Ed	A	В	С	D	E	F	G	Н	L	<b>L1</b> +0,0 -0,3	Gewicht Weight in kg
AD-P 60 x 80	RE020335	212	45	12 +0,5	73	82 ±0,2	5	35 ±0,5	145 +0,4	36	80	90	2,00
AD-P 60 x 100	RE020336	250	45	12 +0,5	73	82 ±0,2	5	35 ±0,5	145 +0,4	36	100	110	2,21
AD-P 70 x 120	RE020340	384	50	M12	78	90 ±0,2	5	40 ±0,5	156 +0,4	39	120	130	5,95
<b>AD-P 70 x 200</b>	RE020341	576	50	M12	78	90 ±0,2	5	40 ±0,5	156 +0,4	39	200	210	9,82

#### **MATERIALIEN / MATERIALS**

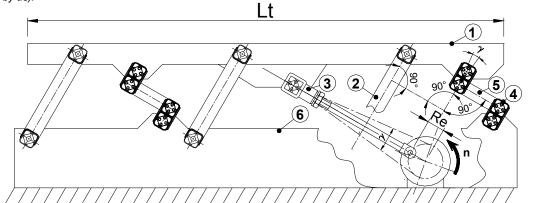
In der Größe 60 bestehen der externe Körper und die internen Pulte aus Aluminiumprofil. In der Größe 70 hingegen ist der externe Körper aus Stahl gearbeitet, die internen Pulte sind aus Aluminiumprofil / Size 60 external body and inner square are made out of light alloy profile. Size 70: external body is made of steel while inner square is made out of light alloy profile.

#### BEHANDI UNG

Der externe Körper ist ofenlackiert und die internen Pulte sind mit einem RAL Lack überzogen / The external body is oven-painted while the inner square is covered with a RAL varnish.

#### **VERWENDUNG / DUTY**

Das elastische Lager besteht aus zwei Schwingelemente AD-P, die mittels eines Anschlussgeräts miteinander verbunden sind (Letzteres wird nicht von uns zur Verfügung gestellt) / The elastic spring accumulator consists of two elastic components AD-P with a connection link (this is not supplied by us)



1: Förderrinne	Sliding chut
(Troughs)	_

- 2: Elastische Aufhängung Elastic suspension
- 3: VIB Typ TB / VIB Type TB 4: VIB Typ AD-P mit Lager-
- Funktion (St2)

  VIB type AD-P as elastic accumulator (2 pieces)
- 5: Anschlussgerät Connecting link
- 6: Fundament / Base plate
- R<sub>e</sub>: Radius der Schubkurbel Crank radius

Elastisches Lager, gebildet aus zwei Elementen: Elastic accumulator composed of two elements:	E <sub>d</sub> /2 [N/mm]	Gesamtschwingwinkel γ [°] Total oscillating angle γ [°]	R <sub>e</sub> [mm]	<b>n</b> [min <sup>-1</sup> ]
2•AD-P 60x80	106	10° (±5°) 8° (±4°) 6° (±3°)	12,5 10,0 7,5	500 750 1230
2•AD-P 60x100	125	10° (±5°) 8° (±4°) 6° (±3°)	12,5 10,0 7,5	460 690 1150
2•AD-P 70x120	192	10° (±5°) 8° (±4°) 6° (±3°)	27,2 21,8 16,4	400 575 920
2•AD-P 70x200	288	10° (±5°) 8° (±4°) 6° (±3°)	27,2 21,8 16,4	365 520 825

Die elastischen Lager können <u>ausschließlich in einem</u>
<u>Zustand, der dem der Resonanz enstpricht,</u> zum Einsatz gebracht werden und dienen zur Reduktion der aufzuwendenden Aktivierungskraft und der Last, die auf die Strukturen einwirkt.

Die elastischen Lager werden somit eingesetzt, um die Anzahl der Aufhängungen zu reduzieren, die im Zustand der Resonanz von Nutzen sind.

Das elastische Lager macht es möglich, die elastische Dynamik jedes einzelnen VIB Typ AD-P um die Hälfte zu reduzieren. Bedingt durch seine Montage "in Serie", bestimmt das elastische Lager, verglichen mit einem einzelnen Element, einen um die Hälfte reduzierten Wert der dynamischen Elastizität (E<sub>d</sub>/2).

The <u>only condition</u> in which elastic accumulators can be used is <u>a near-resonance state</u> in order to reduce the actuator power and damp structural stresses.

Elastic accumulators are used to reduce the number of elastic suspensions requested under resonance conditions.

The elastic accumulators allow to reduce the dynamic elasticity of each VIB AD-P type in half. Given its standard assembly, the elastic damper defines the value of half dynamic elasticity ( $E_d$ /2) versus each element.



## **SCHWINGELEMENTE OSCILLATING MOUNTINGS**





BERECHNUNGSBEISPIEL: Wahl eines elastischen Lagers AD-P

CALCULATION EXAMPLE: AD-P Elastic accumulator selection

# Initial Daten / Given data:

Länge der Förderanlage: 8 m Conveyor lenght::

Gewicht der Rinne: Chute weight::

3000 N

Gewicht des zu transportierenden

Anzahl an Aufhängungen:

Number of mountings:

6 (3 per lato / per side)

**G**<sub>m</sub>: Materials:

Crank radius:

500 N

Drehgeschwindigkeit:

345 min<sup>-1</sup> Rotation velocity:

Material weight: Radius der Schubkurbel:

7,5 mm

# Unbekannte / Unknow data:

Belastung pro Aufhängung Load on per suspensions

Gesamte dynamische Elastizität, gegeben durch alle

E<sub>tot</sub>: dynamischen Komponenten

Dynamic spring value given by all the elastic components Gesamte dynamische Elastizität, gegeben durch die

E<sub>d2</sub>: elastischen Lager

Dynamic spring value given by the elastic accumulators

Gesamte dynamische Elastizität, gegeben durch die Aufhängungen E<sub>d1</sub>: Elastic spring value given by the suspensions

Stock an dynamischer Elastizität Dynamic spring reserve value

# Berechnungsschema / Calculation steps:

Index der schwingenden

Maschine J: Oscillating machine factor

$$= \frac{\left(\frac{2 \cdot \pi \cdot n}{60}\right)^2 \cdot Re}{9810} = \frac{\left(\frac{\pi \cdot 345}{30}\right)^2 \cdot 7,5}{9810} = 1,0$$

Das Gesamtgewicht G wird durch die Summe des Gewichts der Rinne (G<sub>q</sub>), addiert mit 22% des Gewichts des zu transportierenden Materials (G<sub>m</sub>).

The total weight G is given by the sum of weight of the chute ( $G_a$ ) plus 22% of the weight of the material to be conveyed ( $G_m$ )

**G:** Gesamtgewicht 
$$= G_g + \frac{G_m \cdot 22}{100} = 3000 + \frac{500 \cdot 22}{100} = 3110 \text{ N}$$

$$\textbf{E}_{t} : \begin{array}{ll} \text{Gesamt-Elastizit\"{a}t} \\ \text{Total spring value} \end{array} = \frac{G}{9810} \cdot \left(\frac{2 \cdot \pi \cdot n}{60}\right)^{2} = \frac{3110}{9810} \cdot \left(\frac{\pi \cdot 345}{30}\right)^{2} = 413,4 \text{ N/mm} \end{array}$$

Die Wahl des Elements erreicht man durch die Division des Gesamtgewichts G

uurch die Anzani der Aufhangungen X, also: The element selection is obtained by dividing the total weight G by the =  $\frac{G}{X} = \frac{3110}{6} = 518,3 \text{ N}$ suspensions number, so:

→ Es müssen 6 Aufhängungen TP-F 50 zum Einsatz gebracht werden, welche eine gesamte dynamische Elastizität von  $\mathbf{E}_{d1}$  = 18,3·6 = 109,8 N/mm zur Verfügung stellen.

→ It must be used 6 pcs **TP-F 50** mountings that give a total dynamic spring value  $E_{d1}$  = 18,3·6 = 109,8 N/mm

Vorgesehen ist der Einsatz von n°3 elastischen Lagern, jedes von ihnen gebildet aus 2

elastischen Komponenten AD-P 60x80, die folgenden Gesamtwert dynamischer Ed2: Elastizität darstellen: = 106·3 = 318 N/mm

We can use 3 pieces of spring elastic accumulator, each consisting of 2 elastic components AD-P 60x80 that give a total dynamic spring value:

$$E_{tot} = E_{d1} + E_{d2} = 109.8 + 318 = 427.8 \text{ N/mm}$$

$$S = E_{tot} - E_t = 427.8 - 413.4 = 14.4 \text{ N/mm } (3.5 \%)$$

Dem Schwingsystem verbleiben 3,5 % an Elastizität, die als Reserve für mögliche Überbelastungen bewahrt werden. The oscillating system has still 3,5 % of elastic spring value that can be used as reserve for a possible overloading.